

Книга должна быть  
возвращена не позже  
указанного здесь срока

Количество предыдущих

выдач \_\_\_\_\_ Т-92

Сойдунбаев

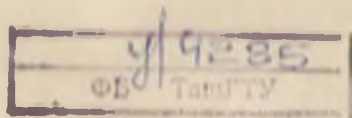
Кагарий механик

11.90ч.

Т-4. Зак. № 2005

# НАЗАРИЙ МЕХАНИКА

Ўзбекистон Халқ таълими  
вазирлиги техника олий ўқу  
юртларининг машинасозликдан  
бошқа ихтисос оладиган стру-  
дентлари учун ўқу қўлланма  
сифатида тасвир этган.



Ушбу қўлланма мияниҳасозликдан бошқа ихтисос оладиган студентларга мўлжалланган чизмаларни программага мувофиқ ёзилган. Қўлланмада ўқув материални назарий жиҳатдан баён этилгандан сўнг унга тегишли масалалар кўрсатилган, ҳар бобнинг охирида машқ қилиш учун бир неча масала берилган.

Қўлланмадаги фанни мустақил ўрганувчилар ёки билимларини чуқурлаштириш бўлган кишилар ҳам фойдаланишлари мумкин.

Рецензентлар — *Ўзбекистон ФА академиги* **Х. А. Раҳматуллин**  
*проф. А. Г. Азизов*

## СЎЗ БОШИ

Ушбу қўлланма назарий механиканинг бошланғич бўлими ҳисобланган статикага бағишланган. Китобни ёзишда муаллифлар Абу Райҳон Беруний номидagi Тошкент политехника институтини студентларига аниқ биллар мобийида назарий механика курсидан ўқиган лекциялари асос қилиб олинган. Қўлланмада статиканинг асосий, муҳим масалалари бобларга ажратиб берилган. Студентлар ўқиган материални пухта ўзлаштиришилари учун ҳар қайси бобнинг охирида айрим теоремаларга ана масалалар берилган. Статикани пухта ўрганишнинг «Материаллар қаршилиги», «Машина ва механизмлар таърифи» курсларини ўзлаштиришда жуда муҳим аҳамияти бор. Муаллифлар қўлланмани ёзишда ана шуларни ҳам эътиборга олиб, студентларнинг фазовий тасаввурларини ривожлантирадиган масалаларини ечилиш йўллари кўрсатиб бердилар. Қўлланма олий мактаб проблемаларини ҳал этиш йўлида олға қўйилган бир қадам бўлади деган умиддамиз.

Қўлланмани Ўзбекистон Фанлар академиясининг ҳақиқий аъзоси профессор Х. Раҳматуллин, физика-математика фанлари доктори профессор А. Азизов, профессор М. Юнусов ва институт назарий механика кафедрасининг катта ўқитувчиси Р. Донилова ўқиб чиқиб, ўзларининг фойдали фикр ва мулоҳазаларини бердилар. Бу ўртоқларга муаллифлар самимий миннатдорчилик билдиришлар.

*Муаллифлар*

X 1603020000—72 192—90  
353(04)—90

© «Ўқитувчи» нашриёти, 1992.

ISBN 5—645—00741—7



## МУҚАДДИМА

Механикада ҳаракат деганда механик ҳаракат тушунилади. Механик ҳаракат эса материя ҳаракатининг энг оддий тури бўлиб, моддий жисмларнинг фазодаги вазиятларининг ўтиши билан бир-бирига нисбатан ўзгаришини билдиради. Назарий механика фани мана шу механик ҳаракатни ва бу ҳаракатнинг хусусий ҳоли бўлмиш мувозанат вазиятини ўрганган. Механик ҳаракат табиатда ҳам, техникада ҳам кўп содир бўлади, шунинг учун назарий механика фани табиётда ҳозирги замон техникасида катта аҳамият касб этади. Назарий механикадан олинадиган маълумотлар замонавий техниканинг илмий асоси ҳисобланади. Ҳозирги вақтда назарий механикани яхши билмай туриб маълумотли инженер бўлиш қийин.

Таҳлил қилинадиган масалаларнинг турига қараб назарий механика уч қисмга бўлинади: статика, кинематика ва динамика. Статика бўлимида қаттиқ жисмга қўйилган кучлар таъсирини унга эквивалент бўлган системага алмаштириш усули лари ва кучларнинг мувозанат шартлари ўрганилади. Кинематикада жисмларнинг ҳаракати фақат геометрик томонда ўрганилади. Ниҳоят, динамикада моддий жисмларнинг ҳаракати уларга таъсир этаётган кучлар билан биргаликда ўрганилади. Назарий механиканинг умумий курсида моддий нукта ва қаттиқ жисм механикаси ҳамда моддий нуқталар системаси ҳаракатининг умумий қонунилари ўрганилади.

Назарий механика кузатиш, кундалик тажриба ва инсоннинг ишлаб чиқариш фаолиятига асосланади. Механикада тадқиқот олиб боришни энгиллаштириш мақсадида кўпинча реал жисмларнинг унча муҳим аҳамиятга эга бўлмаган баъзи хоссаларидан воз кечиб, соддалаштирилган схемалар (соддалаштирилган моделлар) яратилади. Масалан, назарий механикада абстракция методи катта роль ўйнайди, абсолют қаттиқ жисм, моддий нуқта ва инерциал санок системаси каби тушунчалар шулар жумласидандир. Тадқиқотнинг оддийдан мураккабга ўтишдек бу йўли назарий механикада кўп қўлланилади. Чунинчи, абсолют қаттиқ жисмнинг мувозанат қонунилари ўрганиб олингандан сўнг деформацияланадиган жисмларнинг мувозанати масаласига ўтилади.

Энди механика тараққиётининг қисқача тарихини баён қилиб ўтамиз.

Механика фани жуда қадим замонларда пайдо бўлган. У даврда катта-катта иншоотлар, масалан, Миср эҳромларини қуришда усталар механика қонунарига асосланиб, оғир юкларни кўтариш ва кўчиришда энг оддий механик мосламалар бўлмиш ричаг, блок ва қия текисликдан фойдаланганлар. Деҳқончилик, қурилиш ишлари, савдонинг юксалиши механиканинг ривожланишига туртки берди. Дастлаб механиканинг асосан статика қисми ривож топди. Статикани аниқ фан сифатида асослаган олим Архимед (эрамиздан олдинги 287—212 йиллар) деб ҳисоблаш лозим. Архимед ўзининг механикага оид асарларида қадимги дунё олимларининг статика соҳасидаги билимларига яқун ясаб, статикага илмий асос солди. Архимед ричагининг мувозанати тўғрисидаги масалани тўғрилик ечиб, оғирлик маркази ҳақида таълимот яратди.

Урта асрларда араб мамлакатларида ва Урта Осиёда яшавий, Ибн Қурра ва Улуғбек каби машҳур олимлар асосан математика, астрономия ва қисман механика соҳасида тадқиқотлар олиб борганлар.

XV асрнинг иккинчи ярмидан бошлаб Юксалиш даврида савдо, ҳунармандчилик, деңгизда сузиш ривожланиши билан бир қаторда механика ҳам тез суръатлар билан тараққий эта бошлади. Бу даврда яшаган олимлардан Леонардо да Винчи механика масалаларини ечишда математикани татбиқ қилиш-механика бўйлаб қиладиган ҳаракатини ва сирпаниб ишқаланиши-тадқиқ этган. Кучнинг моменти тушунчасини биринчи бў-Леонардо да Винчи фанга киритди.

Улуғ итальян олими Галилейнинг (1564—1642) ишлари механика тарихида янги давр очди. Динамиканинг моддий жисмлар ҳаракати ҳақидаги бўлмишнинг асосчиси Галилейнинг тезлиги ва тезланиш тушунчасини биринчи бў-Галилей айтган. Динамиканинг асосий қонуниларидан би-ри ҳисобланган инерция қонунини Галилей кашф этган.

Машҳур Голланд олими Христнаф Гюйгенс (1629—1695) Галилейнинг динамика соҳасидаги тадқиқотларини давом эттириб, физик маятник назариясини яратди. Ундан ташқари, Гюйгенс олдин Галилей киритган тез-аниш тушунчасини нуқ-танинг эгри чиқиқан ҳаракати учун умумлаштирди. Гюйгенс қаттиқ жисмлар зарбининг назариясини а онд бир қатор илмий ишлар ҳам қилган.

Динамиканинг асосий қонуниларини ўрганиш соҳасида Галилей бошлаб берган илмий ишни ул-Галилей олими Исаак Ньютон (1643—1727) ниҳоясига етказди. Ньютон динамикани ривожлантираётган бир даврда франицуз олими Вариньон (1654—1722) статика соҳасида тадқиқотлар олиб бориб, тенг



таъсир этувчининг momenti тўғрисидаги теоремани исбот қилади.

XVII асрни механика тарихида динамика асослари яратилган давр деб ҳисоблаш мумкин.

XVIII асрда механиканинг умумий принциплари ишлаб чиқилиб, қаттиқ жисм механикаси, гидромеханика ва осмон механикаси соҳасида муҳим тадқиқотлар ўтказилди. Бу даврда механика чексиз кичик миқдорларни анализ қилишнинг И. Ньютон ва Лейбниц асос солган қудратли методлари ёрдамида аналитик методлар яратиш йўлидан боради. И. Бернулли, Л. Эйлер, Д. Бернулли, Даламбер ва Лагранжлар XVIII асрда яшаган энг йирик механик олимлардир. XIX асрга келиб аналитик механика яна камол топади; илмий ишлар асосан икки йўналишда олиб борилган: 1) механиканинг вариацион принциплари деб аталадиган принципларни барпо этиш ҳамда; 2) механик система ҳаракатининг дифференциал тенгламаларини интеграллашнинг такомиллаштириш ва янги методлар яратиш.

Механика тарихида XX аср А. Эйнштейннинг релятивистик механика кашф этиши билан алоҳида ўрин эгаллайди. Нисбийлик назарияси деб аталадиган релятивистик механика табиатнинг ҳақиқий ҳодисаларини тўлароқ тавсифлагани ҳолда ёруғлик тезлигига қараганда жуда кичик тезликлар билан ҳаракатланадиган жисмлар ҳаракати ўрганиладиган классик механика олдида, яъни Галилей-Ньютон механикаси олдида олға қараб қўйилган йирик қадам ҳисобланади. Бироқ назарий механика курси айни ўша ёруғлик тезлигидан анча кичик тезликлар билан ҳаракатланадиган жисмлар ҳаракати ва мувозанатини ўрганади.

Ҳозирги замон механикасини яратишда рус ва Совет олимлари катта ҳисса қўшдилар. М. В. Остроградский, Н. Е. Жуковский, С. В. Ковалевская, С. А. Чаплигин, И. В. Мещерский, К. Э. Циолковский, А. Н. Крилов, Х. А. Рахматуллин ва бошқа машҳур олимларимиз ўзларининг оламшумул аҳамиятга эга бўлган тадқиқот ва кашфиётлари билан механикани янада бойитдилар. Ватанимиз фани намояндаларининг шонли анъаналарини давом эттириб, ҳозирги кунда А. Ю. Ишлинский, Л. И. Седов, А. А. Илюшин каби олимлар жуда самарали илмий ишлар олиб бормоқдалар.

## СТАТИКА

### 1-БОБ. СТАТИКАНИНГ АСОСИЙ ТУШУНЧА ВА АКСИОМАЛАРИ

#### 1-§. Асосий тушунчалар

Жисмга куч қўйилганда, яъни жисмга бошқа бир жисм таъсир этганда, унинг шакли ўзгаради, бунинг физикада *жисмнинг деформацияланиши* дейилади. Деформациялар анча катта бўлиши мумкин, масалан, резина шнур, пружинанинг бўлиши; буларни бевосита кўриб пайқаса бўлади. Бироқ деформациялар кўз илғамайдиган даражада кичик бўлиши ҳам мумкин, чунончи, узун темир йўл рельси ўз учларига таъсир қилаётган кучлар воситасида узаяди; бу ҳолда деформациянинг махсус асбоблар воситасидагина ўлчаб аниқлаш мумкин, холос. Назарий механиканинг статика бўлимида эса деформациялар эътиборга олинмайди, демак, реал жисмлар ўрнинида абсолют қаттиқ жисм деб аталадиган жисм билан иш кўрилади. Ихтиёрий икки нуқта орасидаги масофа кучлар таъсирида (ёки бутун ҳаракат давомида) ўзгармайдиган жисм *абсолют қаттиқ жисм* дейилади. Бундай жисм табиатда йўқ, лекин деформация кичкина бўлганлиги туфайли уни эътиборга олмаслик тадқиқот ўтказишда кўп қўлайлик яратади. Деформацияни эътиборга олмаслик мумкин бўлмаган ҳолларда назарий механикада олинган натижалар механиканинг математик қаринлиги ёки эластиклик назарияси деб аталадиган бўлимларида қўлланиладиган методлар воситасида янада мукаммаллаштирилади ва тўлдирилади. Масалан, ракетанинг учиниши таҳлил қилганда унинг айрим қисмларининг кичик-кичик тебранишларини эътиборга олмаслигимиз мумкин, чунки бу тебранишларнинг ракета учинишнинг параметрларига кўрсатадиган таъсири жуда заиф бўлади. Бироқ ракетанинг мустақамлигини ҳисоблаган вақтда бундай тебранишларни албатта эътиборга олиш зарур, чунки бу тебранишлар ракета-нинг корпусини емириши мумкин.

Абсолют қаттиқ жисмга қўйилган кучларнинг мувозанат шартлари кучларнинг деформацияланадиган жисмга кўрсатадиган таъсирини ўрганишда қўлланилади.

Назарий механикада яна бир тушунча билан иш кўрилади. У ҳам бўлса моддий нуқта тушунчасидир. Ҳаракат ёки мувозанат қонунилари ўрганилаётганда ўлчамларининг катта-кичиклиги аҳамиятга эга бўлмаса, бундай жисм *моддий нуқта* дейилади. Моддий нуқтанинг геометрик нуқтадан фарқи ўзaroқ,



чекли массаси бор деб ҳисоблаймиз. Моддий нуқтанинг жисмга инертлик хоссаси ҳам бор. Ундан ташқари, моддий жисмга ўхшаб бошқа моддий жисмлар билан ўзаро таъсир олади. Масалан, сайёраларнинг Қуёш атрофида қилган ҳаракатини ўрганган вақтда биз уларни моддий нуқта деб ҳисоблай оламиз, чунки сайёраларнинг ўлчамлари Қуёшга бўлган масофаларга нисбатан жуда ҳам кичик бўлади. Бироқ уша сайёралардан бирининг ўз ўқи атрофида қилган ҳаракатини ўрганганда эса, унга моддий нуқта деб эмас, балки моддий жисм деб қараймиз. Одатда, механикада жисм абсолют қаттиқ жисм деб эмас, балки қисқагича қилиб бўлмасуз билан жисм деб юритилади.

Абсолют қаттиқ жисм ва моддий нуқта тушунчалари абстракт тушунчалар бўлиб, назарий механикада абстракция тоти катта аҳамият касб этади.

Агар бир неча моддий нуқта бир-бирига нисбатан шунд муносабатда бўлсани, булардан бирортаси ҳам бошқаларига мустақил равишда ҳаракат қила олмаса, бундай тўплам моддий нуқталарининг механик системаси деб, баъзан қисқа қилиб система деб юритилади.

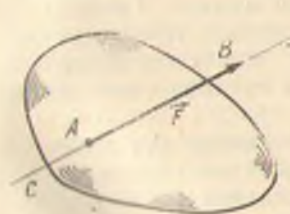
Энди механикада қўлланиладиган асосий тушунчалардан бири бўлган куч тушунчаси билан танишиб чиқамиз. Бир жисмга бошқа бир жисм таъсир кўрсатар экан, бу таъсирнинг катталиги механикада куч деган тушунча билан ифодаланади. Кучлар хилма-хил бўлади. Буларга оғирлик кучи, одам муқулларининг кучи, Қуёш билан сайёралар орасидаги ўзаро тортишнинг кучи, электровознинг тортиш кучи, цилиндр ичидagi буғ ёки газнинг, самолётнинг босим кучи, атмосфера босими ва бир-бирига ишқаланувчи сиртларнинг ишқаланишига кўрсатадиган қаршилик кучи мисол бўлади. Кучга ҳаммага маълум бўлган оғирлик кучи энг оддий мисол бўла олади. Куч вектор нуқтаси, йўналиши ва катталиги (модули) билан белгиланади. Жисмга қўйилган кучнинг модули бирлик деб қабул қилинган куч билан таққослаш орқали аниқланади. СИ системасида кучнинг асосий бирлиги 1 ньютон (1 Н). Кучлар динамометр билан ўлчанади. Кучнинг йўналиши ва қўйилиш нуқтаси жисмлар ўзаро таъсирининг характериға ва уларнинг бир-бирини нисбатан тутган вазиятига боғлиқ. Масалан, бирор жисмга таъсир этаётган оғирлик кучи вертикал тарзда настига қарай йўналган. Бир-бирига сиқиб қўйилган иккита силлиқ шарнинг босим кучлари шарларнинг урулиш нуқтасида уларнинг сиртларига ўтказилган нормал бўйлаб йўналган. Жисмга таъсир этаётган кучнинг қўйилиш нуқтаси деб жисмнинг шу куч таъсири тўпланган нуқтасига айтилади. Ҳақиқатда кучни бир нуқтага қўйиб бўлмайди. Ҳар бир куч одатда бирор юза ёки ҳажм бўйлаб тақсимланган бўлади. Масалан, ипга осиб қўйилган шарчанинг унга кўрсатадиган оғирлик кучи ҳақиқатда ипнинг бирор қўндаланг қисми бўйлаб тарқалган бўлади. Шарчага Ер томонидан таъсир этадиган оғирлик кучи эса шарча-

ниг ўрта қисми бўйлаб тақсимланган. Ўшанг олдидан ўшанг олдидан шарчага кучларга бун қўйилган кучлар деб қарай олиш мумкин. Шунинг эътиборига эришган, буларда шарчага таъсирини натижадан жисмнинг қўндаланг ширтлари бўйлаб қўйилган куч.

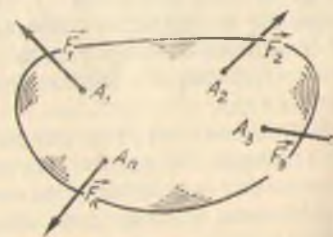
График равишда куч ҳар қандай вектор каби тасвирланиши мумкин. Бундан тасвирланишдан (1-расм). Бу  $AB$  кесманинг урулиш нуқтадан олинган масштабда кучнинг модулини (катталигини) белгилайди. Кесманинг  $A$  боши куч қўйилган нуқтага билдиради. Ўшанг ҳолатда эса стрелканинг учи куч қўйилган нуқтага билдиради (2-расм, а га қаранг). Кучнинг йўналишини кўрсатиш учун  $AB$  тўғри чизик кучнинг таъсир чизиги деб аталади. Куч бўлган ҳарф ёки устига чизикча қўйилган қўш ҳарф билан белгиланади, масалан, 1-расмдаги куч  $F$  ёки  $AB$  билан белгиланган. Кучнинг модули  $|F|$  символ билан ёки оч ҳарф билан белгиланади. Доскага ёки дафтарга формула ёзишда векторлар оч ҳарфлар билан тасвирланиб, булар устига чизикча қўйилади.

Жисмнинг ҳар хил нуқталарига қўйилган кучлар тўплами кучлар системаси деб аталади. Системанинг кучлари тайинли бир жисмга бошқа жисмлар томонидан бериладиган таъсирларни ифодалайди. Аниқ бир жисмга қўйилган кучлар системаси  $(F_1, F_2, \dots, F_n)$  кўринишда белгиланади (2-расм). Кучлар системасининг турлари ҳар хил бўлади: масалан, кескинлиги кучлар системаси, бунинг ўзи ҳам икки хил бўлади — текисликда жойлашган кескишувчи кучлар, фазода жойлашган кескишувчи кучлар; параллел кучлар системаси, бу ҳам икки хил бўлади — текисликда жойлашган параллел кучлар, фазода жойлашган параллел кучлар; фазода ихтиёрий равишда жойлашган кучлар системаси ва текисликда ихтиёрий равишда жойлашган кучлар системаси, ниҳоят, жуфт кучлар системаси. Бу системалар билан бирма-бир танишиб борамиз.

Агар жисм фазода исталган йўналишда ҳаракат қила олса, бундай жисм эркин жисм деб аталади. Агар эркин жисмга таъсир этаётган кучлар системаси ўрнига бошқа кучлар системаси қўйилганда бу жисмнинг тинчлик ёки ҳаракат ҳолати ўзгарма-



1-расм.



2-расм.



са, бундай кучлар системалари бир-бирига *эквивалент системалар* дейилади. Куч системаларининг эквивалент эканлиги

$$(F_1, F_2, \dots, F_n) \Leftrightarrow (\Phi_1, \Phi_2, \dots, \Phi_n)$$

символ билан ифодаланади.

Агар кучлар системаси тинч турган жисмга таъсир этганининг тинчлик ҳолати ўзгармаса, бундай кучлар системаси мувозанатланган система ёки *нолга эквивалент система* деб аталади ва

$$(F_1, F_2, \dots, F_n) \Leftrightarrow 0.$$

шаклида ифодаланади. Нолга эквивалент система ҳаракат қилаётган жисмга қўйилганда ҳам жисмнинг ҳаракати ҳарактерини ўзгартирмайди.

Бирор куч системасига эквивалент бўлган битта куч бу системанинг *тенг таъсир этувчиси* дейилади ва

$$(F_1, F_2, \dots, F_n) \Leftrightarrow R,$$

шаклида ифодаланади. Демак, жисмга қўйилган кучлар системасининг ўрнини якка ўзи боса оладиган битта куч шу кучлар системасининг тенг таъсир этувчиси экан. Бироқ шунин билан қўйиш керакки, кучларнинг ҳар қандай системаси ҳам тенг таъсир этувчига эга бўлавермайди. Масалан, жисмга икки учрашмас тўғри чизик бўйлаб таъсир этадиган икки кучдан иборат системанинг тенг таъсир этувчиси йўқ.

$(F_1, F_2, \dots, F_n)$  кучлар системасининг мувозанатловчиси шундай кучки, бу кучни ўша системага қўшганда нолга эквивалент бўлган янги система ҳосил бўлади. Мувозанатловчи куч  $Q$  билан белгиланса,

$$(F_1, F_2, \dots, F_n, Q) \Leftrightarrow 0$$

тарзида ёзилади. Тенг таъсир этувчига эга бўлган системанинггина мувозанатловчиси бўлади; мувозанатловчи куч тенг таъсир этувчи кучнинг векторига қарама-қарши йўналган вектор билан тасвирланади, яъни  $Q = -R$ .

Абсолют қаттиқ жисмга таъсир этадиган кучларни ички ва ташқи кучлар деб икки гуруҳга ажратиш мумкин. Тайинли бир жисмнинг зарраларига бошқа моддий жисмлар томонидан таъсир этадиган кучлар *ташқи кучлар* деб, ўша жисм заррачаларининг бир-бирига қўрсатадиган таъсир кучлари *ички кучлар* деб аталади.

Жисмнинг битта нуқтасига таъсир этадиган куч *якка куч* деб аталади. Жисмнинг маълум бир ҳажмидаги ёки сиртининг маълум бир қисмидаги ҳамма нуқталарга таъсир этувчи кучлар *ёйилган кучлар* деб аталади.

Назарий механикада ишлатиладиган кўп миқдорлар векторлар билан тасвирлангани туфайли векторларга тегишли бази маълумотлар қуйида баён этилади.

## 2-§. Векторлар

Векторлар билан тасвирланадиган физик миқдорларининг сифатларига қараб улар уч хил бўлади: 1) эркин вектор, 2) сирпанувчи вектор, 3) қўзғалмас вектор.

Эркин вектор ўзининг бошланғич физик маъносини билдирган ҳолда фазонинг ихтиёрий нуқтасида бир хил бўлган миқдорни тасвирлайди. Бу ҳолда бир-бирига тенг бўлган икки вектор айти бир физик миқдорни тасвирлай олади. Масалан, илгарилама ҳаракат қилаётган жисмнинг тезлиги эркин вектор ҳисобланади, чунки бу тезлик жисмнинг ҳамма нуқталари учун бир хил бўлади. Жуфт моментининг вектори ҳам эркин вектор эканлиги 28-§ да батафсил баён этилади. Эркин вектор уч сон билан (ўзининг проекциялари билан) аниқланади.

Сирпанувчи вектор ўзининг бошланғич физик маъносини йўқотмаган ҳолда ўзи йўналган тўғри чизикдаги ҳар қандай нуқтада бир хил бўлган физик миқдорни тасвирлайди. Бу ҳолда бир-бирига тенг бўлган ва айти бир тўғри чизик бўйлаб йўналган векторларгина айти бир физик миқдорни тасвирлай олади; векторнинг ўзи ётган тўғри чизик *векторнинг таъсир чизиги* деб аталади. Абсолют қаттиқ жисмга қўйилган куч ёки жисмнинг бурчак тезлиги сирпанувчи векторга мисол бўлади. Сирпанувчи вектор беш сон (ўзининг учта проекцияси ва ўзи йўналган тўғри чизик билан текислик кесишган нуқтанинг икки координатаси) билан аниқланади.

Қўзғалмас вектор фазонинг аниқ бир нуқтасига қўйилган деб олинганда маънога эга бўлиб, фазонинг ҳар қандай бошқа нуқтасига қўйилган деб олинганда эса ўзининг бошланғич физик маъносини йўқотадиган миқдорни тасвирлайди. Масалан, ҳаракат қилаётган нуқтанинг тезлиги нуқтанинг ўзига боғланган қўзғалмас вектордир. Қўзғалмас вектор олти сон (векторнинг уч проекцияси ва қўйилиш нуқтасининг уч координатаси) билан аниқланади. Қўшиб, кўпайтириш ва дифференциаллаш амаллари бнжарилган вақтда сирпанувчи ва қўзғалмас векторлар *эркин векторлар* деб ҳисобланади.

## 3-§. Статика аксиомалари

Статиканинг ҳамма теорема ва тенгламалари аксиомалар деб аталадиган бир неча қоидага асосланиб чиқарилади. Статика аксиомалари жисмларнинг мувозанати ва ҳаракати устида ўтказилган кўпдан-кўп кузатиш ва тажрибаларни умумлаштириш натижаси бўлиб, исботсиз қабул қилинади. Бу аксиомалар инсоният практикасида кўп марта тасдиқланган.

**Биринчи аксиома.** Эркин жисмга қўйилган икки куч модул жиҳатидан бир-бирига тенг бўлиб, умумий таъсир чизиги бўйлаб қарама-қарши томонларга йўналган ҳолда ин фақат шу ҳолда жисм мувозанатда бўлади. Бундай икки куч *теңлаш* мувозанатлашади. 3-расмда  $F_1 = F_2$ ,  $F_2 = -F_1$  ва  $(F_1, F_2) \Leftrightarrow 0$ .



Иккинчи аксиома. Жисмга қўйилган кучлар системаси мувозанатлашган кучлар қўшилса ёки ундан олиб ташланган системанинг жисмга кўрсатадиган таъсири ўзгармайди. Аксиоманинг маъноси қуйидагича. Жисмга кучларнинг маълум бир  $(F_1, F_2, \dots, F_n)$  системаси таъсир қилаётган бўлсин. А жисмга мувозанатлашган яна иккита  $F$  ва  $F'$  куч қўйсак, бу да пайло бўлган  $n+2$  та кучдан иборат  $(F_1, F_2, \dots, F_n, F')$  система  $(F_1, F_2, \dots, F_n)$  га эквивалент бўлади, яъни

$$(F_1, F_2, \dots, F_n, F, F') \Leftrightarrow (F_1, F_2, \dots, F_n).$$

Худди шунга ўхшаш, агар берилган  $(F_1, F_2, \dots, F_n)$  кучлар системасида мувозанатлашган  $F_1$  ва  $F_2$  кучлар бўлса, икки куч олиб ташлангандан сўнг қолган система аввал  $(F_3, F_4, \dots, F_n)$  га эквивалент бўлади:  $(F_1, F_2, \dots, F_n) \Leftrightarrow (F_3, F_4, \dots, F_n)$ .

Демак, бир-биридан мувозанатлашган кучлар системаси фарқ қиладиган икки система бир-бирига эквивалентдир.

Энди биринчи ва иккинчи аксиомадан келиб чиқадиган натижалар билан танишилади.

1-натижа. Кучнинг қўйилиш нуқтасини унинг таъсир чизиги бўйлаб кўчириш мумкин, бунда кучнинг жисмга кўрсатадиган таъсири ўзгармайди.

Исботи. Абсолют қаттиқ жисмнинг  $A$  нуқтасига  $F$  куч қўйилган бўлсин. Мувозанатлашган  $F_1$  ва  $F_2$  кучлар олинадиган бўлсин. Булар  $F$  кучнинг таъсир чизиги бўйлаб йўналган бўлиб, модули  $F$  нинг модулига тенг. Бу иккала куч  $F$  кучнинг таъсир чизигида ётган  $B$  нуқтага қўйилади (4-расм). У ҳолда

$$F \Leftrightarrow [F, (F_1, F_2)] \text{ ва } F_2 = -F = -F_1.$$

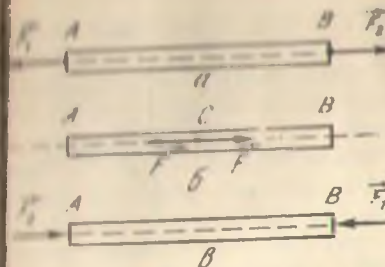
Бироқ биринчи аксиомага биноан,  $F$  ва  $F_2$  кучлар мувозанатлашган система ҳисобланади, яъни  $(F, F_2) \Leftrightarrow 0$ , иккинчи аксиомага асосан эса буларни чиқариб ташлаш мумкин. Қолган  $F_1$  куч  $F$  кучга тенг, лекин у  $B$  нуқтага қўйилган. Кучнинг таъсир чизиги бўйлаб қўйилган куч сирпанувчи вектордир. Бу ҳолда фақат абсолют қаттиқ жисмга таъсир этадиган кучлар учунгина ўринли. Инженерлик ҳисобларида бирор конструкциянинг мувозанатли шартлари аниқланиб, конструкциянинг айрим қисмларида пайдо бўладиган ички зўриқишлар изланмайдиган ҳоллардагина бу ҳулосадан фойдаланиш мумкин. Бу ҳол мисолда тушунти-



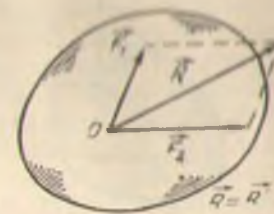
3-расм.



4-расм.



5-расм.



6-расм.

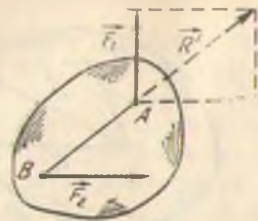
лади.  $F_1 = F_2$  бўлганда 5-расмда кўрсатилган  $AB$  стержень мувозанатда туради. Иккала кучнинг қўйилиш нуқтаси стерженьнинг бирор  $C$  нуқтасига кўчирилганда (5-расм, б) ёки  $F_1$  кучнинг қўйилиш нуқтаси  $A$  нуқтага,  $F_2$  кучнинг қўйилиш нуқтаси  $B$  нуқтага кўчирилганда (5-расм, а) мувозанат бузилмайди. Бироқ бу ҳолларнинг ҳар барида ички зўриқиш кучлари ҳар хил бўлади. Биринчи ҳолда стержень қўйилган кучлар таъсирида чўзилади, иккинчи ҳолда стержень зўриқмайди (ички зўриқиш кучлари пайдо бўлмайди), учинчи ҳолда стержень сиқилади.

2-натижа. Тенг таъсир этувчиси бор кучлар системасигина мувозанатловчи кучга эга бўлади. Унда мувозанатловчи куч тенг таъсир этувчига модуль жиҳатидан тенг бўлиб, умумий таъсир чизиги бўйлаб унга қарама-қарши йўналади.

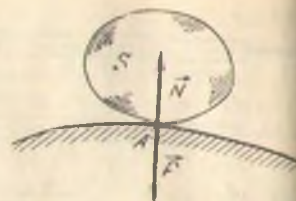
Учинчи аксиома. Қаттиқ жисмнинг бир нуқтасига қўйилган икки куч ҳаммаша тенг таъсир этувчига эга бўлади. Бу тенг таъсир этувчи куч берилган икки кучнинг геометрик йиғиндига тенг, яъни  $R = R' = F_1 + F_2$ ; тенг таъсир этувчи кучнинг таъсир чизиги бу кучлар қўйилган нуқтадан ўтади (6-расм). Бу ерда  $R'$  — геометрик йиғинди. Бу аксиомадан унга тескари қараво ҳам келиб чиқади: кучни унинг таъсир чизигида жойлашган ихтиёрий нуқтага қўйилган икки кучга истаганча қўйиш билан ажратиш мумкин. Кучни иккига ажратганда ҳосил бўлган ташкил этувчи кучлар ажралаётган кучнинг таъсир чизигида ўтиш чизигидан ўтадиган ихтиёрий битта текисликда ётади. Бундан буён кучларнинг геометрик йиғиндиси билан тенг таъсир этувчисини бир-биридан фарқ қилиш керак. Бу мисолда тушунтириб ўтилади. Жисмга  $A$  ва  $B$  нуқталарда қўйилган  $F_1$  ва  $F_2$  кучларни (7-расм) кўриб чиқамиз. Бу икки куч ўзаро перпендикуляр бўлиб, учрашмас тўғри чизиқлар бўйлаб йўналган. 7-расмда кўрсатилган  $R'$  куч  $F_1$  ва  $F_2$  кучларнинг геометрик йиғиндисига тенг. Бироқ  $R'$  куч бу кучларнинг тенг таъсир этувчиси бўла олмайди, чунки  $R'$  кучнинг бир уш  $F_1$  ва  $F_2$  кучларнинг жисмга кўрсатадиган таъсирининг ўзини боса олмайди. Бунинг устига, бу икки куч умуман тенг таъсир этувчига эга эмас (40-§, 5-бандга қаранг).

Тўртинчи аксиома. Ҳар қандай таъсирга жавобан унга тенг





7-расм.



8-расм.

ва қарама-қарши йўналган акс таъсир юзага келади. Бу акс ома икки жисмнинг ўзаро таъсир кучлари модул жиҳатидан тенг ва бир тўғри чизиқ бўйлаб қарама-қарши томонларга йўналганлигини билдиради.

С жисм А нуқтада бошқа бир жисмга Р куч билан босаяти, деб фараз қилайлик (8-расм). Ўз навбатида пастдаги жисм ҳам А нуқтада S жисмга N куч билан таъсир кўрсатади. Бу кучларнинг сон қиймати тенг, йўналишлари қарама-қарши, бироқ улар бошқа-бошқа жисмларга қўйилган. Битта геометрик А нуқтада икки моддий нуқта устма-уст тушганда бўлиб туюлади: аслида эса бу нуқталардан бири жисмларда бирига, иккинчиси бошқасига тегишли. Шунинг учун таъсир кучи билан акс таъсир кучи нолга эквивалент бўлган системани бўла олмайди. Бу кучларга статиканинг биринчи аксиомасини қўллаб бўлмайди, чунки улар бошқа-бошқа жисмларга қўйилган.

Бешинчи аксиома. Қаттиқ бўлмаган (деформацияланадиган) жисм кучлар таъсирида мувозанатда бўлса, қотгандан кейин ҳам мувозанатда қоливеради.

Бу аксиома абсолют қаттиқ жисмга қўйилган кучларнинг мувозанат шарглари деформацияланадиган жисмлар учун ҳам бажарилишини кўрсатади. Бироқ кучлар деформацияланадиган жисмга қўйилган ҳолда бу шартлар зарурий бўлиб, аммо етарли эмас. Масалан, 5-расмда кўрсатилган қаттиқ стерженининг учларига қўйилган икки куч мувозанатда бўлиши учун бу кучлар модул жиҳатидан тенг ва бир тўғри чизиқ бўйлаб қарама-қарши томонларга йўналиши керак. Агар АВ стержени ўрнида АВ ип олинса, ипга қўйилган бу икки куч ҳам ўша мувозанат шартини қаноатлантиради, яъни кучлар модул жиҳатидан тенг ва бир тўғри чизиқ бўйлаб қарама-қарши томонларга йўналган ва бундай бўлиши учун яна бир қўшимча шарт бажарилиши керак: кучларнинг сиқадиган эмас, балки чўзадиган бўлиши керак.

#### 4-§. Боғланишлар ва боғланиш реакциялари

Бошқа жисмлар билан бирикмаган ва фазода ҳар қандай йўналиш бўйлаб ўз вазиятидан четга чиқа оладиган жисм эркин жисм дейилади. Ўзига боғланган ёки ўзига тегиб тур-

ган бошқа жисмлар фазода қиладиган ҳаракатини чеклайдиган жисм эркин бўлмаган жисм дейилади. Эркин бўлмаган жисмларга стол устида ётган юк, ошпақ мошиққа ўрнатилган ичк ва шу қабиллар жисмлар бўлади. Жисмга қўйилган кучларнинг қандай бўлиши ҳам жисмнинг кучишини чеклаб турган бошқа жисмлар мавжудда боғланишлар дейилади. Жисмга қўйилган боғланишлар жисмининг ўзини қўйилган кучлар таъсири остида қилиши мумкин бўлган ҳаракатидан ташқиротиради. Боғланишнинг жисмга кўрсатадиган таъсир учун боғланиш реакцияси (тулароқ қилиб айтганда, реакция учун) дейилади. Жисмга таъсир этувчи ҳамма кучларни икки гуруҳга яъни кучлар (булар оғирлик кучи ва ҳоказо) ва боғланишлар реакцияси кучларига ажратиш мумкин. Боғланишлар реакцияси кучларидан бошқа ҳамма кучларни актив кучлар деб аташ мумкин. Актив куч, масалан, оғирлик кучи эркин жисмнинг ҳаракатига келтира олади. Ҳар бир актив кучнинг мумкин ва йўналиши олдидан маълум бўлади. Актив кучлар жисмга қўйилган бошқа кучларга, бу жисмнинг ҳаракатига ва ўзига қўйилган боғланишларнинг қандай эканига бевосита таъсир қилмайди. Боғланишлар реакциялари эса жисмга қўйилган актив кучларнинг таъсирига, бу жисмнинг ҳаракатига ва ўзига қўйилган боғланишларнинг қандай эканига боғлиқ.

Боғланишдаги жисм актив кучлар таъсири остида бу боғланишларга босим кўрсатган вақтдагина реакция кучлари пайдо бўлади. Жисм боғланишлардан бўшатилган ҳамона боғланишлар реакциялари жисмга таъсир қилмай қўяди.

Боғланиш жисмининг қайси томонга кўчишга йўл қўймаса, реакция кучи ўша томонга қарама-қарши йўналади. Статикадан масала ечишда боғланиш реакциясининг йўналишини тўғри томонини катта аҳамиятга эга. Шу сабабли боғланишлар асосий турларининг реакция кучлари қандай йўналганлигини бағайтириб кўриб чиқамиз.

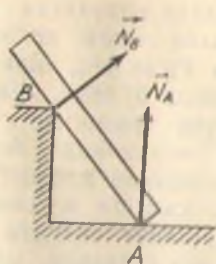
1. Қўзғалмас силлиқ текислик (сирт) ёки таянч. Ишқалланган яъни қўзғалмас силлиқ текисликда қўзғалмас силлиқ олатда силлиқ сирт ҳисобланади. Жисм қўзғалмас силлиқ сиртга А нуқтада таянч турган бўлган (9-расм) у ҳолда таянч сиртнинг реакцияси жисмга А нуқтада қўйилган бўлиб, у таянч сиртга шу ердаги ўтказилган тегиш нормал бўлиб йўналади, чунки бу сирт жисмнинг фақат ўшанга нормал бўлиб кўчишига йўл қўймайди. Бу реакция кучи нормал реакция деб аталади ва олатда у N ҳарфи билан белгиланади. Бир-бирига тегиб турувчи сиртлардан бири нуқта бўлганда (10-расм) реакция кучи иккинчи сиртга ўтказилган нормал бўлиб йўналади.

2. Ўтказилган ил. Бу боғланиш реакцияси жисмга унинг илти боғланган нуқтасидан қўйилган бўлиб, ил бўлиб йўналади (11-расм). Шунинг учун тарафлаган илнинг  $T_A$  ёки  $T_B$  реакцияси ил бўлиб оқилиш нуқтасига қараб йўналиди.

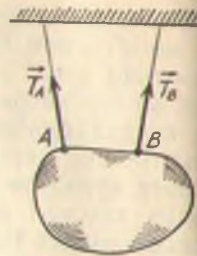




9- расм.



10- расм.

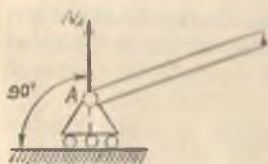


11- расм.

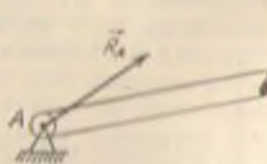
3. Қўзғалувчи шарнир. Бу боғланиш (12- расм) балканиш таянч юзасига перпендикуляр йўналишда пастга кўчишиг йўл қўймайди, катокларнинг таянч юзасига ишқаланиши эъти борга олинмаса, қўзғалувчи шарнирнинг  $N_A$  реакцияси таянч юзасига перпендикуляр бўлиб, шарнирнинг марказидан ўтади.

4. Қўзғалмас цилиндрик шарнир. Цилиндрик шарнир — бир рор заминга қўзғалмайдиган қилиб ўриштирилган болтга кийдирилган втулка (13- расм); эшикнинг ошиқ-мошиги бунга энъяхши мисол бўла олади. Цилиндрик шарнир жисмларни бир бирига бириктириб, уларнинг бир-бирига нисбатан айланишига имкон берадиган қурилмадир. Болтнинг сирти билан втулканинг ички юзаси орасида ишқаланиш йўқ деб ҳисобланса бу шарнир идеал қўзғалмас цилиндрик шарнир ҳисобланади. Актив кучлар ҳар қандай бўлганда ҳам қўзғалмас цилиндрик шарнирнинг реакция кучи шарнирнинг ўқиға (бу ўқ расм текислигига тик) перпендикуляр бўлган текисликда ётиб, ўш ўқдан ўтади, лекин унинг йўналиши олдиндан маълум бўлмайди. Подпятник деб аталадиган боғланиш цилиндрик шарнирнинг худди ўзи бўлиб, жисмнинг цилиндр ўқи бўйлаб фақат бир томонга ҳаракатланишига имкон бериб, бунга тескари йўналишда ҳаракатланишига йўл қўймайди. Шунинг учун подпятник реакциясининг йўналиши ҳам олдиндан маълум эмас.

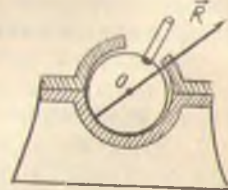
5. Сферик шарнир. Сферик шарнир дегани бир-бирига бир нуқтасидан бириктирилган жисмларнинг фазода бир-бирига нисбатан ҳаракатланишига имкон берадиган қурилмадир. Сфе-



12- расм.



13- расм.



14- расм.

рик шарнир бир жисмдаги сферик учурча билан иккинчи жисмдаги удаи ўшаодай диаметри сферик иккидан иборат (14- расм).

Бундай шарнирда ҳам урғувчи сиртлар орасида ишқаланиш йўқ деб ҳисобланади. Теленизорнинг ага қўйилган антеннада икки тарафининг асосга қўйилганда икки тарафдаги шариклар бунга ахши мисол бўли олади. Сферик шарнирда икки кучлар ўзарасида таянч реакцияси ўзарасида бир текисликда қолдарилади, балки фазода ҳам қандай йўналиш олиши мумкин. Бунда жисм шарнирнинг  $O$  марказига қимирламай арият қилади, шунинг қарай сферик шарнирнинг реакцияси ўзгалмас  $O$  нуқтадан ўтагани ҳам қандай тўғри чилиқ бўлиб бўлалади. Демак, сферик шарнир реакциясининг йўналиши, худди цилиндрик шарнирнингга ўхшаб, олдиндан маълум эмас.

и. Стержень. Боғланиш ўрнида ишлатилган нагичко тўғри эътиқ стерженининг (15- расм) учларига қандай шарнирлар қўйилса, кучлар ҳам стерженининг фақат учларига қўйилса,  $N$  реакцияси кучи стержень бўйлаб бўлалади. Бунинг мисола қўзғалмас цилиндрик стерженьнинг оғирлиги унга тегишган кучларга нисбатан айланиб олинмаса. Унда  $AB$  стерженига  $A$  ва  $B$  шарнирларга қўйилган фақат икки куч таъсир қилади. Умуман олганда, бу икки куч ихтиёрин бўлган бўлиши мумкин. Моменти,  $AB$  стержень мувозиятда тунар экан,  $A$  ва  $B$  нуқтадаги қўйилган икки куч  $I$ -аксиомага асосан, бир тўғри чилиқ бўлиб, яъни стерженининг ўқи бўлаб (16- расм) бўлиши керак. Демак, бу стержень фақат силсила бин бўлилади, шунинг учун унинг  $N$  реакцияси стерженининг ўқи бўлиб бўлалади.

Боғланишнинг бу туро формаларда таянч стержени сифатида кўп учрайди.

Боғланишларнинг бошда турлари ҳам бор. Бу ҳақда кейин тўхталиб ўтамиз (37- §, 38- §).

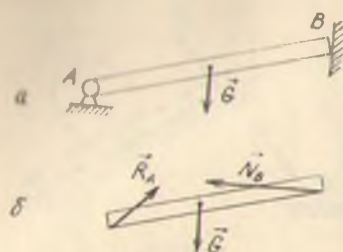
### 5- §. Боғланишлар аксиомаси

Эркин бўлмаган жисмларнинг мувозияти статикада шу аксиома асосида ўрганилади. Агар эркин бўлмаган жисм боғланишларда бўлганда, боғланишлар таъсири улар реакцияси билан айлантирилади, ун эркин жисм деб ҳисоблаш мумкин. Бу қандай боғланишлар аксиомаси ёки боғланишдан бўлган аризонин деб аталади. Масалан, оғирлиги  $G$  бўлган  $AB$  тусининг бир учу қўзғалмас цилиндрик  $A$  шарнирга бириктирилади, иккинчи учу силлиқ вертикал деворга тираб қўйилган (16- расм,  $a$ ). Бу тусининг берилган  $G$  куч ва боғла-



16- расм.





16- расм.

нишларининг  $R_A$  ва  $N_B$  реакция кучлари таъсирида мувозанат турган эркин жисм (16- расм, б) ҳисоблаш мумкин.

Боғланиш реакцияси ҳисобла топилганда тўртинчи аксиомага асосан, боғланишга кўрсатиладиган босим кучини, яъни иншоот бир қисмининг мустаҳкамлигини ҳисоблаш учун зарур маълумотга эриша бўламиз.

## 2.6 о б. КЕСИШУВЧИ КУЧЛАР СИСТЕМАСИ

### 6- §. Тенг таъсир этувчини аниқлашнинг геометрик усули

Таъсир чизиқлари бир нуқтада кесишадиган кучлар *кесишувчи кучлар системаси* дейилади. Бу системанинг фазода ва бир текисликда жойлашган хили бўлади. Кучларнинг бундай системасида статиканинг биринчи масаласи ечилади, яъни кучлар системаси содда ҳолга келтирилади. Кучнинг қўйилиш нуқтасини унинг таъсир чизиги бўйлаб кўчириш мумкин бўлади (1- ва 2- аксиомадан келиб чиқадиган 1- натижага асосан) кесишувчи кучларни бир нуқтага, яъни кучларнинг таъсир чизиқлари кесишадиган нуқтага қўйилган кучлар системасига алмаштириш мумкин.

Икки ёки бир неча кучни қўшиниш деганда бу кучларнинг уларга эквивалент бўлган битта куч билан алмаштириш, бошқача айтганда, бу кучларнинг тенг таъсир этувчисини топиш тушунилади.

Ишни аввало икки кучни қўшишдан бошлаймиз. Қаттиқ жисмнинг бир нуқтасига қўйилган икки кучни қўшиш масаласи статиканинг учинчи аксиомасига асосланиб ҳал қилинади. Бир-бири билан бирор бурчак ҳосил қилиб йўналган икки кучнинг тенг таъсир этувчиси мана шу кучлардан тузилган параллелограммнинг диагоналига модул жиҳатдан тенг бўлиб ўша диагональ бўйлаб йўналади. Тенг таъсир этувчи куч ҳам қўшилувчи кучлар қўйилган нуқтага қўйилади. Бирок векторлар ҳисобидан маълум бўлишича, икки кучни учбурчак қондасига асосланиб қўшиш ҳам мумкин. Бунинг учун қўшилувчи кучлардан бирининг охирига иккинчи кучнинг боши қўйилади; биринчи кучнинг бошини иккинчи кучнинг охири билан туташтирувчи куч бу икки кучнинг тенг таъсир этувчиси бўлади.

Жисмнинг А нуқтасига қўйилган  $F_1$  ва  $F_2$  кучлар орасидаги бурчак  $\alpha$  билан белгиланади.

Берилган  $F_1$  ва  $F_2$  кучларининг тенг таъсир этувчисини

топиш учун улардан параллелограмм асослаб (17- расм, а) икки кучлар учбурчак қондасига асосланиб қўйилади. Бунинг учун кучларнинг А нуқтага  $F_1$  кучини ўнгга,  $F_2$  кучини ёнғи қўйиш керак (17- расм, а); ушунга қараганда  $F_1$  кучининг бошини  $F_2$  кучининг охири билан туташтириш керак. Бу учбурчакнинг тўртинчи кучи тенг таъсир этувчи бўлади, бу кучни белгиланган. Бу учбурчакнинг кучи учбурчакнинг асосига тенг бўлади. Бу кучларнинг тенг таъсир этувчиси бўлади.

Тенг таъсир этувчининг модули А, В, D, учбурчакнинг  $A_1D_1$  кичик катетида косинуслар теоремасидан аниқланади:

$$R^2 = F_1^2 + F_2^2 - 2 F_1 F_2 \cos (180^\circ - \alpha) \text{ ёки}$$

$$R^2 = F_1^2 + F_2^2 + 2 F_1 F_2 \cos \alpha,$$

будан

$$R = \sqrt{F_1^2 + F_2^2 + 2 F_1 F_2 \cos \alpha}, \quad (1)$$

бу формулада учинчи ҳад олдида + ишора туришига  $\cos (180^\circ - \alpha) = -\cos \alpha$  тенглик таъсир қилган. Тенг таъсир этувчининг йўналишини, яъни у билан  $F_1$  ва  $F_2$  кучлар орасидаги бурчакни  $\varphi_1$  ва  $\varphi_2$  бурчакларни топиш учун ўша учбурчакка синуслар теоремаси татбиқ этилади, яъни  $F_1$  томоннинг ўша томон қаршисидаги  $\varphi_2$  бурчак синусига нисбати,  $F_2$  томоннинг ўша томон қаршисидаги  $\varphi_1$  бурчак синусига нисбати, шунингдек  $R$  томоннинг ўша томон қаршисидаги  $180^\circ - \alpha$  бурчак синусига нисбати бир-бирига тенг:

$$\frac{F_1}{\sin \varphi_2} = \frac{F_2}{\sin \varphi_1} = \frac{R}{\sin (180^\circ - \alpha)} \text{ ёки } \frac{F_1}{\sin \varphi_2} = \frac{F_2}{\sin \varphi_1} = \frac{R}{\sin \alpha};$$

бу ерда  $\sin (180^\circ - \alpha) = \sin \alpha$  формуласи ҳисобга олинди, юқоридаги икки тенгламадан  $\varphi_1$  ва  $\varphi_2$  бурчаклар аниқланади.

$$\sin \varphi_1 = \frac{F_2 \sin \alpha}{R}, \quad \sin \varphi_2 = \frac{F_1 \sin \alpha}{R}. \quad (2)$$

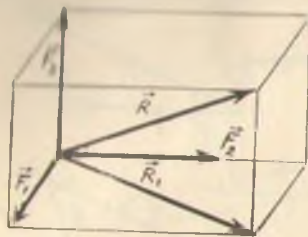
(1) ва (2) формулалар ўзаро  $\alpha$  бурчак ҳосил қилган  $F_1$  ва  $F_2$  кучлар тенг таъсир этувчисининг модули ҳамда йўналишини топишга имкон беради.

Жисмнинг бир нуқтасига қўйилган бўлиб, лекин бир текисликда ётмайдиган учта  $F_1$ ,  $F_2$ ,  $F_3$  кучни қўшиш билан таъсир этувчининг кучини топиш мумкин (18- расм). Параллелограмм ёки учбурчак қондасига асосан  $F_1$  куч билан  $F_2$  кучни қўшиб, уларнинг  $R_1$  тенг таъсир этувчиси аниқланади. Сўнгга  $R_1$  куч билан  $F_3$



17- расм.





18-расм.

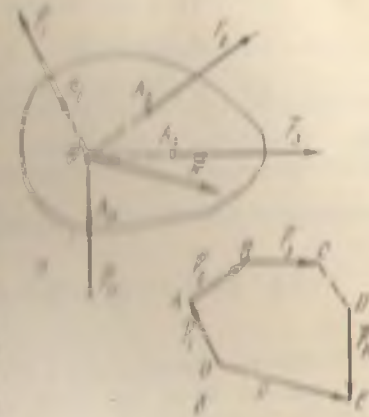
кучни яна ўша қоидага асосан  
шиб. берилган учта  $F_1, F_2, F_3$  к  
нинг тенг таъсир этувчиси аниқ  
нади. 18-расмдан кўринишича,  
нуқтага қўйилган ва бир текис  
да ётмайдиган учта кучнинг т  
таъсир этувчиси ўша учта куч  
ясалган параллелепипеднинг диа  
наліга модули ва йўналиши жи  
тидан тенг (параллелепипед қ  
даси).

Энди абсолют қаттиқ жисмга фазода жойлашган кесиш  
чи кучларнинг ( $F_1, F_2, \dots, F_n$ ) системаси қўйилган ҳол бил  
танишиб чиқамиз (19-расм, а).

Бу кучларга параллелограмм қондаси ёки учбурчак қ  
дасини кетма-кет татбиқ этиб, уларнинг тенг таъсир этувчи  
аниқланади. Учбурчак қондаси қулайроқ. Бунинг учун танл  
олинган масштабда  $F_1$  кучни тасвирлайдиган  $\vec{OA}$  вектор (1  
расм, б) ихтиёрий  $O'$  нуқтага қўйилади. А нуқтага эса  
кучни тасвирлайдиган  $\vec{AB}$  вектор қўйилади ва ҳоказо. Куч  
ларни шу тариқа бирин-кетин қўйиб бориб, энг охири  
кучни тасвирлайдиган  $\vec{DE}$  вектор  $D$  нуқтага қўйилади, шун  
 $O'$  нуқта билан  $E$  нуқтани туташтирувчи  $\vec{O'E}$  вектор кучл  
системасининг тенг таъсир этувчисини тасвирлайди. Дема  
кесишувчи кучлар системасининг тенг таъсир этувчиси фаз  
вий  $O'ABCDE$  сийиқ чизиқнинг бошланғич ва охири нуқт  
ларини туташтирувчи  $\vec{O'E}$  вектор билан, бошқача қилиб ай  
ганда, бу фазовий сийиқ чизиқнинг ёпувчи томони билан  
тасвирланади. Тенг таъсир этувчининг модули ва йўналишин  
аниқлайдиган бу қонда *куч кўпбурчак қондаси* деб, фазовий  
 $O'ABCDE$  сийиқ чизиқ *куч кўпбурчаги* деб аталади. Кучлар  
ни куч кўпбурчаги қондаси билан қўшиш *геометрик қўшиш*  
деб аталади. Демак, кесишувчи кучлар системасининг  $R$  тен  
таъсир этувчиси модуль ва йўналиш жиҳатидан кучларнинг  
геометрик йиғиндисига тенг бўлиб,

$$R = F_1 + F_2 + \dots + F_n \quad R = \sum_{k=1}^n F_k \quad (3)$$

шаклида ёзилади, бу ерда  $\sum_{k=1}^n$  белги ундан ўнг томонда тур  
ган ва  $k=1$  дан  $k=n$  гача бўлган барча натурал сонлар  
билан белгиланган кучларнинг йиғиндисини билдиради. Бундан  
буён осон бўлиши учун йиғинди олиш чегараларини кўрсат  
масдан бу белги кўринишида ёзилади. Кучларнинг геометрик  
йиғиндиси *бош вектор* деб аталади. Шунга қараб кесишувчи



19-расм.

куч системасининг тенг таъсир этувчиси бу кучларнинг  
нинг тенг таъсир этувчиси аниқ  
нади. 18-расмдан кўринишича,  
нуқтага қўйилган ва бир текис  
да ётмайдиган учта кучнинг т  
таъсир этувчиси ўша учта куч  
ясалган параллелепипеднинг диа  
наліга модули ва йўналиши жи  
тидан тенг (параллелепипед қ  
даси).

Энди абсолют қаттиқ жисмга фазода жойлашган кесиш  
чи кучларнинг ( $F_1, F_2, \dots, F_n$ ) системаси қўйилган ҳол бил  
танишиб чиқамиз (19-расм, а).

Бу кучларга параллелограмм қондаси ёки учбурчак қ  
дасини кетма-кет татбиқ этиб, уларнинг тенг таъсир этувчи  
аниқланади. Учбурчак қондаси қулайроқ. Бунинг учун танл  
олинган масштабда  $F_1$  кучни тасвирлайдиган  $\vec{OA}$  вектор (1  
расм, б) ихтиёрий  $O'$  нуқтага қўйилади. А нуқтага эса  
кучни тасвирлайдиган  $\vec{AB}$  вектор қўйилади ва ҳоказо. Куч  
ларни шу тариқа бирин-кетин қўйиб бориб, энг охири  
кучни тасвирлайдиган  $\vec{DE}$  вектор  $D$  нуқтага қўйилади, шун  
 $O'$  нуқта билан  $E$  нуқтани туташтирувчи  $\vec{O'E}$  вектор кучл  
системасининг тенг таъсир этувчисини тасвирлайди. Дема  
кесишувчи кучлар системасининг тенг таъсир этувчиси фаз  
вий  $O'ABCDE$  сийиқ чизиқнинг бошланғич ва охири нуқт  
ларини туташтирувчи  $\vec{O'E}$  вектор билан, бошқача қилиб ай  
ганда, бу фазовий сийиқ чизиқнинг ёпувчи томони билан  
тасвирланади. Тенг таъсир этувчининг модули ва йўналишин  
аниқлайдиган бу қонда *куч кўпбурчак қондаси* деб, фазовий  
 $O'ABCDE$  сийиқ чизиқ *куч кўпбурчаги* деб аталади. Кучлар  
ни куч кўпбурчаги қондаси билан қўшиш *геометрик қўшиш*  
деб аталади. Демак, кесишувчи кучлар системасининг  $R$  тен  
таъсир этувчиси модуль ва йўналиш жиҳатидан кучларнинг  
геометрик йиғиндисига тенг бўлиб,

Кесишувчи кучларни қўшиш қондасини татбиқ этишга бир-  
канти мисол келтирамиз.  
1-масала. Бири 3 Н, иккинчиси 4 Н бўлган икки кучнинг  
тенг таъсир этувчисининг сон қиймати 5 Н бўлса, бу кучлар  
орасидаги  $\varphi$  бурчак нимага тенг?

Е ч и ш. Кучларни белгилаб оламиз:  $F_1 = 3\text{ Н}$ ,  $F_2 = 4\text{ Н}$ ,  
тенг таъсир этувчи  $R = 5\text{ Н}$ . Тенг таъсир этувчининг модули-  
ни ифодалайдиган  $R = \sqrt{F_1^2 + F_2^2 + 2 F_1 F_2 \cos \varphi}$  формулага  
маълум миқдорларни қўямиз:  $5 = \sqrt{3^2 + 4^2 + 2 \cdot 3 \cdot 4 \cos \varphi}$ , бу  
тенгламадан  $\cos \varphi$  ни топамиз, бунинг учун тенгламанинг ик-  
кила томонини квадратга кўтарамиз:  $25 = 9 + 16 + 24 \cos \varphi$  ёки  
 $\cos \varphi = 0$ , бундан  $\varphi = 90^\circ$  эканини топамиз.

2-масала. Икки куч орасидаги бурчак  $135^\circ$  бўлиб, тенг  
таъсир этувчи куч бу кучларнинг кичигига тенг. Шу кучлар-  
нинг нисбати аниқлансин.

Е ч и ш.  $F_1 < F_2$  деб оламиз.  $R = \sqrt{F_1^2 + F_2^2 + 2 F_1 F_2 \cos \varphi}$   
формулада  $R$  ўрнига  $F_1$  ни қўямиз,  $F_1 = \sqrt{F_1^2 + F_2^2 + 2 F_1 F_2}$



тузуглама ҳосил бўлади. Бунинг иккала томонини  $\sqrt{2}$  га кутариб,  $\cos 135^\circ = -\cos 45^\circ = -\frac{\sqrt{2}}{2}$  эканини ҳисоблаб,  $F_1^2 - 2 F_1 F_2 \cdot \frac{\sqrt{2}}{2} = 0$  квадрат тенглама ҳосил бўлади.

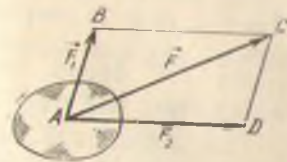
Демак, маълум кучларнинг изланаётган нисбати аниқланади. Бундан  $F_2 = 0$  биринчи илдизи масала шартини қаноатлантирмайди. Иккинчи илдизи  $F_2 = F_1 \sqrt{2}$ . Бундан  $\frac{F_1}{F_2} = \frac{1}{\sqrt{2}}$ .

### 7-§. Кучни бир нуқтада кесишувчи тузувчиларга ажратиш

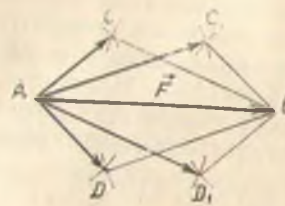
Олдинги параграфда кўриб ўтилган масалага тескари масала аниқ бир кучни икки ёки бир неча кесишувчи тузувчига ажратишдир. Кучни кесишувчи тузувчиларга ажратиш (баъзан компонентларга ажратиш) деганда бу кучнинг эквивалент бўлган икки ёки бир неча кесишувчи кучдан ташкил топган тузувчиларга ажратишдир. Бу масала ноаниқ бўлиши мумкин, чунки кўп ечимга эга; у чинакам ягона ечимга эга бўлиши учун қўшимча шарт берилган бўлиши керак. Бу масалани ечилиш турлари кўп бўлса-да, лекин унинг уч турини кўриб чиқамиз:

1) берилган  $F$  кучни  $u$  билан бир текисликда ётадиган икки йўналиш бўйлаб йўналган тузувчиларга ажратиш. Бунинг учун  $F$  кучнинг охиридан берилган йўналишлар  $AB$  ва  $AD$  тўғри чизиқларга параллел чизиқлар ўтказилиши (20-расм). Бунда ҳосил бўлган параллелограммнинг томонларини тасвирловчи  $F_1$  ва  $F_2$  кучлар изланаётган тузувчилар бўлади, чунки  $F_1 + F_2 = F$ .

2) берилган  $F$  кучни  $u$  билан бир текисликда ётадиган, соң қийматлари маълум бўлган икки тузувчига ажратиш. Бунинг учун  $F$  кучнинг охиридан берилган йўналишлар  $AB$  ва  $AD$  тўғри чизиқларга параллел чизиқлар ўтказилиши (21-расм). Бунда ҳосил бўлган параллелограммнинг томонларини тасвирловчи  $F_1$  ва  $F_2$  кучлар изланаётган тузувчилар бўлади, чунки  $F_1 + F_2 = F$ .



20-расм.



21-расм.

масалани (C ва D) мос равишда масала икки ечимга келтирилади.

3) берилган  $F$  кучни бир текисликда ётадиган икки йўналиш бўйлаб йўналган тузувчиларга ажратиш. Бунинг учун  $F$  кучнинг охиридан берилган йўналишлар  $AB$  ва  $AD$  тўғри чизиқларга параллел чизиқлар ўтказилиши (21-расм). Бунда ҳосил бўлган параллелограммнинг томонларини тасвирловчи  $F_1$  ва  $F_2$  кучлар изланаётган тузувчилар бўлади, чунки  $F_1 + F_2 = F$ .

Берилган  $F$  кучни тузувчиларга ажратишга ва статика масаларини ечилишга бу усулни қўлланишга бир неча мисол келтирилади.

1-масала.  $R$  кучни орасидаги бурчак  $120^\circ$  га тенг бўлган  $P$  ва  $Q$  кучларга ажратиш керакки, уларнинг соң қийматлари бағиндис  $S$  га тенг бўлсин.

Ечиш. Бу масалада изланаётган  $P$  ва  $Q$  тузувчиларнинг бағиндис  $S$  га тенг бўлиши ва улар орасидаги бурчак берилган. Бундан ташқари, компонентларнинг соң қийматлари истаганча бўлиши мумкин, лекин улар ҳам маълум бир шартга бўйсунди. Маълум нисбатда  $P+Q=R$  ва  $P+Q=S$  шартлардан фойдаланганда, берилган  $R$  куч тузувчиларнинг тенг таъсир этувчиларига ажратиш учун унинг модулини (1) формулага асосан  $P = \frac{1}{2} (R + \sqrt{R^2 - 3S^2})$  ва  $Q = \frac{1}{2} (R - \sqrt{R^2 - 3S^2})$  кўринишда ёки,  $\cos 120^\circ = -\frac{1}{2}$  эканини ҳисобга олиб,  $R = \sqrt{P^2 + Q^2 - PQ}$  шартини ёзамиз. Бу тенгламага  $P+Q=S$  шартини қўшиб, келатган тенгламани ечамиз. Тенгламалар системасининг ечими

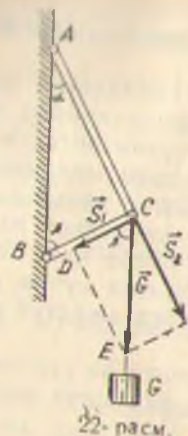
$$P = \frac{1}{6} (3S + \sqrt{12R^2 - 3S^2}), Q = \frac{1}{6} (3S - \sqrt{12R^2 - 3S^2}).$$

Бундан ечим изланаётган тузувчиларнинг соң қийматлари бўлади. Бу масала иккинчи ҳолга тўғри келади.

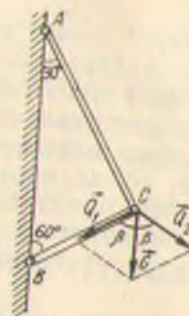
4-масала.  $AC$  ва  $BC$  стерженлар бир-бирига ва вертикал осга идеал шарнирлар билан бириктирилган (22-расм).  $C$  шарнирга оғирлиги  $G$  бўлган юк осилган. Расмда кўрсатилган  $\alpha$  ва  $\beta$  бурчаклар мос равишда  $30^\circ$  ва  $60^\circ$  га тенг. Стерженларнинг оғирлиги эътиборга олинмайди.  $BC$  стерженни сиқувчи куч топилисин.

Ечиш.  $G$  куч иккала стерженга таъсир кўрсатади. Стерженларнинг оғирлиги ҳисобга олинмаган ва куч уларнинг оралиқ учида қўйилган бўлгани учун стерженларнинг реакциялари стерженлар бўйлаб йўналади. Шу сабабли изланаётган кучни топиш учун юкнинг оғирлик марказига қўйилган  $G$  кучини 1-ва 2-аксиомадан келиб чиқадиган натижага кўра  $C$  нуқтага қўйиб, уни  $AC$  ва  $BC$  йўналишлар бўйлаб тузувчиларга ажратамиз.  $CB$  бўйлаб йўналган  $S_1$  тузувчи изланаётган





22-расм.



23-расм.



24-расм.

куч бўлади.  $CDE$  учбурчак  $S_1 = G \cos \beta = \cos 60^\circ = 0,5G$  зинини топамиз. Расмдан кўри турганидек, бу йўналишлар о сидаги бурчак  $90^\circ$  га тенг, ч ки  $\angle ACB = 90^\circ$ .

Пировардида бундай маса ларни ечишда бундай маса ларни ечишда берилган куч тириш керак эканлиги кўрсатилади. Бунинг учун  $C$  нукта кўйилган  $G$  куч (23-расм)  $BC$  стержень бўйлаб ва у бил 120° бурчак ҳосил қиладиган йўналиш бўйлаб тузувчилар ажратилади. 23-расмдаги параллелограммининг ҳар бир ярм синуслар теоремасини татбиқ этиб,  $Q_1$  ва  $Q_2$  тузувчилар ани ланади:  $Q_1 = Q$ ,  $Q_2 = G$ .

$G$  куч тузувчиларга тўғри ажратилди, бироқ  $Q_1$  куч  $B$  стерженьни сиқаётган кучни тўлиқ ифодаламайди, чунки кучнинг таъсирини  $AC$  стержень ўзига тўлиқ олмайди. Ш нинг учун  $Q_2$  куч иккала стерженьга таъсир қилиб,  $BC$  сте женга  $Q_1$  кучдан ташқари қўшимча босим беради.

Мисолдан маълумки, агар куч боғланиш реакцияларини йўналишидан бошқа йўналишлар бўйлаб ажратилса, маса ларнинг ечими хато бўлади.

**7-§. га доир масалалар.** Оғирлиги  $G = 10$  кН бўлган жис қия текислик устида ётибди. Қия текислик горизонт била  $\alpha = 30^\circ$  бурчак ҳосил қилган. Оғирлик кучини қия текисли бўйлаб йўналган ва унга тик йўналган икки тузувчига ажра синг. Жавоб: 5 кН; 8,66 кН.

24-расмда кўрсатилган пазиятда турган  $AB$  шатун криво шипининг  $A$  нуктадаги болтга  $F = 200$  кН куч билан таъси қилади. Бу кучни  $A$  нуктада горизонтал ва вертикал йўнал ган икки тузувчига ажратинг. Жавоб: 187,2 кН; 70,8 кН.

Олдинги масалада тилга олинган  $F = 200$  кН кучни меха

нинг ўша пазиятда қўйилган 100 нүктасини ва унга тик нүкта икки тузувчига ажратинг. Жавоб: 187,2 кН; 70,8 кН.

## 8. Кучнинг ўқдаги проекцияси

Жисмга қўйилган  $F$  куч  $AB$  оққа қўйилган текисликнинг (25-расм, а), ўқнинг мусбаг йўналиши  $x$  ҳар турли пазиятга қўйиб олинган, нинг ўқларига строка қўйилмайди.

9-расмда бир текисликда ётади.  $F$  кучнинг  $A$  боши ва  $B$  проёи  $x$  ўқига  $AA_1$  ва  $BB_1$  перпендикулярлар ўтказилади. 10-расмда бундан  $ab$  кесма  $F$  кучнинг  $x$  ўқдаги проекцияси деб аталади. Кучнинг ўқдаги проекцияси скаляр миқ дари бўлиб, у кучнинг боши ва охирининг ўқдаги проекциялари орасида плюс ёки минус ишора билан олинган кес ма тенг. Кучнинг ўқдаги проекцияси куч белгиланган ўша ўқ билан белгиланиб, настки қисмига ўқнинг номини бил диридан илгари қўйилади, масалан,  $F_x$ . Агар куч ўқнинг охиридан илгари қўйилган бўлса (25-расм, а), проекция

скаляр бўлади:  $F_x = ab$ . 11-расмда жисмга  $D$  нуктада таъсир этадиган  $Q$  кучнинг проекцияси кўриб чиқамиз (25-расм, б).  $Q$  кучнинг боши ва охиридан  $x$  ўққа  $Cc$  ва  $Dd$  перпендикулярлар ўтказилади. Бу ўқда  $x$  ўқда ҳосил бўлган  $cd$  кесма  $Q$  кучнинг проекцияси бўлади, унинг ишораси манфий қилиб олинади;  $Q_x = -cd$ . 12-расмда  $F$  ва  $Q$  кучларнинг проекцияси тенг бўлади.  $F$  ва  $Q$  кучларнинг проекцияси ус ларда айтилган гапларни формула шаклида ёзамиз:

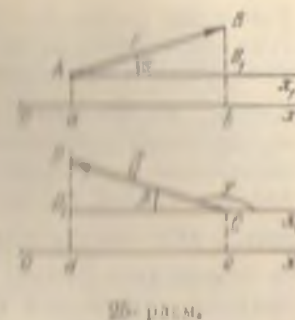
$F_x = ab = AB_1 = AB \cos \alpha$  ва  $Q_x = -cd = -CD_1 = -CD \cos \beta$  формула  $AB$  кесма  $F$  кучнинг модулини,  $CD$  кесма  $Q$  кучнинг модулини билдиради. Шунинг учун проекциялар бундай ёзи лади:

$$F_x = F \cos \alpha \text{ ва } Q_x = -Q \cos \beta = Q \cos \varphi. \quad (4)$$

$\beta$  бурчак  $\varphi$  бурчакни  $180^\circ$  га тўлдирувчи бурчак бўлгани учун охириги формулада  $\cos \beta$  ўрнига унга тенг бўлган  $-\cos \varphi$  қўйилди. Кучларнинг ўқдаги проекцияларининг ифодасига қараб, кучнинг ўқдаги проекцияси кучнинг модули билан куч нинг ўқнинг мусбаг йўналиши орасидаги бурчак косинусининг кўпайтмасига тенг деган хулосага келинади. Куч ўққа тик йўналган бўлса, проекцияси нолга тенг, чунки  $\cos 90^\circ = 0$ .

## 9-§. Кучнинг текисликдаги проекцияси

Қўлланиладиган координата системалари ўнг система (26-расм) дейилади. Бу системадаги  $z$  ўқи учидан қаралганда  $x$



25-расм.



Ҳақиқатини қисқя йўл билан у ўқи устига тушириш учун стрелкани ҳаракатига тескари буриш керак. Кўч текисликдаги проекцияси унинг ўқдаги проекциясидан фўлроқ, вектор бўлиб, текисликда маълум йўналишга эга вектор билан тасвирланган  $F$  кучни текисликка, масалан текисликка проекциялаш учун кучнинг  $A$  боши ва  $B$  охири текисликка  $Aa$  ва  $Bb$  перпендикулярлар туширилади (расм).  $xOy$  текисликда ётган  $\vec{ab}$  вектор кучнинг текисликдаги проекцияси бўлиб, у  $F_{xy} = \vec{ab}$  шаклида ёзилади. Бу проекциянинг модули куч модули билан куч ва текислик орадаги бурчак косинусининг кўпайтмасига тенг:  $F_{xy} = F \cos \alpha$ . Кучнинг ўқлардаги проекциясини ҳисоблаш керак бўлса, вало бу куч текисликка проекцияланади, сўнггра текисликдаги проекция ўша текисликда ётган ўқларга проекцияланади. 16-расмда  $xOy$  текисликдаги проекция  $x$  ва  $y$  ўқлари проекцияланган:  $F_{xy}$  проекциянинг  $x$  ўқи билан ҳосил қилган бурчаги  $\varphi$  бўлгани учун  $F_x$  проекция  $F_{xy}$  билан  $\cos \varphi$  кўпайтмасига, худди шунга ўхшаш,  $F_y$  проекция,  $F_{xy}$  билан  $\cos (90^\circ - \varphi)$  нинг кўпайтмасига тенг:

$$F_x = F_{xy} \cos \varphi,$$

$$F_y = F_{xy} \cos (90^\circ - \varphi).$$

$F_{xy}$  ўрнига унинг  $F \cos \alpha$  қиймати қўйилади ва  $\cos (90^\circ - \varphi) = \sin \varphi$  экани ҳисобга олинади:

$$F_x = F \cos \alpha \cos \varphi,$$

$$F_y = F \cos \alpha \sin \varphi.$$

#### 10-§. Кучларни ифодалашнинг аналитик усули

Кучнинг  $F$  модули ва координата ўқлари билан ҳосил қилган  $\alpha$ ,  $\beta$ ,  $\gamma$  бурчаклари маълум бўлса,  $F$  куч векторини чизма тасвирлаш мумкин. Куч қўйилган  $A$  нуқта, яъни унинг координаталари қўшимча равишда берилган бўлиши керак.

Статикада масала ечишда кучни проекциялари орқали ифодалаш қулай. Энди кучнинг тўғри бурчакли Декарт координата ўқларидаги проекциялари маълум бўлганда  $F$  куч тасвири билан танишамиз. Бунинг учун 7-§ даги (4) формулалардан фойдаланилади:

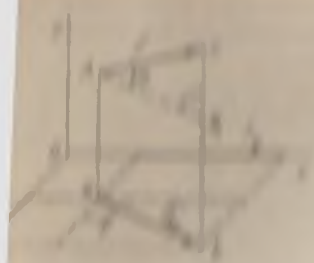
$$F_x = F \cos \alpha, \quad F_y = F \cos \beta, \quad F_z = F \cos \gamma.$$

Бу тенгликлар ҳадма-ҳад квадратга кўтарилиб, кейин қўйилади:  $F_x^2 + F_y^2 + F_z^2 = F^2 (\cos^2 \alpha + \cos^2 \beta + \cos^2 \gamma)$ . Бу ерда қавриқчидаги йиғинди 1 га тенг. Натижада кучнинг  $F$  модули йўналтирувчи косинуслар аниқланади:

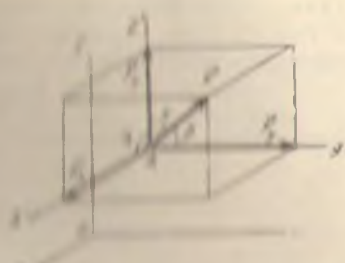
$$F = \sqrt{F_x^2 + F_y^2 + F_z^2}, \quad \cos \alpha = \frac{F_x}{F},$$

$$\cos \beta = \frac{F_y}{F}, \quad \cos \gamma = \frac{F_z}{F}. \quad (6)$$





26-расм



27-расм

векторларнинг кучининг координата ўқларидаги проекцияларининг кучининг модули ва ўқлар билан ҳосил қилган бурчларини аниқлашга, яъни кучини аниқлашга имкон беради. Формуладаги янада олдида ҳамини плюс инсори олинади. Бу формула кучининг модулини ифодалайди. (6) формулага учта бўллатирувчи косинусдан иккитасини олиб, шунинг учун кучининг координата ўқлари билан ҳосил қилган учта бурчагига ихтиёрий қиймат бериш мумкин.

Агар  $F$  куч координата ўқларига параллел бўлган учта  $F_x, F_y, F_z$  тузувчиларга ажратилса, (27-расм), ҳосил қилган  $F_x, F_y, F_z$  тузувчиларнинг сон қийматлари кучнинг ўқларидаги проекцияларига тенг бўлади. Демак, кучнинг проекция ўқларидаги проекциялари маълум бўлса, куч тарини параллеллелепед қоидадан фойдаланиб геометрик усулда исини мумкин. Бунинг учун куч қўйилган нуқтада кучнинг ўқларидаги проекцияларини томон деб олиб параллеллелепед исилди, параллеллелепеднинг диагонали изланаётган кучни тасвирлайди.

## 1.6. Тенг таъсир этувчини топишнинг аналитик усули

Формула жойлашган кесишувчи кучларнинг тенг таъсир этувчинини аналитик усулда аниқлашда тенг таъсир этувчи кучларнинг геометрик йиғиндисига тенг экани ва у 6-§ да- (3) формула билан ифодаланиши ҳисобга олинади. Куч векторлари орасидаги муносабатдан уларнинг проекциялари исилдиги муносабатга ўтишда геометрияда исбот этилган йиғиндиги теоремадан фойдаланилади: векторлар йиғиндисининг бирор ўқдаги проекцияси қўшилувчи векторларнинг ўша ўқдаги проекцияларининг алгебраик йиғиндисига тенг.

Формула жойлашган кесишувчи кучларнинг  $(F_1, F_2, \dots, F_n)$  системаси берилган бўлсин. Боши ихтиёрий  $O$  нуқтада бўлган  $Oxyz$  координаталар системасидан фойдаланамиз.  $F_1$  кучининг  $x$  ўқидаги проекцияси  $F_{1x}$  билан,  $y$  ўқидаги проекцияси  $F_{1y}$  билан,  $z$  ўқидаги проекцияси  $F_{1z}$  билан белгиланади;  $F_2$



кучининг уша ўқлардаги проекциялари ҳам индексида  
ми турган уша ҳарфлар билан белгиланади ва ҳоқа  
ҳозиргина тилга олинган теоремани

$$R = F_1 + F_2 + \dots + F_n$$

муносабатга қўлланилганда:

$$R_x = F_{1x} + F_{2x} + \dots + F_{nx}$$

$$R_y = F_{1y} + F_{2y} + \dots + F_{ny}$$

$$R_z = F_{1z} + F_{2z} + \dots + F_{nz}$$

тенгликлар ёзилади, бу ерда  $R_x, R_y, R_z$  лар тенг таъсир  
чининг координата ўқларидаги проекцияларини билдиради.  
Бу тенгликлар ихчамлаштирилиб қуйидагича ёзилади

$$R_x = \sum F_{Rx},$$

$$R_y = \sum F_{ky},$$

$$R_z = \sum F_{kz}.$$

Тенг таъсир этувчининг  $R_x$ ,  $R_y$ ,  $R_z$  проекциялари м бўлгани учун 10-§ даги (6) формулага асосланиб, тенг этувчининг модули ва йўналиши (йўналтирувчи косинус) аниқланади:

$$R = \sqrt{R_K'^2 + R_y^2 + R_z^2}$$

$$\cos \alpha = \frac{R_x}{R}, \quad \cos \beta = \frac{R_y}{R}, \quad \cos \gamma = \frac{R_z}{R}.$$

(8) формулалар фазода жойлашган кесишувчи кучларнинг таъсир этувчисини аналитик усулда аниклаш масаласини лиқ ҳал қилади. Агар кесишувчи кучлар системаси  $\Phi$  эмас, бир текисликда, масалан,  $xOy$  текисликда ётган бўлса, у ҳолда (8) формулалар қўйидаги кўринишда бўлади:

$$R = \sqrt{R_x^2 + R_y^2}$$

$$\cos \alpha = \frac{R_x}{R}, \quad \cos \beta = \frac{R_y}{R}.$$

Кучлар баъзан координата ўқларидаги проекциялар орифодаланади. Лекин кўпинча кучлар модули ва координат ўқлари ҳосил қилган бурчаклар орқали берилади; бу ҳолда кучларни кўпинчанинг аналитик усулини татбиқ этишда аввало бу кучларнинг координата ўқларидаги проекцияларини ҳисоблаб чиқариш керак.

## 12-§. Ҳазида жоғлашган кесишувчи кучлар системасининг мувозанат шarti

Фазода жойланган кесинувчи кучлар системаси ҳамин тенг таъсир этувчига эквивалент бўлади, бундан  $R = 0$  бўлган ҳолгина мустаснодир,  $R = 0$  бўлган ҳол статикада алоҳ

28

... түүн бу хэцээ баталсн тухта-  
... түүнчлэн нолга

...таъсир этувчиси полга  
...бўлса,  
...дод аталган бди.  
...таъсир этувчиси полга  
...тарафда туради. Рашидини,  
...агар кесишувчи кучлар  
...таъсир эту-  
...кучларидадан шу  
...таъсир этувчиси билан балки инер-  
...турганини эмас, балки инер-  
...Жисмининг туғри қилиқ  
...харакати инерция билан  
...Бундан жуда муҳим икки  
...туғри турган жисмги  
...инерцияси билан ҳаркат  
...жисмлар системаси ҳам муво-  
...Нормалидан, эркин қаттиқ жисм-  
...мувозанатланганлиги жисм тинч (му-  
...шарти эмас, балки фақат  
...мувозанатланган кучлар  
...туғри бўлса, кучлар қўйилган-  
...Шунга кўра кучлар системаси  
...кучлар таъсиридаги жисм-  
...түшунмоқ керак.

...кесишувчи кучлар системаси  
...кучларнинг тенг таъсир этувчи-  
...на етарли. Мувозанат шартлари  
...шарт ва аналитик шарт.

...геометрик

13.8. Файлдан жойлашган кесишувчи кучлар  
мунозиратининг геометрик шарти

Мувозанатининг геометрияси

Иккинчи қатлам жисмага фазода жойлашган кесишувчи куч-  
лар ( $F_1, F_2, \dots, F_n$ ) системаси қўйилган бўлади. Кесилувчи  
қурулманинг тенг таъсир этувчиси бу кучлардан тuzилган куч  
(мувозанатининг нулувчи томони билан тасвирланади (6-§ га  
қара). Шунинг учун купбурчадаги охириги кучнинг охири  
нулувчи кучнинг бошига келиб текканда ва фақат шу ҳолда  
тенг таъсир этувчи куч нолга тенг бўлади. Бу ҳолдаги куп-  
бурчадаги куч купбурчага дейилади.

Шомак, босилишчи кучлар системаси мувозанатда бўлиши  
учун бу кучлардан тuzилган куч купбурчаги ёпиқ бўлиши  
лозим бўлади. Бу қонун кесишувчи кучлар мувозанатининг  
геометрия шартин деган ном билан машхурдир.

29



#### 14-§. Фазода жойлашган кесишувчи кучлар мувозанатининг аналитик шартлари

12-§ дан маълумки, фазода жойлашган кесишувчи системаси мувозанатда бўлиши учун бу кучларнинг таъсир этувчиси нолга тенг бўлиши зарур ва етарлидир. Энди бу шарт аналитик равишда ифодаланади.

Фазода жойлашган кесишувчи кучлар системасининг таъсир этувчисининг модули

$$R = \sqrt{R_x^2 + R_y^2 + R_z^2}.$$

формуласи билан ифодаланади [11-§, (8)]  $R=0$  бўлса, бўлади. Демак, илдиз ҳам нолга тенг. Бироқ илдиз бирор сон квадратларининг йиғиндиси турибди. Илдиз тилги ифода нолга тенг бўлиши учун ундаги ҳар бир ҳалда-алоҳида нолга тенг бўлиши, яъни  $R_x=0$ ,  $R_y=0$ ,  $R_z=0$  бўлиши керак. Бу ҳолда 11-§ даги (7) формулага аниқ жисмга таъсир этаётган кучлар қуйидаги тенгликларни қўйиб, атлантириши керак:

$$\sum F_{kx}=0, \quad \sum F_{ky}=0, \quad \sum F_{kz}=0.$$

(10) тенгликлар фазода жойлашган кесишувчи кучлар мувозанатининг аналитик шартларини ифодалайди. Демак, фазода жойлашган кесишувчи кучлар системаси мувозанатда бўлиши учун бу кучларнинг учала координата ўқидаги проекцияларининг йиғиндиси нолга тенг бўлиши зарур ва етарли. Жисмга қўйилган кесишувчи кучларнинг ҳаммаси бир текисликда ётса, у ҳолда бу кучларнинг мувозанат шартлари фазо иккита бўлади:

$$\sum F_{kx}=0, \quad \sum F_{ky}=0. \quad (11)$$

Демак, текисликда жойлашган кесишувчи кучлар системаси мувозанатда бўлиши учун бу кучларнинг  $x$  ва  $y$  координата ўқларидаги проекцияларининг йиғиндиси нолга тенг бўлиши зарур ва етарли. (10) ва (11) тенгликлар мана шундай кучлар таъсиридаги эркин қаттиқ жисм мувозанатининг зарурий шартлари ҳамдир. Эркин бўлмаган қаттиқ жисмнинг мувозанат шартларида боғланиш реакциялари қатнашади.

#### 15-§. Уч куч теоремаси

Агар эркин жисм бир текисликда ётувчи параллел бўлмаган уч куч таъсири остида мувозанатда бўлса, бу кучларнинг таъсир чизиқлари бир нуқтада кесишади.

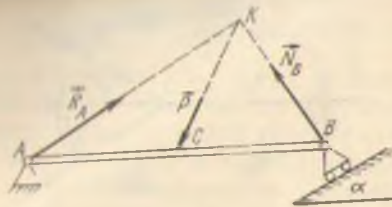
Исботи. Эркин жисмнинг бирор  $A_1$ ,  $A_2$ ,  $A_3$  нуқталарига  $F_1$ ,  $F_2$ ,  $F_3$  кучлар қўйилган бўлсин (29-расм). Бу кучлар текисликда ётиб, уларнинг таъсир чизиқлари бир-бирига парал-





31





30- расм.

чиқади: ҳавонинг қар кучи парракнинг ўқини лётнинг оғирлик марка чиққан вертикал чизиқ ўтадиган нуқтада кесиши керак.

Қўзғалмас цилиндрик шарнир реакциясининг йўналиши (модулини эмас) тоғи бу теоремадан фойдаланиб Бунга битта мисол келтири

**Мисол.**  $A$  нуқтада цилиндрик шарнирға бириктирилган  $B$  нуқтада қўзғалувчи шарнирға (катокка) таянган  $AB$  балкага  $C$  нуқтада  $P$  куч қўйилган (30- расм). Агар боғланиш олиб ташлаб, уларнинг таъсири реакция кучлари билан маълумлаштирилса, унда  $AB$  балкани эркин жисм деб ҳисоб қилиш мумкин. У ҳолда  $AB$  балка берилган  $P$  куч,  $B$  катокда  $N_B$  реакцияси, шарнирнинг  $R_A$  реакцияси таъсири остида мувозанатда туради. Ҳозиргина исбот этилган теоремага асосан бу уч кучнинг таъсир чизиқлари бир нуқтада кесишиши керак. Бироқ  $P$  ва  $N_B$  кучларнинг таъсир чизиқлари маълум улар  $K$  нуқтада кесишади. Демак, цилиндрик шарнирнинг таъсири нуқтада балкага қўйилган  $R_A$  реакцияси ҳам  $K$  нуқтадан ўтатиши, яъни  $AK$  тўғри чизиқ бўйлаб йўналиши керак. У ҳолда тўғрисидаги теорема бу ҳолда  $A$  шарнир реакциясининг йўналиши маълум бўлмаган йўналишини аниқлашга ёрдам беради. Шарнир реакциясининг модулини эмас, балки фақат йўналиши аниқланди, энди модули мувозанат шартларидан фойдаланиб аниқланади.

## 16- §. Масала ечиш

Ҳар қандай масалани ечишга киришишдан олдин унинг шартини диққат билан ўқиб чиқиш, нима берилган ва нима талаб қилини кераклигини албатта билиб олиш, масалани чизма билан тасвирлаш, уни қандай йўл билан ечишни аниқлаш ва унинг натижасини текшириш керак. Статикадан масала ечишда энг аввал ўртага ташланадиган биринчи савол „Изланган миқдорларни аниқлаш учун қайси жисмнинг (ёки нуқтанинг) мувозанати кўриб чиқилади?“ деган саволдир.

Баъзан масалалар берилган кучларни номуайян реакция кучларининг йўналишлари бўйлаб тузувчиларга ажратиш билан ечилади (7- §, 2- масалага қаранг), бироқ кўп ҳолларда масала ечиш жараёни қуйидаги босқичлардан иборат. Бу босқичлар 5- масалани ечиб кўрсатиш жараёнида бирма-бир баён этилади.

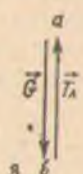
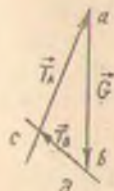
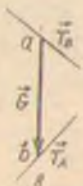
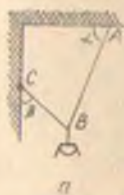
**5- масала.** Оғирлиги  $20 \text{ кН}$  бўлган электр лампа ширинкада осилган бўлиб, кейин  $BC$  ип билан деворга торти



31-рәсм, а). Расмдагы  $\alpha$  бурчак  $60^\circ$  га,  $\beta$  бурчак  $30^\circ$  га тенг,  $AB$  шнурнинг ва  $BC$  ипнинг тортилиш кучларини тап. Шнур ва ипнинг массасини ҳисобга олманг.

Ҳал. Юқорида айтиб ўтилганидек, масала ечишнинг биринчи босқичида қайси жисмнинг мувозанати кўриб чиқилади, уга тенг жавоб берилади. Бу саволга жавоб беринчи ҳам-макт дим осон бўлавермайди. Бу масалада шнурнинг изланаётган тортилиш кучи шнурга қўйилган, ипнинг тортилиш кучи ипга қўйилган. Демак, изланаётган кучнинг иккови иккинчи жисмга қўйилган. Шнурнинг тортилиш кучини текшириш ўрнига уга тенг ва қарама-қарши йўналган реакцияси текширилади, у  $T_B$  билан белгиланади.  $T_B$  реакция лампа осилган ипнинг қўйилган. Ипнинг тортилиш кучи ўрнига уга тенг қарама-қарши йўналган реакция кучи текширилади, у  $T_B$  билан белгиланади,  $T_B$  реакция ҳам лампа осилган  $B$  тугунга қўйилган. Лампачининг оғирлик марказига қўйилган  $G$  оғирлик кучи биринчи ва иккинчи аксиомалардан келиб чиқадиган натижага асосан  $B$  нуқтага кўчирилади. Берилган ва изланаётган кучлар  $B$  нуқтага қўйилган. Демак, биринчи саволга  $B$  нуқтадаги жисмнинг мувозанати кўриб чиқиладиган жавоб берилади.

Масала ечишнинг иккинчи босқичи жисмга таъсир этувчи берилган кучлар чизмада кўрсатилади, жисмнинг мувозанатини текширишлардан бўшатилиб, олинган жисмнинг мувозанатининг реакция кучлари таъсир этувчи кўрсатилади. Боғланиш сифати билан изланаётган шнурнинг  $T_A$  реакция-шнур бўйлаб йўналган, боғланиш сифати билан изланаётган ипнинг  $T_B$  реак-



31-рәсм.



кучи ҳам шининг ўзи бўйлаб йўналган. Лампанинг оғирлиги марказига қўйилган бўлиб, вертикал бўлиши йўналган.  $T_A$ ,  $T_B$  ва  $G$  кучларнинг таъсир чизиқлари бир нуқтада, яъни  $B$  тугунда кесишади (31-расм, б). Расмда алоҳида тасвирланиб, унга таъсир этаётган кучлар кўрсатилди. (Кейинчалик масала ечишни ўрганиб олгач мушунти текшириладиган жисмни расмда алоҳида тасвир қилиш бўлади, унга қўйилган кучларни масала шартини қўйиловчи расмнинг ўзида тасвирлаб қўя қолиш мумкин. Биринчи боғланган бир неча жисмдан иборат конструкцияни текширишда эса ҳар бир жисмни алоҳида чизиб, уларга таъсир этувчи актив кучларни ва реакция кучларини расмда кўрсатиш керак).

Масала ечишнинг учинчи босқичида мувозанат шартини қўйилади. Жисмга қўйилган кучлар системасининг турига қараб, масалани геометрик ёки аналитик усулда ечишга қараб, мувозанат шarti ҳар хил бўлади. Бу масалада жисмга бир нуқтада кесишувчи кучлар таъсир қиляпти. Масала геометрик усулда ечилади. Лампа  $T_A$ ,  $T_B$  ва  $G$  кучлар таъсирида мувозанатда турибди, демак, бу кучлардан тузилган куч учбурчаги теңдир. Энди куч учбурчаги ясаймиз. Куч учбурчаги берилган кучлар билан бошлаб чизилади. Олдин ихтиёрий  $a$  нуқтада  $G$  куч масштабада чизилади (31-расм, в)  $G$  кучнинг бошидан  $a$  охиридан  $T_A$  кучга ёки  $T_B$  кучга параллел чизиқлар ўтказилади. Бу ерда  $G$  кучнинг охиридан  $T_A$  га параллел чизиқ қўйилади. Эндиги чизиқни хоҳлаган жойдан ўтказиб бўлади,  $T_B$  га параллел чизиқ  $G$  кучнинг бошидан ўтказилди. Ўтказилган тўғри чизиқлар бирор нуқтада кесишади (31-расм, г), бу нуқта  $c$  билан белгиланади. Ўша  $c$  нуқта ёпиқ куч учбурчагининг учинчи учи бўлади. Куч учбурчагининг  $bc$  томони  $T_A$  реакцияга параллел ва танлаб олинган масштабада у тенг,  $ac$  томони эса  $T_B$  реакцияга параллел ва танлаб олинган масштабада унга тенг. Кучларнинг йўналиши стрелкалар кўрсатиши билан аниқланади: куч учбурчаги ёпиқ бўлгани учун унинг ҳар бир учида битга кучнинг боши бошқа кучнинг охири бўлиши керак, яъни учбурчақдаги кучлар кетма-кетлиги келиши керак.  $G$  куч пастга вертикал йўналгани учун  $T_A$  ва  $T_B$  реакциялар 31-расм, г да кўрсатилгандек йўналади. Дарҳақиқат-эътиборни куч учбурчагини ясашга яна қаратмоқчимиз. Агар  $T_A$  реакцияга параллел қилиб ўтказиладиган чизиқ  $a$  валгидек кучнинг охиридан эмас, бошидан ўтказилса, у ҳолда куч учбурчаги 31-расм, д дегича бўлади. Иккала куч учбурчаги бир хилдир.

Охириги тўртинчи босқичда номаълум миқдорлар аниқланади, масаланинг тўғри ечилгани текшириб кўрилади ва топилган натижалар анализ қилинади.

Энди номаълум  $T_A$  ва  $T_B$  реакция кучларининг модули



куч учбурчагини ечиб топилади. Бунинг учун учбурчак-  
ички бурчаклари аниқланади.  $G$  куч билан  $T_A$  реакция  
бурчак  $(90^\circ - \alpha)$  га тенг,  $G$  куч билан  $T_B$  реакция  
бурчак  $\beta$  га тенг. Учбурчакнинг ички бурчаклари-  
ининдиси  $180^\circ$  бўлгани учун куч учбурчагининг  $T_A$  то-  
ни билан  $T_B$  томони орасидаги учинчи бурчаги  $(90^\circ + \alpha + \beta)$   
тенг. Куч учбурчаги синуслар теоремасидан фойдаланиб  
ҳар бир томоннинг ўша томон қаршисидаги бурчак  
устига нисбати бир-бирига тенг, яъни

$$\frac{T_A}{\sin \beta} = \frac{T_B}{\sin (90^\circ - \alpha)} = \frac{G}{\sin [90^\circ + (\alpha + \beta)]}$$

ички тенгламадан изланаётган  $T_A$  ва  $T_B$  реакциялар аниқ-  
лади.

$T_A$  ни  $\frac{T_A}{\sin \beta} = \frac{G}{\cos (\alpha - \beta)}$  тенгламадан қуйидагича аниқлай-

$T_B$  ни  $\frac{T_B}{\sin (90^\circ - \alpha)} = \frac{G}{\sin [90^\circ + (\alpha + \beta)]}$  тенгла-

ни топамиз, бу ерда келтириш формулаларига асосан  
 $(90^\circ - \alpha) = \cos \alpha$  ва  $\sin [90^\circ + (\alpha + \beta)] = \cos (\alpha - \beta)$  экани ҳи-

ланади:  $T_B = \frac{G \cos \alpha}{\cos (\alpha - \beta)}$ .

Мисалани ечганда алгебраик кўринишда ҳисоблаш керак.  
изланаётган миқдорлар формулалар билан ифодаланади.  
ҳот топилган натижаларни анализ қилишга имкон беради.  
бил шартида берилган миқдорларнинг сон қийматлари энг  
ирги натижага қўйилади.  $T_A$  ва  $T_B$  нинг ифодаларига  $\alpha =$   
 $30^\circ$ ,  $\beta = 45^\circ$ ,  $G = 20$  Н қийматлар қўйилса,  $T_A = 14,6$  Н,  $T_B =$   
 $10,4$  Н бўлиб чиқади. Аниқланган  $T_A$  ва  $T_B$  реакциялар  $AB$   
ур ва  $BC$  иппинг тортилиш кучларига модул жиҳатидан  
ва қарама-қарши йўналган.

Онди масаланинг тўғри ечилгани текшириб кўрилади. Агар  
сала „Масалалар тўпламидан“ берилган бўлса, унинг тўғри  
илигини билиш учун китобдаги жавобига қараш керак.  
саланинг жавоби берилмаган ҳолларда берилган куч (ёки  
р илча куч) топилган реакцияларнинг йиғиндисига (ариф-  
тик йиғиндисига эмас, геометрик йиғиндисига) тенг бўлиши  
шим. Куч учбурчагидаги  $AC$  томон косинуслар теоремасига  
асос қўлган ички томоннинг йиғиндисига (геометрик йиғин-  
дисига) тенг бўлиши керак.  $T_A$  ва  $T_B$  реакцияларнинг топил-

ган қийматларини  $G = \sqrt{T_A^2 + T_B^2 - 2T_AT_B \cos (\alpha + \beta)}$  формула-  
и қўйсак, ҳақиқатан ҳам  $G = 20$  Н бўлиб чиқади.

Учинчи анализ қилишда ҳам куч учбурчагидан фойдалани-  
лади. Агар  $\beta$  бурчакни ўзгартирмай туриб,  $\alpha$  бурчак кичрай-  
тирадиз, яъни шпур деворга кўпроқ тортилса, куч учбурчаги-

нинг  $\beta$  учидagi  $90^\circ - \alpha$  бурчак катталашади, шунга ярашганча ортади. Энди  $\alpha$  бурчакни ўзгартирмай туриб,  $\beta$  бурчак катталаштирилса, куч учбурчагининг  $a$  учидagi бурчак катталашади, унинг қаршисида турган  $T_A$  реакция ортади.  $\alpha = 90^\circ$  ил  $\beta = 90^\circ$  бўлган ҳолда куч учбурчагининг  $b$  учидagi бурчакни кичрайиб, нолга тенглашади,  $T_A$  реакцияни тасвирлаган  $bc$  томони  $ab$  томон устига тушади, учинчи  $ca$  томон пўқолиб, нуқтага айланиб қолади, учбурчак бу ҳолда ёниқ бўлиши лозимлиги туфайли,  $T_A$  реакция  $G$  га тенглашади,  $ca$  томон билан тасвирланиши лозим бўлган  $T_B$  реакция нолга тенг. Бу шакл *иккибурчак* деб аталади (31-расм). Иккибурчакнинг изланаётган  $T_A$  реакцияси  $G$  оғирлик кучига тенглашадиган тенг бўлиб, иккови бир-бирига қарама-қарши қўйилган.

Бу масалада номаълумлар ( $T_A$  ва  $T_B$ ) ҳам, топиладиган тенгламалар ҳам иккиталиги маълум. Бундай масалалар *икки* тик жиҳатдан *аниқ масалалар* деб, буларда тилга олиниши жисм (ёки жисмлар системаси) статик жиҳатдан *аниқ системалар* деб аталади. Назарий механикада ҳамisha статик жиҳатдан аниқ масалалар ечилади. Бординю номаълумлар кўпи бўлиб, улар қатнашган тенгламалар сони камроқ бўлса, бундай масалалар статик жиҳатдан *ноаниқ масалалар* деб, буларда тилга олинган жисм (ёки жисмлар системаси) статик жиҳатдан *ноаниқ системалар* деб аталади. Статик жиҳатдан ноаниқ масалалар механиканинг материаллар қаршилиги ва шартлар статикаси деб аталадиган курсларида ҳал қилинади.

Энди қуйидаги масала аналитик усулда ечилади. Масала ечишнинг биринчи босқичи авваллагидек бўлади. Энди тугун мувозанати кўриб чиқилади. Иккинчи босқич ҳам ўшандай бўлиб, чунки дастлабки мувозанат шартлари кучлар системасининг турига ва масалани ечиш усулига қараб ҳар хил бўлиши маълум эди.  $B$  тугунга қўйилган кучлар текисликда жойлагани учун икки координата ўқлари:  $x$  ўқи горизонтал у ўқи вертикал ўтказилади.  $G$ ,  $T_A$ ,  $T_B$  кучларнинг ўқлардаги проекциялари ҳисоблаб чиқилади. Аввал  $G$  кучининг  $x$  ўқидаги проекцияси, сўнг  $T_A$  нинг проекциялари, ундан кейин  $T_B$  нинг проекциялари аниқланади:

$$G_x = 0, \quad G_y = -G;$$

$$T_{Ax} = T_A \cos \alpha, \quad T_{Ay} = T_A \cos(90^\circ - \alpha) = T_A \sin \alpha;$$

$$T_{Bx} = -T_B \cos(90^\circ - \beta) = -T_B \sin \beta, \quad T_{By} = T_B \cos \beta.$$

Изоҳ.  $G$  куч  $x$  ўқиға перпендикуляр бўлгани учун унинг  $x$  ўқидаги проекцияси нолга тенг бўлди,  $T_A$  куч  $x$  ўқиға перпендикуляр томонга йўналгани учун унинг  $x$  ўқидаги проекцияси манфий бўлди.



(11) мувозанат шартларидан фойдаланиб, тенгламалар ту-  
рди:

$$\sum F_{kx} = 0; \quad T_A \cos \alpha - T_B \sin \beta = 0,$$

$$\sum F_{ky} = 0; \quad T_A \sin \alpha + T_B \cos \beta - G = 0.$$

Тенгламаларнинг биринчисини  $\cos \beta$  га, иккинчисини  $\sin \beta$  га кўпайтириб,

$$T_A = (\cos \alpha \cos \beta + \sin \alpha \sin \beta) = G \sin \beta$$

ифодасига эга бўламиз. Чап томонда қавслар ичида турган  
икки бурчак айирмасининг косинуси ифодасини билди-  
ради:  $\cos \alpha \cos \beta + \sin \alpha \sin \beta = \cos (\alpha - \beta)$ . У ҳолда юқоридаги  
ифодадан  $T_A$  ни аниқлаймиз:

$$T_A = \frac{G \sin \beta}{\cos (\alpha - \beta)}.$$

$T_A$  нинг бу ифодасига  $G = 20$  Н,  $\beta = 45^\circ$  ва  $\alpha = 60^\circ$  қиймат-  
ларини қўйсак,  $T_A = 14,6$  Н бўлади, бу натижа геометрик йўл-  
дан олинган натижа билан бир хил экани кўришиб турибди.  
Мувозанат тенгламаларидан  $T_B$  топилади, бунинг учун  $T_A$  нинг  
олинган қиймати мувозанат тенгламаларининг биринчисига  
қўйилади, у ҳолда

$$T_B = \frac{T_A \cos \alpha}{\sin \beta} = \frac{G \cos \alpha}{\cos (\alpha - \beta)} = \frac{22 \cdot 0,5}{0,96} = 10,4 \text{ Н}.$$

Жавобни текшириб кўриш ва анализ қилиш масала геомет-  
рик усул билан ишланганда гапириб ўтилган эди, шунинг учун  
у ерда улар ҳақида тўхталиб ўтилмайди.

Текисликда координата ўқларидан бири иложи борица но-  
нълум кучлардан бирига (ёки кучлар кўпроқ бўлган ҳолда —  
бир нечтасига) перпендикуляр қилиб олинса, мувозанат тенг-  
ламалари осон ечилади. Ундан ташқари, кучлар ўзаро муво-  
занатла бўлгани сабабли уларни албатта ўзаро перпендикуляр  
бўлган ўқларга проекциялаш шарт эмас. Шу масаланинг ўзи-  
ни кучларни ўзаро перпендикуляр бўлмаган  $x_1$ ,  $y_1$  ўқларига  
проекциялаш йўли билан ҳам ечиб кўрсатамиз.  $x_1$  ўқини  $T_A$   
га перпендикуляр қилиб,  $y_1$  ўқини  $T_B$  га перпендикуляр қи-  
либ ўтказамиз (31-расм, жс). Бу ҳолда мувозанат тенгламала-  
ри соддароқ бўлади:

$$\sum F_{kx_1} = 0; \quad -T_B \cos 15^\circ + G \cos 60^\circ = 0,$$

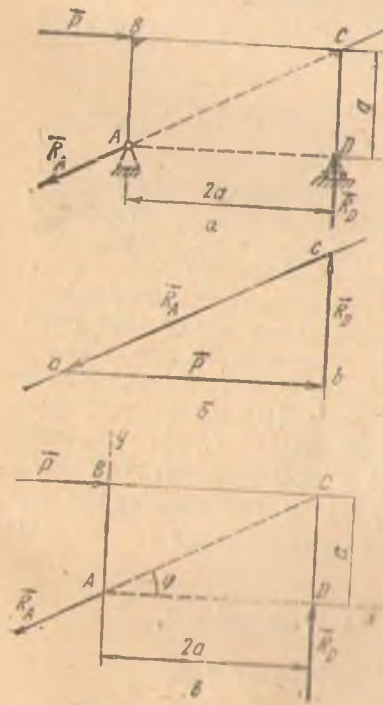
$$\sum F_{ky_1} = 0; \quad T_A \cos 15^\circ - G \cos 45^\circ = 0.$$

$x_1$ ,  $y_1$  ўқлари ана шундай ўтказилгани учун мувозанат тенг-  
ламаларининг ҳар бирида фақат биттадан номаълум қатнашди:

биринчи тенгламада фақат  $T_A$  иккинчи тенгламада эса  $T_B$  қатнашяпти. Бунда бир оз қийинчилик вужудга келтирилади. Бунда  $T_A, T_B, G$  кучларнинг  $x, y$  ўқлари билан ҳосил бўлган бурчакларининг қийматини кўрсатиш кўп вақтни олади.

6-масала.  $ABCD$  рама таянчга  $A$  нуқтада цилиндрик шарнир билан бириктирилган бўлиб,  $D$  нуқтада шарнир устидан қўйилган (32-расм, а). Ўлчамлар расмда кўрсатилган. Рама  $B$  нуқтада горизонтал йўналган  $P$  куч таъсир этганда таянчларда пайдо бўладиган реакцияларни топинг. Раманинг оғирлиги ҳисобга олинмайди.

Ечиш. Таянчларнинг реакциялари ва  $P$  куч рамага қўйилган. Шунинг учун рама мувозанати кўриб чиқилади. Сўра рама рама боғланишлардан (яъни  $A$  шарнирдан ва  $D$  катокдан) бўшатиб, боғланишларнинг ўрнига уларнинг реакциялари қўйилади. Чизмани оддийлаштириш учун раманинг ўзи эркин жисм сифатида алоҳида чизилмайди, бироқ таъсир этувчи кучларни тасвирлаганда уни эркин жисм деб (32-расм, а) тасвирлаш лозим. Рамага уч куч: горизонтал  $P, D$  катокнинг юқорига вертикал йўналган  $R_D$  реакцияси,  $A$  шарнирнинг рамага текислигида ётган  $R_A$  реакцияси таъсир қилади.  $R_A$  реакция



32- расм.

нинг йўналиши маълум эмас.  $R_A$  реакцияни расмда кўрсатамиз. Бироқ рама мана шу уч куч таъсир остида мувозанатда турганлиги учун уч куч тўғрисида теоремага асосан, унинг таъсир чизиқлари бир нуқтада кесишади. Масала геометрик усулда ечилади. Берилган  $P$  куч билан  $R_D$  реакция кучларининг йўналиши маълум эканлигидан фойдаланиб, уларнинг кесишиш нуқтаси топилади. Бу нуқта  $C$  нуқтанинг устига тушади. Шарнирнинг  $R_A$  реакцияси ҳам ўша нуқтадан ўтади, яъни реакция  $R_A$  тўғри чизиқ бўйлаб йўналади, бироқ  $R_A$  реакция  $AC$  тўғри чизиқда қайсига қараб йўналгани маълум эмас. Бунинг учун куч уч бурчаги ясалди. Куч учбурчаги берилган кучдан бошланади. Олдинги масалада берилган куч вертикал йўналган бўлиб, бу масалада эса берилган  $P$  куч горизонтал йўналган бўлиши учун ихтиёрий бир

$P$  куч масштабда горизонтал қилиб чизилади (32-расм, б). Энди  $P$  кучининг бошидан ёки охиридан  $R_D$  реакцияга параллел  $AC$  чизиқ бўйлаб йўналган  $R_A$  реакцияга параллел чизиқлар ўтказилади. Қайси чизиқни олдин ўтказиш мутлақо ихтиёрий,  $R_D$  реакцияга параллел бўлган вертикал чизиқ  $P$  кучининг охиридан,  $R_A$  реакцияга параллел бўлган чизиқ  $P$  кучининг бошидан ўтказилади. Бу икки чизиқ кесилиш нуқта  $C$  билан белгиланади. Бу куч учбурчак ёниқ чизиқлар эканлигидан  $R_D$  реакция вертикал бўйлаб юқорига,  $R_A$  реакция  $AC$  чизиқ бўйлаб пастга томон йўналгани белгиланади. Расм масштабда чизилгани учун  $R_D$  ва  $R_A$  реакциялар қиймати учун куч учбурчагининг томонларига ўша масштабда тенг бўлади. Бу ерда куч учбурчагини ечиш учун икки бурчакларини аниқлаш шарт эмас. Масала шарнирнинг ўрнини  $ACD$  учбурчак  $acb$  учбурчакка ўхшашдир. Шунинг ўхшашлигидан, яъни мос томонлар нисбати тенгликдан фойдаланамиз:

$$\frac{R_D}{DC} = \frac{R_A}{AC} = \frac{P}{AD},$$

яъни айтганда, бу тенгликлар  $R_D$  томоннинг  $DC$  томонга нисбати,  $R_A$  томоннинг  $AC$  томонга нисбати ва  $P$  томоннинг  $AD$  томонга нисбати бир-бирига тенг деб ўқилади.  $AD = 2a$ ,  $DC = a$  эканлиги шартда берилган.  $AC$  томон  $ACD$  учбурчакнинг гипотенузаси бўлгани учун  $AC = a\sqrt{5}$  бўлади.  $\frac{R_D}{a} =$

тенгламадан  $R_D = \frac{P}{2}$  жавобни,  $\frac{R_A}{a\sqrt{5}} = \frac{P}{2a}$  тенгламадан

$$R_A = \frac{P\sqrt{5}}{2} \text{ жавобни топамиз.}$$

Энди масала аналитик усулда ечилади.  $x$  ўқини (номълум реакцияга тик қилиб) горизонтал,  $y$  ўқини вертикал қилиб қўлиб, координаталар бошини  $A$  нуқтада оламиз (32-расм, в). Реакциянинг  $x$  ўқига оғиш бурчаги маълум эмас, уни  $\varphi$  билан белгилаб, қиймати аниқланади.  $ACD$  учбурчакдан  $\operatorname{tg} \varphi = \frac{DC}{AD} = \frac{a}{2a} = 0,5$ . Энди кучлар  $x, y$  ўқларига проекцияланади:

$$\begin{aligned} R_{Ax} &= -R_A \cos \varphi, & R_{Ay} &= -R_A \sin \varphi, \\ R_{Dx} &= 0, & R_{Dy} &= R_D, \\ P_x &= P & P_y &= 0. \end{aligned}$$

Шундан мувозанат тенгламалари тузилади:

$$\begin{aligned} \sum F_{Ax} &= 0; & -R_A \cos \varphi + P &= 0, \\ \sum F_{Ay} &= 0; & -R_A \sin \varphi + R_D &= 0. \end{aligned}$$

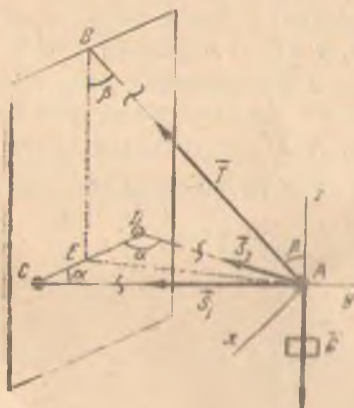


Координата ўқлари қулай қилиб ўтказилганлиги ушундан тенгламаларининг биринчисидан биттагина нол қаттиқлигиди, ўша тенгламадан  $R_A = \frac{P}{\cos \varphi}$  ечим топилади.  $\cos \varphi$  ўрнига унинг 9-сифда „Алгебра ва элементар функциялар“ курсида ўтиладиган  $\cos \varphi = \frac{1}{\sqrt{1 + \tan^2 \varphi}}$  ифодасини миз. Ниҳоят,  $R_A = P\sqrt{1,25}$  ечимни топамиз.  $R_A$  нинг геометрик усулда топилган қиймати аналитик усулда топилган қиймати билан бир хил экани кўришиб турибди. Иккинчи тенгламадан  $R_D = R_A \sin \varphi$  ечимни ёки унга  $\sin \varphi = \frac{\tan \varphi}{\sqrt{1 + \tan^2 \varphi}}$   $= \frac{1}{\sqrt{5}}$  қийматни қўйиб,  $R_D = P\sqrt{1,25} \frac{1}{\sqrt{5}} = \frac{P}{2}$  ечимни

миз.  $R_A$  реакция қийматининг ишораси мусбат бўлиб чунки унинг ўқиға тескари томонга йўналганини, яъни унинг учбурчаги кўрсатиб турган йўналиши тўғри эканини билим ради. Жавобни текшириб кўриш ва анализ қилиш студентларга ҳавола қилинади.

7-масала. Оғирлиги  $G = 180 \text{ Н}$  бўлган юк  $A$  илмоққа оlingan бўлиб, бу илмоқни  $AC$  ҳамда  $AD$  стержень ва  $AB$  арқон тугиби туради (33-рasm). Стерженьлар бир-бирига ва деярлик шарнирлар билан бириктирилган. Стерженьларнинг оғирлиги ҳисобга олинмайди.  $ACD$  учбурчак текислиги горизонтал,  $CE = ED$  ва  $\angle ECA = \angle PDA = \alpha$ ,  $AB$  арқон  $EB$  вертикал бўлиб,  $\beta$  бурчак ҳосил қилади.  $AC$  ва  $AD$  стерженьларнинг, шунингдек,  $AB$  арқоннинг реакция кучларини аниқланг.

Ечиш. Изланаётган кучлар юк осилган илмоққа қўйилган шунинг учун ўша  $A$  илмоқнинг мувозанати кўриб чиқиладиган.  $A$  илмоқ икки стержень ва арқондан иборат бирикмаларга бўшатилиб, уларнинг таъсирида мувозанатда бўлади. Реакция акциялари билан алмаштирилади.  $G$  юкнинг оғирлик кучи  $G$   $A$  нуқтадан ўтадиган қилиб қўйилади.  $A$  нуқтага  $AC$  стерженьнинг ўзи бўйлаб йўналган  $S_1$  реакция акцияси,  $AD$  стерженьнинг ўзи бўйлаб йўналган  $S_2$  реакция акцияси,  $AB$  арқоннинг ўзи бўйлаб йўналган  $T$  реакцияси ва, ниҳоят,  $G$  юкнинг оғирлик кучи таъсирида мувозанатда бўлади. Стерженьларни чўзиладиган деб ҳисоблаб, уларнинг реакцияси  $A$  тугундан стерженьлар бўйлаб  $C$  ва  $D$  нуқталар томонга йўналтирилади. Масала ечиб билингач бирор реакциянинг иш



33-рasm.

... бу ишора ўша стерженнинг сиқилаётган кучлар билан тенг бўлади. Бу кучлар бир нуқтада кесишувчи кучлар бўлиб, тегишсиз бўлиб ётмайди. Номатълум кучларни куч кўпчилиги билан буни билан топиш мумкин эди, лекин у фазовий нуқтадаги учун ушбу номатълум кучларни аниқлаш анча қийин. Шу сабабдан бу масалани фақат аналитик усулда ечамиз. Координатлар босни  $A$  нуқтада олинади.  $x$  ўқи  $CD$  тўғри чизиқ билан қилиб олинади,  $y$  ўқи тенг ёнли  $ACD$  учбурчнинг  $CA$  босини бўйлаб йўналтирилади,  $z$  ўқи эса вертикал бўлиб юқорига йўналтирилади. Икки стерженнинг  $s_1$  ва  $s_2$  проекциялари горизонтал  $xy$  текисликда ётади, уларнинг  $x$  ўқлари билан ҳосил қилган бурчаклари расмдан кўриниб кетди.  $T$  реакция кучи вертикал  $yz$  текисликда ётгани учун  $x$  ўқида перпендикуляр бўлиб, унинг бу ўқдаги проекцияси нолга тенг.  $G$  куч вертикал бўйлаб пастга йўналгани учун  $x$  ўқида ҳам,  $y$  ўқида ҳам проекция бермайди. Бу масалада ҳар бир кучнинг координата ўқларидаги проекцияларини ялоҳида ёзиб ўтирмай, тўппа-тўғри мувозанат тенгловларини тузилади:

$$\sum F_{kx} = 0; \quad s_1 \cos \alpha - s_2 \cos \alpha = 0,$$

$$\sum F_{ky} = 0; \quad -s_1 \sin \alpha - s_2 \sin \alpha - T \sin \beta = 0,$$

$$\sum F_{kz} = 0; \quad T \cos \beta - G = 0.$$

Ушбу кучларнинг  $x$  ўқидаги проекциялари йиғиндисининг нолга тенг бўлиши шу кучлар таъсири остида турган жисмнинг  $x$  ўқи бўйлаб силжимаслигини билдиради. Шу кучлар таъсири остида турган жисм,  $y$ ,  $z$  ўқлари бўйлаб ҳам силжимай тургани билан, демак, бу жисм мувозанатда турган бўлади. Бу мувозанат тенгламаларининг механик маъноси ана шу. Мувозанат тенгламаларининг учинчисидан  $T$  аниқланади:  $T = \frac{G}{\cos \beta}$ . Биринчи тенглама  $\cos \alpha$  га қисқартирилса,  $s_1 = s_2$  эканлиги келиб чиқади. Иккинчи тенгламада  $s_2$  нинг ўрнига  $s_1$  қўйилади, унда тенглама  $2s_1 \sin \alpha = -T \sin \beta$  кўринишга эга бўлади, бу тенгламадан  $s_1$  ни топиб, ундаги  $T$  нинг ўрнига  $\frac{G}{\cos \beta}$  ифода ёзилади:  $s_1 = s_2 = -\frac{T \sin \beta}{2 \sin \alpha} = -\frac{G \operatorname{tg} \beta}{2 \sin \alpha}$ .

Ана  $\beta$  бурчаклар ўткир бурчаклар бўлгани учун  $\operatorname{tg} \beta$  намуналарнинг қиймати касрнинг ишорасига таъсир қилмайди, яъни, стерженлар сиқилар экан. Дастлаб  $AB$  арқоннинг реакциясини кўрсатишда уни чўзилади деб фараз қилган эдик, реакциянинг ишораси мусбат бўлиб чиқиши унинг йўналиши тўғри эканини, яъни  $AB$  арқоннинг ҳақиқатан ҳам чўзинишини билдиради.



Энди кучни олдин текисликка, кейин ўққа проекция туғри келадиган бир масалани кўриб чиқамиз.

В-масала. Бир-бирига  $D$  нуқтада шарнир билан бириктирилган  $AD$  ва  $BD$  стерженларни  $CD$  сим тортиб турадиган (расм). Стерженлар тагликка ҳам  $A$  ва  $B$  нуқталарда шарнир билан бириктирилган.  $D$  шарнирға оғирлиги  $G = 100$  бўлган юк осилган. Бурчаклар расмда кўрсатилган. Бўла-юкларнинг реакцияси аниқлансин.

Ечиш. Бу масаланинг ечилиши 7-масаланикидан кўпайинча қилмайди. Бунда ҳам  $AD$ ,  $BD$  стерженларнинг реакцияси ушша стерженлар бўйлаб йўналган, лекин уларни ўққа бевосита проекциялаб бўлмайди. Координаталар системаси рақиб кўрсатилганидек қилиб ўтказилади.  $AD$  ва  $BD$  стерженларнинг  $R_A$  ва  $R_B$  реакцияларини,  $C$  симнинг  $R_D$  реакцияси расмда кўрсатамиз. Барча реакциялар ва юкнинг оғирлиги  $G$  чи мувозанати текшириладиган  $D$  нуқтага қўйилган. Аввал текшириш кучларнинг координата ўқларидаги проекциялари текширилмайди.

$R_A$  ва  $R_B$  реакциялар  $x$  ўқи билан  $45^\circ$  бурчак ҳосил қилган; уларнинг  $x$  ўқидаги проекциялари мос равишда  $R_{Ax} = R_A \cos 45^\circ$  ва  $R_{Bx} = R_B \cos 45^\circ$ . Лекин бу реакцияларнинг  $y$  ва  $z$  ўқларига бевосита проекциялаб бўлмайди, чунки уларнинг  $y$  ва  $z$  ўқлари билан ҳосил қилган бурчаклари маълум эмас. Шунинг учун бу реакциялар олдин уз текисликка проекцияланади, бу проекциялар  $ABD$  учбурчак текислиги билан вертикал уз текислик кесишган  $OD$  тўғри чизиқ устига ташланади.  $R_A$  ва  $R_B$  реакциялар  $OD$  кесма билан бир хил  $45^\circ$  бурчак ҳосил қилади:  $R_{Ayz} = R_A \cos 45^\circ$ ,  $R_{Byz} = R_B \cos 45^\circ$ .  $R_{Ayz}$  ва  $R_{Byz}$  реакцияларнинг текисликдаги проекциялари 35-расмда алоҳида чизиб кўрсатилди. Энди текисликдаги  $R_{Ayz}$  ва  $R_{Byz}$  проекциялар  $y$  ўқида проекцияланади: бу проекциялар билан  $y$  ўқи орасидаги бурчак  $30^\circ$  бўлгани учун  $R_{Ay} = -R_{Ayz} \cos 30^\circ$  ва  $R_{By} = -R_{Byz} \cos 30^\circ$  бўлади, бу ерда  $R_{Ayz}$  ва  $R_{Byz}$  ларнинг ифодалари қўйилади:  $R_{Ay} = -R_A \cos 45^\circ \cos 30^\circ$  ва  $R_{By} = -R_B \cos 45^\circ \cos 30^\circ$ . Худди шунга ўхшаш,  $R_A$  ва  $R_B$  реакцияларнинг  $z$  ўқидаги проекциялари ҳам аниқланади.



34- расм.



35-расм.

шарнинг  $z$  ўқидаги проекциялари ҳам  $R_{Ayz}$  ва  $R_{Byz}$  ни про-  
екциялаб топилади:  $R_{Az} = -R_{Ayz} \cos 60^\circ$  ва  $R_{Bz} = -R_{Byz} \cos 60^\circ$ .  
Энди  $R_{Ayz}$  ва  $R_{Byz}$  проекцияларнинг ифодаларини қўйиб,  
 $R_{Az} = -R_A \cos 45^\circ \cos 60^\circ$  ва  $R_{Bz} = -R_B \cos 45^\circ \cos 60^\circ$  экани  
кўрилади. Ишнинг энг қийини ана шу эди.

Билди  $R_c$  реакциянинг проекциялари тўғрисида икки оғиз  
 $R_c$  реакция вертикал текисликда  $DC$  кесма бўйлаб йўнал-  
ганлиги  $x$  ўқида проекция бермайди:  $R_{cx} = 0$ . Бу  $R_c$  ре-  
акциянинг  $y$  ва  $z$  ўқлардаги проекциялари мос равишда  $R_{cy} =$   
 $R_c \cos 15^\circ$ ,  $R_{cz} = -R_c \cos 75^\circ$ . Кесишувчи кучларнинг му-  
вофиқлашувчи тенгламалари тузилади:

$$\sum F_{kx} = 0; \quad -R_A \cos 45^\circ + R_B \cos 45^\circ = 0,$$

$$\sum F_{ky} = 0; \quad -R_A \cos 45^\circ \cos 30^\circ - R_B \cos 45^\circ \cos 30^\circ -$$

$$-R_c \cos 15^\circ = 0,$$

$$\sum F_{kz} = 0; \quad -R_A \cos 45^\circ \cos 60^\circ - R_B \cos 45^\circ \cos 60^\circ -$$

$$-R_c \cos 75^\circ - G = 0.$$

Уч номаълумли учта чизиқли тенгламалардан иборат бўл-  
ган бу системанинг ечимлари  $R_A = R_B = 264$  кН,  $R_c = 335$  кН.  
Шарнинг  $R_B$  га тенг бўлиши биринчи тенгламадан кўриниб  
қолди.

### М а с а л а л а р

1. Бир-бирига тик бўлган иккита силлиқ  $AB$  ва  $BC$  қия те-  
кисликларда оғирлиги 6 кН бўлган бир жинсли  $O$  шар туриб-  
ди (36-расм).  $BC$  текислик билан горизонтал текислик ораси-  
даги бурчак  $60^\circ$ . Шарнинг ҳар қайси текисликка кўрсатадиган  
силлиқ кучи аниқлансин. Жавоб:  $N_D = 5,2$  кН;  $N_E = 3$  кН.

2. Бир учи  $A$  нуқтага боғланган  $AB$  арқоннинг  $B$  учига  $O$   
блокдан ўтказилган  $BCD$  арқон боғланган (37-расм).  
Арқоннинг  $D$  учига оғирлиги  $Q = 10$  кН бўлган юк осилган.  
Тўрпалар вазиятда арқонлар  $BE$  вертикал чизиқ билан  $\alpha =$

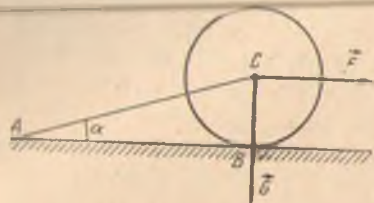


36-расм.

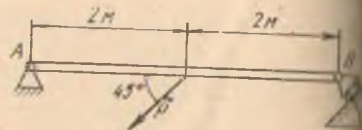


37-расм





38-расм.



39-расм.

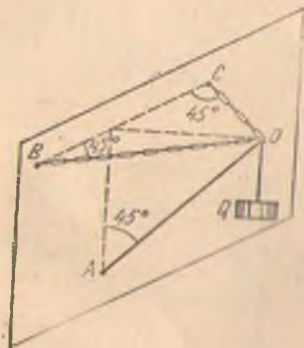
$\alpha = 45^\circ$ ,  $\beta = 60^\circ$  бурчак ҳосил қилади. Блокда ишқаланиш деб ҳисоблансин.  $AB$  арқоннинг  $T$  тортилиш кучи ва  $O$  нинг оғирлиги аниқлансин. Жавоб:  $T = 12,2$  кН;  $G = 13,7$  кН.

3. Горизонтал силлиқ текисликда ётган бир жинсли цилиндрга  $C$  нуқтада горизонтал йуналган  $F$  куч таъсир қилди (38-расм). Цилиндрнинг оғирлиги  $G$ . Уни қиялик бурча  $\alpha$  бўлган  $AC$  стержень силжитмай туради. Стерженьни чузун  $N$  кучни ва текисликнинг  $B$  нуқтадаги вертикал  $R_B$  реакция аниқлансин. Жавоб:  $N = G \cos^{-1} \alpha$ ,  $R_B = G + F \tan \alpha$ .

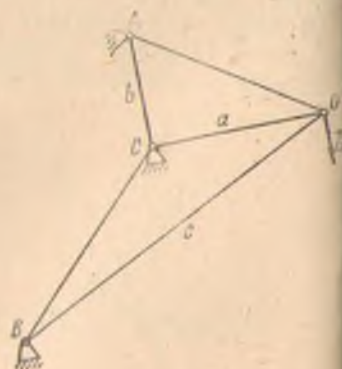
4.  $AB$  балка  $A$  таянчга шарнир билан бириктирилган, унинг  $B$  учи қўзғалувчи шарнирда қўйилган (39-расм). Балканинг ўртасига  $P = 2$  кН куч расмда кўрсатилганча таъсир қилди. Балканинг оғирлигини ҳисобга олмасдан таянч реакция аниқлансин. Жавоб:  $R_A = 2,24$  кН;  $R_B = 1$  кН.

5.  $Q = 100$  кН юкин  $CA$  стержень ва горизонтал ётган  $OB$  ва  $OC$  занжирлар тутиб туради (40-расм).  $OA$  стержень  $O$  нуқтага шарнир ёрдамида бириктирилган бўлиб, горизонтал билан  $45^\circ$  бурчак ҳосил қилади.  $\angle CBO = \angle BCO = 45^\circ$ . Стерженьнинг  $R$  реакцияси ва занжирларнинг  $T$  тортилиш кучи топилисин. Жавоб:  $R = 141$  кН;  $T = 71$  кН.

6. Учта  $OA$ ,  $OB$ ,  $OC$  стержень бирга қўшилган  $O$  нуқтага юк осилган (41-расм).  $OB$  ва  $OC$  стерженьлар горизонтал



40-расм.



41-расм.

...  $OA$  стерженьлар вертикал текисликда туради.  $OB = a$ ,  $OC = b$  кесмаларни берилган деб ҳисоблаб,  $T_A = 0$  (чўзилади),  $T_B = 0$ ,  $T_C = -G \frac{a}{b}$  (сиқи-

... бўлган силлиқ ярим сфера ичига томони  $a$  га бўлган мунтазам учбурчак шаклида ишланган бир жинсли пластинка қўйилган. Пластинканинг оғирлиги  $G$ . Бу пластинка сфера ичиди горизонтал вазиятда мувозанатда турганда унинг учлари сферага қандай босим беради? Жавоб:

$$N = \frac{Gr\sqrt{3}}{3\sqrt{3r^2 - a^2}}.$$

## 17-§ Фермалар

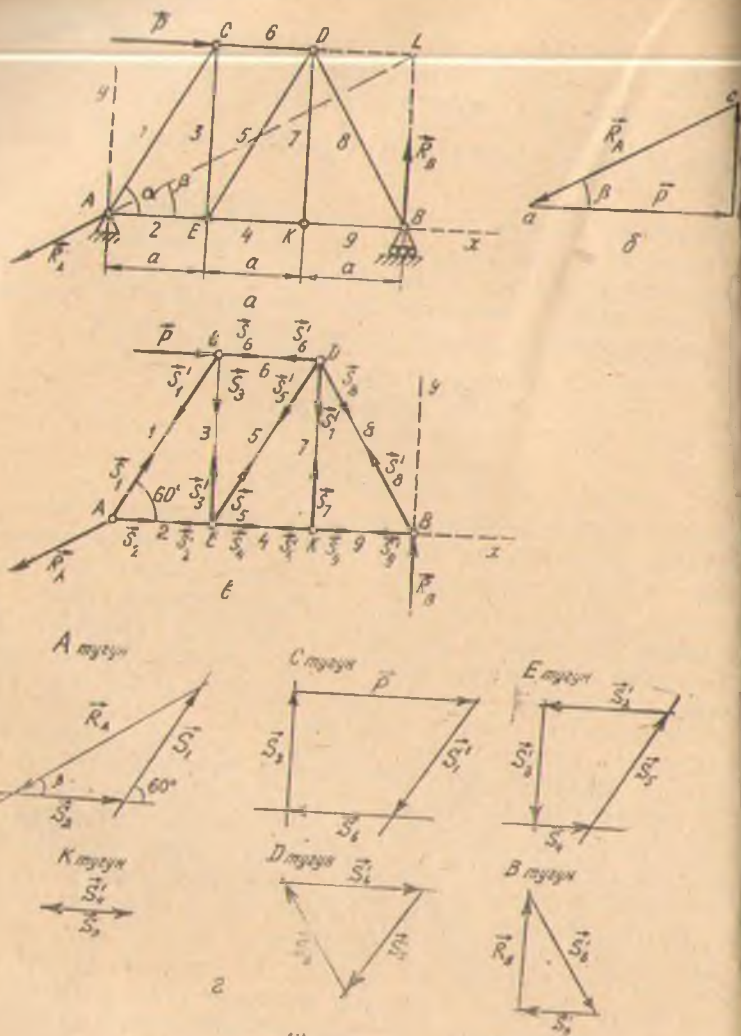
Ушарин, бино, самолёт ва бошқа иншоотларда ферма деб аталган конструкция ишлатилади. Ферма тўғри стерженьлар билан бириктирилади. Энди стерженьларнинг ҳаммаси бир текисликда ётадиган, ташқи кучлар ҳам ўша текисликда таъсир қилган ҳоллар текширилади. Стерженьлар бириктирилган ферманинг тугунлари дейилади. Стерженьларнинг қўшилган фермага таъсир этаётган кучларга қараганда кичик бўладиган стерженьларнинг оғирлиги эътиборга олинмайди. Фермада ишлатиладиган фермаларда шарнирлар идеал бўлади, ҳатто стерженьлар бир-бирига шарнирлар билан эмас, ташқи парчин миҳлар билан маҳкам бириктириб қўйилади. Фермадаги стерженьлар сонини одагда тоқ бўлади; юпшириқлар билан бириктирилган баъзи фермаларда стерженьлар сонини тоқ бўлади, битта стержень (42-расм) таянч стержени бўлади. Ташқи кучлар фермага фақат тугунларда қўйилади. Шунинг учун ферманинг стерженьлари ё сиқилади, ё чўзилади. Мисол тариқасида битта фермани ҳисоблаб чиқамиз (43-расм); фермани ҳисоблаш дегани ферманинг таянч реакцияларини ва стерженьларда пайдо бўладиган зўриқиш кучларини аниқлашни билдиради. 43-расм,  $a$  да кўрсатилган фермага  $C$  нуқтада горизонтал йуналган  $P = 20$  кН куч қўйилган.  $\alpha = 60^\circ$ .  $A$  ва  $B$  нуқталардаги таянч реакцияларини ва стерженьларда пайдо бўладиган зўриқиш кучларини топинг.

Чизиш. 1. Таянч реакцияларини аниқлаш. Фермага қўйилган ташқи кучларни кўриб чиқамиз: улар берилган куч, таянчларнинг  $R_A$  ва  $R_B$  реакциялари. Дастлаб ферманинг тугунларидаги шарнирларни йўқ деб, фермани яхлиг бир



42-расм.





43-расм.

жисм деб фараз қиламиз. Ферма боғланишлардан бўшатилади. В нуктада қўзғалувчи шарнир турибди, унинг реакцияси таянч юзасига, яъни горизонтал текисликка тик йўналади, у расмда В нуктага қўйиб кўрсатилади. А нуктада турган цилиндр шарнир  $R_A$  реакциясининг йўналиши маълум эмас.  $R_A$  реакциясининг йўналиши параллел бўлмаган уч куч тўғрисидаги теоремадан фойдаланиб аниқланади, чунки ферма бир текисликда ётган уч  $P$ ,  $R_A$ ,  $R_B$  куч таъсирида мувозанатда турибди, демак, бу уч кучнинг таъсир чизиқлари бир нуктада кесишиши шарт. Берилган  $P$  куч билан  $R_B$  реакция қа-

рақ,  $R_A$  реакция ҳам ўша ердан ўтиши керак.  $P$  куч билан  $R_B$  реакция кесишган нукта  $L$  билан белгиланади,  $R_A$  реакция  $AL$  тўғри чизиқ бўйлаб йўналади, лекин бу чизиқ қўққа қараб йўналгани номаълум. Уни куч тўғрисида кўрсатади. Энди ёпиқ куч учбурчагини ясаймиз. Берилган куч учбурчаги берилган кучдан, яъни  $P$  кучдан бўйлаб чизилади.  $P$  куч бирор  $a$  нуктага қўйилиб маълум бўлганда горизонтал қилиб чизилади (43-расм, б).  $P$  куч билан реакциялардан бирига, масалан,  $R_B$  га параллел чизиқ ўтказилади (48-расм, б). Сўнгра  $R_A$  реакцияга параллел чизиқ чизиб, бу чизиқлар кесиштирилса, изланаётган ёпиқ куч учбурчаги ҳосил бўлади.  $abc$  куч учбурчаги 43-расм, а билан  $ABC$  учбурчакка ўхшаш.  $R_A$  реакция ўша  $AL$  тўғри чизиқ бўйлаб дастлаб кўрсатилган йўналишда эмас, балки унга қарши йўналган экан. Номаълум реакциялар учбурчакларнинг ўқинишлигидан фойдаланиб аниқланади:

$$\frac{R_A}{AL} = \frac{R_B}{BL} = \frac{P}{AB}.$$

Икки тенгламадан  $R_A$  ва  $R_B$  реакциялар аниқланади, бунинг учун  $AL$  ва  $BL$  кесмаларининг узунлиги аниқланиши керак. Масала шартда  $AE = a$  деб берилгани учун  $EC = BL = AB \lg \alpha = a \lg \alpha$ . Бу ҳолда  $AL$  гипотенуза  $AL = \sqrt{AB^2 + BL^2} = \sqrt{10a^2 + 3a^2} = 2\sqrt{3}a = 3,46a$ .  $R_A$  ни  $\frac{R_A}{AL} = \frac{P}{AB}$  тенгламадан,

ни  $\frac{R_B}{BL} = \frac{P}{AB}$  тенгламадан топамиз:  $R_A \approx 20,4 \text{ кН}$ ;  $R_B = 3,85 \text{ кН}$ .

Энди  $R_A$  ва  $R_B$  реакциялар аналитик усулда аниқланади. Бунинг учун координата ўқлари ўтказилади. Координаталар бослиғини А нуктада олиб,  $x$  ўқи ўнг томонга горизонтал у ўқи қорига тик йўналтирилади.  $R_A$  реакциянинг  $x$  ўқи билан ҳосил қилган бурчаги  $\beta$  билан белгиланади,  $\lg \beta = \frac{BL}{AB} = 0,578$ ; бундан  $\beta = 30^\circ$  эканлиги келиб чиқади. Кучлар текисликда жойлашган кесишувчи кучлар бўлгани учун уларнинг мувозанат тенгламалари:

$$\sum F_{rx} = 0; \quad P - R_A \cos \beta = 0,$$

$$\sum F_{ry} = 0; \quad -R_A \sin \beta + R_B = 0.$$

Тенгламаларнинг биринчисидан  $R_A = 23,06 \text{ кН}$  экани, иккинчисидан  $R_B = 11,53 \text{ кН}$  экани топилади.

2. Стерженларда пайдо бўладиган зўриқиниш кучларини аниқлаш. Бунинг учун тугунни кесиш деб аталадиган усул қўлланади. Берилган кучлар ва боғла-



Шунингнинг реакция кучлари таъсири остида ферма му-  
натдан бўлгани учун унинг ҳаёлан кесиб олинган ҳар би-  
рунги ҳам мувозанатда туриши керак. Кесиб олинган те-  
ларга кесиб юборилган стерженларнинг реакциялари, шу-  
дек баъзи ҳолларда берилган кучлар ва таянч реакция-  
таъсир қилади. Стерженларнинг реакциялари стержен-  
пайдо бўладиган зўриқиш кучларига модул жиҳатдан  
бўлиб, уларга тескари йўналади. Стерженларнинг реакция-  
 $s$  ва  $s'$  билан белгиланади,  $s=s'$ . Ҳисоблашга эндигина  
киришган вақтда ҳали ферманинг қайси стержени сиқилган,  
си стержени чўзилган экани маълум бўлмайди. Шунинг  
шартли равишда ҳамма стерженлар чўзилган деб, яъни  
стерженларнинг реакциялари тугундан стерженнинг ўртасига  
мон йўналган деб фараз қиламиз. Агар ҳисоблаш натижа-  
бирор реакциянинг қиймати минус ишорали бўлиб чиқса,  
ишили стержень сиқилаётган бўлади. Энг олдин  $A$  тугун  
силади, чунки бу тугунда реакцияси аниқланмаган икки  
стержень (1 ва 2-стержень) бор. Бу масалада энг олдин  $B$  ту-  
ғни кесиш ҳам мумкин эди, чунки унда ҳам реакцияси а-  
ниқланмаган икки (8, 9) стержень бор. Буларга қараб ол-  
таянчлардаги тугунларни кесиш керак деган фикр чиқмас-  
лозим.  $C$  тугунни кесиш мумкин эди, лекин унда реак-  
цияси аниқланмаган учта (1, 3, 6) стержень учрашади, те-  
ликда жойлашган кесишувчи кучларнинг иккита мувозан-  
ат тенгламасидан учта номаълум реакцияни топиб бўлмай-  
шунинг учун иш реакцияси аниқланмаган икки стержень  
рашадиган  $A$  тугунни кесишдан бошланди,  $A$  тугунга  $A$  те-  
рабиянинг  $R_A$  реакцияси ва кесилган 1- ва 2-стерженнинг  $s_1$ ,  
 $s_2$  реакциялари қўйилган (43-расм,  $\theta$ ). Координата ўқлари  
вайлгича олинади.  $A$  тугунга қўйилган кесишувчи кучларни  
мувозанат тенгламалари тузилади:

$$\sum F_{Rx}=0; \quad s_2 + s_1 \cos \alpha - R_A \cos \beta = 0,$$

$$\sum F_{ky} = 0; \quad s_1 \sin \alpha - R_A \sin \beta = 0.$$

Бу тенгламаларга  $\sin \beta$  ва  $\cos \beta$  нинг таянч реакциялари аниқлашда топилган қийматларини қўйиб,  $s_1 = 13,31 \text{ кН}$ ,  $s_2 = 13,32 \text{ кН}$  экани топилади. Иккала реакциянинг ншораси мувофиқ бўлиб чиқди, демак, 1- ва 2-стерженьлар ҳўзилади. Расмда  $s_1$  реакция  $C$  тугунга,  $s_2$  реакция  $E$  тугунга қўйилад. Энди реакцияларининг туғри топилишини куч учбурчагини асос текшириб қўрилади, бу учбурчак ёпиқ бўлиши керак (43-расм. 2).

Энди қайси тугунга утмин деган савол туғилади. Кесилган тугунда бошқалардан таъқари реакцияси ҳали аниқланмаган икки стержень учрашидиган бўлиши керак, бу  $C$  тугундир.  $C$  тугун кесилади, унга берилган  $P$  куч, 1-стерженьнинг ҳозиргина аниқланган  $s_1 - s_2$  реакцияси, кесилган 3-и

реакцияларнинг  $s_1$  ва  $s_2$  реакциялари қўйилган (43-расм, а).  $C$  тугунга қўйилган мувозанат тенгламалари:

$$\sum F_{kx} = 0; \quad P - s'_1 \cos \alpha + s_6 = 0,$$

$$\sum F_{ky} = 0; \quad -s'_2 \sin \alpha - s_3 = 0.$$

Бу тенгламаларнинг ечими  $s_3 = 11,53$  кН,  $s_6 = 13,35$  кН. 3- ва 4-тугунларнинг реакцияси манфий бўлиб чиқди, демак бу кучлар тўқилади. Энди  $C$  тугунга қўйилган кучларнинг ҳар бирига проекцияларини ҳисобга олиб, куч купбурчаги (тўртбурчак) шундан (43-расм, г): у ёпиқ бўлиши керак. Бу ерда кучларга танлов бериш керак. Текисликда жойлашган кучлар кучларининг мувозанатига тегишли олдин ечиб кўришдан янада аниқлаш берилган кучлар битта бўлиб, куч купбурчаги янада аниқлаш айни ўша берилган куч чизилар эди. Энди  $C$  тугундаги кучлар учун куч купбурчаги янада аниқлаш кучлар битта эмас, балки иккита: берилган  $P$  куч ва реакция  $s'_1$  реакция кучи. Шунинг учун куч купбурчаги янада  $P$  куч билан  $s'_1$  реакцияни йўналишларига қўйиб кўриш, сўнгра эса изланаётган  $s_3$  ва  $s_6$  кучларга параллел бўлган тўғри чизиқларининг бирини кўришдан, иккинчисини  $s'_1$  реакциянинг охиридан кўришдан.

Расмда  $E$  тугунга,  $s'_6$  реакция  $D$  тугунга қўйилган.

Энди  $D$  тугун кесилади, унга ҳаммаси бўлиб тўрт куч:  $s'_2$  реакция,  $s_3$  реакция ва кесилган 4 ва 5-стерженнинг  $s_4$  ва  $s_5$  реакциялари қўйилган. Бу кучларнинг мувозанат тенгламалари шундан:

$$\sum F_{kx} = 0; \quad s_4 + s_5 \cos \alpha - s'_2 = 0,$$

$$\sum F_{ky} = 0; \quad s_5 \sin \alpha + s_3 = 0.$$

Бу учун кучларнинг  $z$  ўқидаги проекциялари тенгламаси шунданми? Бу ердаги иккинчи тенглама жуда содда бўлиб қолди. Нима учун  $s_4$  ва  $s'_2$  реакцияларнинг проекцияси бу тенгламага кирмай қолди? Чунки икки тенгламанинг ечими  $s_3 = 11,53$  кН,  $s_4 = 6,66$  кН.  $E$  тугунга қўйилган кучларнинг ҳар бирига проекцияларини ҳисобга олиб куч купбурчаги (тўртбурчак) шундан (43-расм, г). Расмда  $s_4$  реакция  $K$  тугунга,  $s_5$  реакция  $D$  тугунга қўйилади. Энди хоҳласан  $D$  тугунни, хоҳласан  $K$  тугунни кесамиз, чунки бу тугунларнинг ҳар бирида ҳали реакцияси аниқланмаган икки стержен учрашади.  $K$  тугунни кесишга қарор қилдик.



$K$  тугунга ҳозиргина аниқланган  $s'_4$  реакция ва 7 ва 9-стерженларнинг номаълум  $s_7$  ва  $s_9$  реакцияларини  $K$  тугунга қўйилган  $s'_4$ ,  $s_7$  ва  $s_9$  кучларнинг муvoзират тенгламалари тузилади:

$$\sum F_{Kx} = 0; \quad s_9 - s'_4 = 0,$$

$$\sum F_{Ky} = 0; \quad s_7 = 0.$$

Кўриниб турибдики, у ўқига фақат  $s_7$  реакция беради, лекин муvoзанат тенгламасидан  $s_7 = 0$  экани чиқади. Шундай бўлишини тенглама тузмасдан олдин фермалар ҳақидаги леммага асосланиб айтиш мумкин. Ҳақиқатан ҳам,  $s_7 = 0$  бўлиб чиқди. Бу ҳол масаланинг ечилаётганини билдиради.  $s_7 = 0$  бўлганига қараб, 7-стержень олиб ташласа булар экан, деган фикр чиқмаслиги керак, 7-стержень олиб ташланса, ферма қаттиқ конструкция бўлиб қолади. Биринчи тенгламадан  $s_9 = s'_4 = +6,66$  кН экани келиб чиқади. Кучларнинг ҳақиқий йўналишини ҳисобга олиб куч бурчаги (бу ҳолда иккибурчак) ясаллади, у ҳақиқатан ёпиқ бўлади, яъни бу тугундаги икки куч модул жиҳати тенг бўлиб, қарама-қарши йўналган (43-расм, з). Расмда реакция  $B$  тугунга қўйилади: гарчи  $s_7$  реакция нолга бўлса ҳам умумийликка зарар келтирмаслик учун  $s_7$  реакция  $D$  тугунга қўйилади. Энди  $D$  тугун кесилади, унга олдин аниқланган  $s_6$ ,  $s_5$ ,  $s_7$  реакциялар ва кесилган 8-стержень  $s_8$  реакцияси қўйилган. Бу кучлар учун ҳам иккита муvoзират тенгламаси тузиш мумкин, лекин аниқланиши керак бўлган фақат битта реакция ( $s_8$  реакция) қолди. Шунинг учун  $s_8$  реакция қатнашган фақат битта тенглама тузилади. Бу тенглама кучларнинг  $x$  ўқидаги проекциялари йиғиндиси бўлиши ҳам  $y$  ўқидаги проекциялари йиғиндиси бўлиши ҳам мумкин. Биринчи кучларнинг  $y$  ўқидаги проекциялари тенгламасини тузиш маъқул:

$$\sum F_{Ky} = 0; \quad -s_8 \sin \alpha - s'_5 \sin \alpha = 0,$$

чунки  $s_7$  реакциянинг ўзи нолга тенг. Бу тенгламани  $\sin \alpha$  қисқартириб,  $s_8 = -s'_5 = -13,32$  кН экани топилади. 8-стержень сиқилади. Бу тугунга қўйилган кучлар учун куч учбурчаги (диққат қилинг: тўртбурчак эмас — учбурчак) ясаллади, чунки  $s_7 = 0$ . Бу учбурчак ёпиқ куч учбурчаги бўлади (44-расм, з).  $s'_8$  реакция  $B$  тугунга қўйилади. Изланган ҳамма реакциялар аниқланди. Кесилмаган фақат битта тугун қолди, ҳам бўлса,  $B$  тугундир.  $B$  тугунда учрашадиган 8 ва 9-стерженларнинг реакциялари ҳам аниқланди. Шунга қарамасдан  $B$  тугун ҳам кесиб кўрилади, ундан номаълумларни аниқлаш мақсадида эмас, балки топилган реакцияларни текшириб к

қандай қойиллинилади.  $B$  тугунига уч куч қўйилган:  $R_B$  реакциялар.  $B$  тугуни мувозанатда тургани учун  $\sum F_x = 0$  ва  $\sum F_y = 0$  ўқларидаги проекциялари йиғиндиси алоҳида нолга тенг бўлиши керак ёки шу уч кучдан  $\sum F_x = 0$  ва  $\sum F_y = 0$  тенг бўлиши керак. Аввал мувозанат тенгламаларини тузиб, улардаги реакциялар ўрнига қийматларни қўйиб, айниинг ҳосил бўлиши керак:

$$\sum F_x = 0; \quad -s_8 \cos \alpha - s_9 = -(-13,32) \cdot 0,5 - 6,66 = 0,$$

$$\sum F_y = 0; \quad s_8 \sin \alpha + R_B = -13,32 \cdot 0,866 + 11,53 = 0.$$

Ушбу ҳақиқий йўналишини ҳисобга олиб тузилган кучларнинг қим ҳақиқатда ёпиқ бўлиб чиқди (43- расм, 2 да

на). Шунинг натижаларига қараб стерженларда ҳосил бўлган кучларни тегишли жадвал тузилади.

| Стержен          | 1     | 2     | 3     | 4    | 5     | 6     | 7 | 8     | 9    |
|------------------|-------|-------|-------|------|-------|-------|---|-------|------|
| Кучнинг йўналиши | +     | +     | -     | +    | +     | -     |   | -     | +    |
| Кучнинг қиймати  | 13,31 | 13,32 | 11,53 | 6,66 | 13,32 | 13,35 | 0 | 13,32 | 6,66 |

## 18- §. Фермалар ҳақида леммалар

**Лемма.** Агар ферманинг ташқи куч қўйилмаган тугунида стержень учрашса, бу стерженларнинг реакцияси нолга тенг бўлади (44- расм).

**Исботи.** А нуқтада кесишувчи  $s_1$  ва  $s_2$  кучларнинг мувозанат тенгламалари тузилади:

$$\sum F_{kx} = 0; \quad s_2 + s_1 \cos \alpha = 0,$$

$$\sum F_{ky} = 0; \quad s_1 \sin \alpha = 0.$$

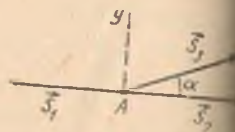
Иккинчи тенгламада  $\sin \alpha$  нолдан фарқ қилгани учун  $s_1 = 0$  натижада чиқиб келилади.  $s_1 = 0$  қиймати биринчи тенгламага қўйиб,  $s_2$  нолга тенг бўлиши аниқланади. Шу билан лемма исбот этилди.

**Лемма.** Агар ферманинг ташқи куч қўйилмаган тугунида стержень учрашиб, улардан икkitаси бир тўғри чизикда бўлса, учинчи стерженнинг реакцияси нолга тенг бўлади. Шунинг олдинги икkitасининг реакциялари бир-бирига тенг бўлади (45- расм).





44-расм.



45-расм.

Исботи. А нуқтада кесишувчи  $s_1, s_2, s_3$  кучларининг  
возанат тенгламалари тузилади:

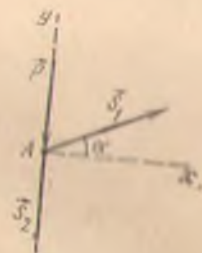
$$\begin{aligned}\sum F_{kx} &= 0; & s_2 + s_3 \cos \alpha - s_1 &= 0, \\ \sum F_{ky} &= 0; & s_3 \sin \alpha &= 0.\end{aligned}$$

Иккинчи тенгламадан  $s_3 = 0$  эканлиги кўришиб туриб,  
нинг қиймати биринчи тенгламага қўйилса,  $R_2 = s_1$  бўли-  
қади. Шу билан лемма исбот бўлди. Бунга 17-§ да  
қилинган ферманинг К тугуни мисол бўлади:  $s_1 = 0, s_2 = 0$ .  
3-лемма. Агар ферманинг икки стержень учрашган  
нига стерженлардан бирининг ўқи бўйлаб йўналган т  
куч қўйилган бўлса, бу стержендаги зўриқиш кучи шу  
қи кучга модули жиҳатидан тенг бўлиб, иккинчи стерже  
ги зўриқиш кучи нолга тенг (46-расм).

Исботи. А тугунда кесишувчи кучларнинг муво  
тенгламалари тузилади,

$$\begin{aligned}\sum F_{kx} &= 0; & s_1 \cos \alpha &= 0, \\ \sum F_{ky} &= 0; & s_1 \sin \alpha - p - s_2 &= 0.\end{aligned}$$

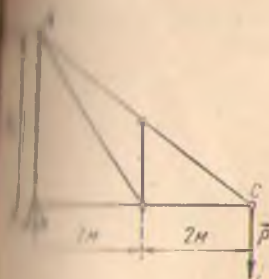
Биринчи тенгламадан  $s_1 = 0$  эканлиги кўришиб турибди  
нинг нолга тенг қиймати иккинчи тенгламага қўйилса,  $s_2 = 0$   
бўлиб чиқади. Шу билан лемма исбот бўлди.



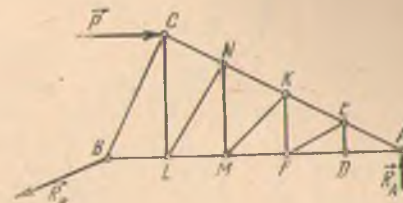
46-расм.



47-расм.



48-расм.



49-расм.

### 18-§ ларга доир масалалар

Кўтариш крани 47-расмда кўрсатилган ферма шаклида  
бўлиб,  $G = 20$  кН юк кўтариб турибди. Ўлчамлар  
кўрсатилган. Кранининг таянч реакцияларини ва стер-  
женларда пайдо бўлган зўриқиш кучларини топинг. Жавоб:  
 $R_A = 10$  кН;  $R_B = 28,3$  кН.

Ферманинг С тугунига вертикал йўналган  $P = 5$  кН куч  
қўйилган (48-расм). Ўлчамлар расмда кўрсатилган. Ферманинг  
реакцияларини ва стерженларда пайдо бўладиган зўри-  
қиш кучларини топинг. Жавоб:  $R_A = 6,66$  кН,  $R_B = 8,33$  кН.

Одинги масалада тилга олинган фермада  $P$  куч йўна-  
лини ўзгартирмасдан С тугунга эмас, А тугунга қўйилса,  
реакциялари ва стерженларидаги зўриқиш кучлари ни-  
га тенг бўлади?

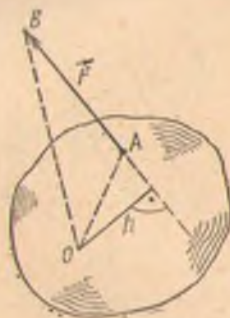
Таянч реакциялари олдин аниқлаб қўйилган ферманинг  
зўриқишлари нолга тенг бўлган стерженларини фермалар  
қилиш леммалардан фойдаланиб аниқланг (49-расм). Иш  
қилиштириш учун D, E, F, K, M, N тугуналарини мана шу  
расмда бирин-кетин кўриб чиқинг. Стерженларга номер  
қилинг.

### 3-БОБ КУЧНИНГ МАРКАЗГА ВА ЎҚҚА НИСБАТАН МОМЕНТЛАРИ

#### 19-§. Кучнинг марказга нисбатан моменти

Тяжирбанинг кўрсатишича, жисмга куч таъсир қилганда  
ушбу жисмга ҳаракатга келтиришдан ташқари баъзан би-  
р марказ атрофида айлантиради ҳам.

Чизма текислигига тик бўлган қўзғалмас ўқ атрофида ай-  
ланган оладиган қаттиқ жисмнинг А нуқтасига ўша текисликда  
қўйилган  $F$  куч қўйилган деб фараз қиламиз (50-расм). Жисм  
айланган қўзғалмас ўқ чизма текислигини О нуқтада кеси-  
бди. О марказдан  $F$  кучнинг таъсир чизигига тик қилиб



50-расм.



51-расм.

туширилган  $h$  кесма кучнинг  $O$  марказга нисбатан деб аталади.  $O$  нуқта момент маркази дейилади. Кўйилиш нуқтасини таъсир чизиги бўйлаб кўчириш бўлгани сабабли кучнинг жисмни айлантириш таъсири унга сага: 1) кучнинг  $F$  модули ва  $h$  елка узунлигига, 2)  $O$  марказдан ва  $F$  кучдан ўтадиган  $OAB$  бурилиш текислиги вазиятига, ниҳоят, 3) бу текисликда бурилиш йўналиши боғлиқ. Кучнинг жисмга кўрсатадиган айлантириш таъсирининг миқдор жиҳатдан кучнинг марказга нисбатан моменти тушунча орқали ифодаланади. Кучнинг марказга нисбатан моменти деб куч модули билан кучнинг ўша нуқтага нисбатан елкасининг плюс ёки минус ишора билан олинган кўпайтмасига айтилади. Бу момент алгебраик момент дейилади. Кучнинг  $O$  марказга нисбатан олинган алгебраик моменти  $m_0(F)$  символ билан белгиланади. Таърифга биноан,

$$m_0(F) = \pm Fh.$$

Агар  $F$  куч жисмни  $O$  марказ атрофида соат стрелкаси йўналишига тескари айлантirmoқчи бўлса, моментнинг ишораси мусбат қилиб, акс ҳолда манфий қилиб олинади. Кучнинг марказга нисбатан моментининг ўлчов бирлиги куч бирлигининг узунлик бирлигига кўпайтмасига тенг. Куч Ньютон бўлганда, узунлик метр ҳисобида ўлчанса, моментнинг ўлчов бирлиги  $1 \text{ Н} \cdot \text{м}$  бўлади. Кучнинг марказга нисбатан моментининг таърифидан кучни ўз таъсир чизиги бўйлаб кўчирганда, момент марказидан ўтса (яъни  $h=0$  бўлса), кучнинг марказга нисбатан моменти нолга тенг бўлади. Марказга нисбатан моментнинг сон қиймати  $OAB$  учбурчак юзининг икки баробари тенг (50-расмга қаранг). Бу учбурчакда  $AB$  томи куч бирликларида ифодалангани учун  $OAB$  учбурчакнинг юз бирликларида эмас, куч моменти бирликларида ифодаланади.



## Вариант таъсир этувчининг моменти тўғрисида Вариант теоремаси

Теорема. Текисликда жойлашган кесишувчи кучлар тенг таъсир этувчининг бирор марказга нисбатан олинган моменти кучларнинг ўша марказга нисбатан олинган моментларининг алгебраик йиғиндисига тенг.

Исбот. Искот этиш учун текисликда  $A$  нуқтада кесилувчи кучлар ( $F_1, F_2, \dots, F_n$ ) кучлар системаси кўриб чиқилади. Нуқта  $O$  марказ олиб, у орқали  $OA$  кесмага  $OA$  ўқи ўтказилади: ўқининг мусбат йўналиши шунинг кучлардан ҳар бирининг  $O$  марказга нисбатан моменти билан мос келадиган кучнинг ўқдаги проекциясининг ишораси билан белгиланади. Энди  $m_0(F_1), m_0(F_2), \dots, m_0(F_n)$  моментларининг йиғиндисини аниқланади. (12) формулага асосан  $m_0(F_1) = OA \cdot F_{1x}$ , яъни  $OAB_1$  учбурчакнинг юзи асоси билан баландлиги кўпайтмасининг ярмига тенг. Бу ерда асоси деб  $OA$  кесма, баландлик  $Ob_1$  бўлади:  $2\Delta OAB_1$  юзи  $OA \cdot Ob_1$ ,  $Ob_1$  кесма  $F_1$  кучининг  $Ox$  ўқидаги проекциясини билдириши билан  $Ob_1 = F_{1x}$ . Шунинг учун

$$m_0(F_1) = OA \cdot F_{1x}. \quad (13)$$

Аналогично кучларнинг моменти ҳам шу каби ҳисобланади.  $F$  кучнинг  $Ox$  ўқидаги проекцияси манфий бўлганда ҳам (13) формула тўғри бўлади, бунда кучнинг проекцияси манфий бўлганлиги учун  $m_0(F_1)$  ишораси ҳам манфий бўлади.

Аналогично  $F_2, \dots, F_n$  кучларнинг тенг таъсир этувчиси  $R$  билан нисбатан  $O$  марказга нисбатан моменти билдирилади,  $R = \sum F_k$ . Энди 10-§ да тилга олинган теоремадан фойдаланиб, тенг таъсир этувчининг бирор ўқдаги (масалан,  $Ox$  ўқидаги) проекцияси кўшилувчи кучларнинг ўша ўқдаги проекцияларининг йиғиндисига тенг экани, яъни  $R_x = \sum F_{kx}$  экани аниқланади. Бу тенгликнинг иккала томони  $OA$  билан кўпайтирилади.

$$OA \cdot R_x = \sum (OA \cdot F_{kx}).$$

Аналогично  $Oy$  ўқидаги  $R_y$  проекцияси кўпайтмаси турибди. (13) формулага асосан бу кўпайтма  $m_0(R)$  га, яъни тенг таъсир этувчининг  $O$  марказга нисбатан моменти га тенг. Шунинг томондаги кўпайтма эса ҳар бир кучнинг  $O$  га нисбатан моменти билдиради. Демак, юқоридаги тенглик

$$m_0(R) = \sum m_0(F_k). \quad (14)$$

Аналогично ёзилади. Теорема шу билан исбот этилди. (14) формула Вариант теоремасининг математик ифодасидир.

Қўтиқ жисмга қўйилган фазовий кучлар системаси ҳисобида кучнинг марказга нисбатан моменти тушуниқ бўлишига бирмунча кенгроқ баён этган маъқул.

$F$  кучнинг жисми айлантириш таъсири сифатидаги таъсир уч нарсага боғлиқ эканини, яъни 1) моментнинг моменти, 2)  $F$  кучнинг таъсир чизиғи ва  $O$  марказдан ўтадиган бурилиш текислигининг вазиятига ҳамда 3) ўша текисликда бурилиш йўналишига боғлиқ эканлиги айтиб ўтилган. Ҳамма кучлар ва  $O$  марказ бир текисликда жойлашган бўлиб,  $OAB$  бурилиш текислигининг вазиятини доим таърифлаш мумкин. Ҳамма кучлар ва  $O$  марказдан ўтадиган  $OAB$  текислигига алоқадор бўлиб, шунинг учун кучнинг  $O$  марказга нисбатан моментини  $\pm Fh$  га тенг бўлган алгебраик скаляр қилиб таърифлаш мумкин. Бу ердаги ишора бурилиш йўналишини кўрсатади.

Бироқ кучлар фазода ихтиёрий равишда жойлашган бўлиб, ҳар хил кучларнинг бурилиш текислиги турлича ва бўлиб, улар қўшимча равишда тавсифлаб берилиши керак. Маълумки, текисликнинг фазодаги вазияти бу текисликнинг  $O$  марказга нисбатан моментининг модулига тенг бўладиган бўлиб, бу векторнинг йўналиши кучнинг буриш йўналишини кўрсатади. Бу вектор  $m_0(F)$  символ билан белгиланади.

Шунинг учун умумий ҳолда  $F$  кучнинг  $O$  марказга нисбатан олинган  $m_0(F)$  моменти  $O$  марказга қўйилган  $m_0$  вектор билан белгиланади, унинг модули маълум масштабда  $F$  кучнинг модули билан  $h$  елка қўпайтмасига тенг бўлиб, ўзи  $O$  марказдан ва  $F$  кучдан ўтадиган  $OAB$  текисликка тик туради (52-расм).  $m_0$  векторни шундай томонга йўналтириш керакки, унинг учидан туриб қаралганда куч  $OAB$  текислигига соат стрелкасининг ҳаракатига тескари айлантирилган бўлиши кўринадиган бўлиши керак. Демак,  $m_0$  вектор уч нарсага, яъни моментнинг модули,  $F$  кучнинг марказга нисбатан моментининг модули, ҳар хил кучлар учун ҳар хил бўлган бурилиш текислигининг вазиятини, ўша текисликда кучнинг бурилиш йўналишини билдиради.



52-расм.

бурилиш йўналишини билдиради.  $m_0$  векторнинг қўйилиш нуқтаси  $O$  марказга нисбатан олинган марказнинг ўрнини кўрсатади. Кучнинг марказга нисбатан моменти қанча момент бирлиги ( $\text{Н} \cdot \text{м}$  га) тенг бўлса, бу момент тасвирлайдиган  $m_0$  векторнинг узунлиги масштабга мос келадиган шундай узунлик бирлигига тенг бўлади. Кучнинг марказга нисбатан моментининг вектори сирпанувчи вектордир.



### Кучнинг марказга нисбатан моментини вектор кўпайтма орқали ифодалаш

Кучнинг ҳаракатни эслатиб ўтиш керак:  $a$  ва  $b$  векторларининг қўпайтмани шундай бир  $c$  вектордирки, бу  $c$  вектор  $a$  ва  $b$  векторларнинг текисликка тик бўлиб, шундай томонга йўналишга, унинг учидан туриб қаралганда  $a$  ни  $b$  нинг устига қўйиб,  $a$  ва  $b$  билан тушириш учун уни соат стрелкаси ҳақиқатан тескари буриш керак.  $c$  векторнинг модули маълум бўлганда  $OA$  ва  $F$  векторлардан ясалган параллелограммнинг диагональи,  $OA$  ва  $F$  векторларнинг  $OA \times F$  вектор кўпайтмани (53-расм) кўриб чиқишда вектор кўпайтманинг таърифи фойдаланилади.  $OA$  ва  $F$  векторлардан ясалган параллелограммнинг юзи иккита  $OAB$  учбурчакнинг юзига тенг. Шундан яасан, вектор кўпайтманинг модули

$$|OA \times F| = 2 \Delta OAB \text{ юзи.}$$

Бундан  $m_0$  векторнинг модули ҳам  $2 \Delta OAB$  юзига тенг, шунинг

$$|OA \times F| = m_0.$$

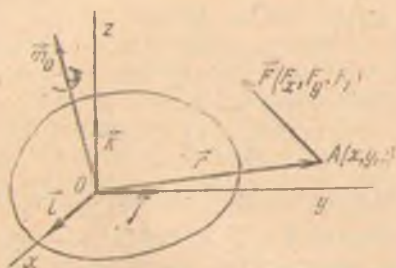
$OA \times F$  вектор  $OAB$  текисликка тик бўлиб, шундай томонга йўналишга, унинг учидан туриб қаралганда  $OA$  ни  $F$  нинг устига энг қисқа йўл билан тушириш учун соат стрелкаси ҳаракатига тескари буриш керак.  $OA \times F$  вектор  $m_0$  вектор билан бир хил йўналган. Демак,  $OA \times F$  вектор билан  $m_0$  векторнинг модули тенг, йўналиши бир хил. Ундан ташқари, бу икки вектор ўлчов бирлиги жиҳатидан аини бир эканлигини ифодалайди. Шунинг учун

$$m_0 = OA \times F \text{ ёки } m_0 = r \times F \quad (15)$$

қилини ёзилади, бу ерда  $OA = r$  вектор  $A$  нуқтанинг  $O$  марказга нисбатан *радиус-вектори* деб аталади. Куч моментининг (15) ифодасидан баъзи теоремаларни исбот этишда фойдаланилади.

$F$  кучининг  $O$  марказга нисбатан олинган momenti  $O$  марказга куч қўйилган  $A$  нуқтага туташтирувчи  $r$  радиус-вектор билан кучининг вектор кўпайтмасига тенг.

(15) формула  $m_0$  моментни аналитик равишда ҳисоблаб чиқаришга ҳам имкон беради.  $O$  марказ орқали  $Oxuz$  координат ўқлари ўтказилади (53-расм). Бу ўқларда  $F$  кучининг  $F_x, F_y, F_z$  проекциялари ва куч қўйилган  $A$  нуқтанинг  $x, y, z$  координаталари берилган бўлсин, деб фараз қиламиз. У ҳолда икки векторнинг кўпайтмасини детерминант билан ифо-



53-расм.



54-расм.

далаш формуласига асосан,  $m_0$  вектор қуйдагича ифодаланади:

$$m_0 = r \times F = \begin{vmatrix} i & j & k \\ x & y & z \\ F_x & F_y & F_z \end{vmatrix}$$

бу ердаги  $i, j, k$  — координата ўқларининг бирлик векторлари,  $x, y, z$  —  $r$  радиус-векторнинг ўқлардаги проекциялари,  $A$  нуқтанинг координаталари. Ҳар қандай вектор қабил векторни ҳам бирлик векторлар орқали  $m_0 = m_{0x}i + m_{0y}j + m_{0z}k$  шаклида ёйиш мумкин. Демак, (15) детерминантнинг йўл элементлари бўйича ёйилса,  $m_0$  векторнинг координата ўқларидаги проекциялари

$$m_{0x} = yF_z - zF_y, m_{0y} = zF_x - xF_z, m_{0z} = xF_y - yF_x$$

тенгликлар билан ифодаланади. Бу проекциялардан фойдаланиб  $m_0$  векторнинг модулини ва йўналишини (йўналтиру косинусларини) аниқлаш мумкин:

$$m_0 = \sqrt{m_{0x}^2 + m_{0y}^2 + m_{0z}^2},$$

$$\cos \alpha = \frac{m_{0x}}{m_0}, \cos \beta = \frac{m_{0y}}{m_0}, \cos \gamma = \frac{m_{0z}}{m_0}.$$

### 23-§. Кучнинг ўққа нисбатан моменти

Кучлар фазода ихтиёрий жойлаштирилганда статика маълумотларини ечишда кучнинг ўққа нисбатан моменти тушуниқлиқ билан фойдаланилади. Кучнинг ўққа нисбатан моменти кучнинг жисмни аниқ бир ўқ атрофида айлантириш кучини билдиради.

Бирор  $z$  ўқи атрофида айлана оладиган қаттиқ жисмни кўриб чиқамиз (54-расм). Бу жисмнинг  $A$  нуқтасига  $F$  кучи



Бу куч  $z$  ўқи билан бир текисликда ётмайди. Ўқда-  
 н  $O$  нуқтадан  $z$  ўқига тик қилиб  $ху$  текислигини ўтқа-  
 тиради. Иккинчи тузувчига ажратилади. Бу тузувчилардан  
 биринчиси  $ху$  текисликка параллел қилиб  
 тузувчи  $F_z$ , иккинчи тузувчи  $F_{xy}$  билан  
 ажратилади. ( $F_{xy}$  тузувчи берилган  $F$  кучнинг  $ху$  текислик-  
 кидан кесилган бўлади.)  $F_z$  куч  $z$  ўқига параллел бўлиб  
 тузувчи  $ху$  жисмини бу ўқ атрофида айлантира олмайди,  
 тузувчи  $ху$  бўйлаб суришга интилади. Демак,  $F$  куч-  
 нинг айлантириш таъсири  $F_{xy}$  тузувчи ҳосил қилаётган  
 момент билан бир хил бўлади. Шунинг учун  $F$  кучнинг  $z$   
 қаратилган моментини  $m_z(F)$  билан белгилаб,

$$m_z(F) = m_z(F_{xy})$$

бу  $m_z(F_{xy})$  символ эса  $F_{xy}$  кучнинг  $z$  ўқига нисбатан  
 моментини билдиради.  $z$  ўқига тик бўлган текисликда ётган  
 моментнинг (тўғриси, кучнинг текисликдаги проекциясининг)  
 айлантириш таъсири  $F_{xy}$  кучнинг модули билан кучдан ўққа-  
 қаратилган  $h$  масофа кўпайтмаси орқали ифодаланади. Бироқ  
 кучнинг  $z$  ўқи билан  $ху$  текислик кесилган  $O$  нуқтага  
 қаратилган моментини ҳам ўша  $F_{xy}h$  кўпайтма орқали ифодалани-  
 лади. Ҳам  $m_z(F_{xy}) = m_0(F_{xy})$  ёки юқоридаги теңглик-  
 дан,

$$m_z(F) = m_0(F_{xy}) = \pm F_{xy}h \quad (16)$$

оламиз. Бу ифода эса кучнинг ўққа нисбатан мо-  
 ментини таърифидир: кучнинг ўққа нисбатан моментини алге-  
 браик равишда бўлиб, кучнинг ўққа тик бўлган текисликдаги  
 проекциясининг  $h$  масофа билан текислик кесилган нуқтага нисбатан  
 моментига тенг.

Нисбатан моментнинг ишораси қуйидагича аниқлана-  
 ди: кучнинг мусбат учидан туриб қаралганда  $F_{xy}$  про-  
 екциясининг  $O$  нуқта атрофида соат стрелкаси ҳаракатига  
 айлантиришга интилса, моментнинг ишораси мусбат  
 бўлиб, соат стрелкаси ҳаракати бўйича айлантиришга  
 интилса, ишора манфий қилиб олинади.

Кучнинг ўққа нисбатан моментини унинг  $F_{xy}$  проекцияси-  
 нинг марказидан тузилган  $Oab$  учбурчакнинг иккиланган  
 қаратилган ифодалаш ҳам мумкин:

$$m_z(F) = \pm 2 \Delta Oab \text{ юзи.}$$

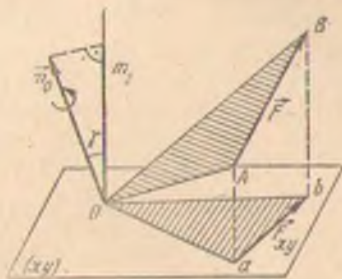
Кучнинг ўққа нисбатан моментини ҳисоблаш босқичларини  
 келтириб берамиз.  $F$  кучнинг бирор  $z$  ўқига нисбатан моментини  
 ҳисоблаш учун: 1)  $z$  ўқига тик қилиб  $ху$  текислик ўтқа-  
 тиради; 2)  $F$  кучни ўша текисликка проекциялаб,  $F_{xy}$  про-  
 екциясининг модули аниқланади; 3)  $z$  ўқи билан  $ху$  текислик  
 кесилган  $O$  нуқтадан  $F_{xy}$  проекциясининг таъсир чизигига тик

4. Агар куч ўққа тик бўлса, кучнинг шу ўққа моменти куч модули билан кучдан ўққача бўлган масофага тенг.





54-рasm.



56-рasm.

проекцияланади, кучнинг проекцияси икки ўқ билан тузувчиларга ажратилади, Вариньон теоремаси аниқлади ва ҳоказо. Ниҳоят,

$$\begin{aligned} m_x(F) &= yF_z - zF_y, \\ m_y(F) &= zF_x - xF_z, \\ m_z(F) &= xF_y - yF_x. \end{aligned} \quad (17)$$

Булар ҳосил бўлади. Булар кучнинг координата ўқларига нисбатан олинган моментининг аналитик ифодаларидир. Буларнинг координата ўқларидаги проекциялари ва қўйилиш нуқталарининг координаталари маълум бўлган ҳолда моментни ҳисоблашнинг фойдаланиб ҳисоблаб чиқариш мумкин.

### 3. Кучнинг ўққа нисбатан momenti билан марказга нисбатан momenti орасидаги муносабат

Бирор жисмни бирор  $A$  нуқтада  $F$  куч қўйилган бўлсин. Бирор  $O$  нуқтага ўқи ўтказиб, унда ихтиёрий бир  $O$  нуқтадан  $F$  кучдан  $O$  марказга нисбатан олинган момент- $m_0$  вектори  $O$  нуқтага қўйилган бўлиб,  $OAB$  текисликка параллел бўлган  $\Delta OAB$  юзининг иккиланганига тенг бўлади.

$$m_0 = 2 \Delta OAB \text{ нинг юзи,}$$

Бундан  $z$  ўқига тик қилиб  $xu$  текислик ўтказамиз.  $F$  куч- $F_{xy}$  нисбатан  $m_z(F)$  моментини аниқлаш учун кучни  $F_{xy}$  проекциялаб,  $F_{xy}$  проекциянинг ўқ билан те- $m_z(F)$  моментини  $O$  нуқтага нисбатан моментини аниқлаймиз.  $F_{xy}$  проекциянинг соң қиймати  $Oab$  учбурчак юзининг иккилан-  
(18-рasm.)

$$m_z(F) = 2 \Delta Oab \text{ юзаси.}$$

$Oab$  учбурчак  $OAB$  учбурчакнинг  $xu$  текисликлари-  
параллелдир. Геометриядан маълумки, текис шакл проек-

сининг юзи проекцияланаётган шаклнинг юзи билан проекция ётган текисликлар орасидаги икки ёқли косинусининг кўпайтмасига тенг. Текисликлар орасидаги ёқли бурчак эса бу текисликларга ўтказилган тик чизик (нормаллар) орасидаги бурчакка тенг.  $OAB$  учбурчаклигига ўтказилган тик чизик  $m_0$  вектор,  $Oab$  учбурчаклигига ўтказилган тик чизик  $z$  ўқидир.  $m_0$  вектор  $z$  ўқи орасидаги бурчакни  $\gamma$  билан белгилаб,

$$\Delta Oab \text{ юзи} = \Delta OAB \text{ юзи} \cos \gamma.$$

тарзида ёза оламиз. Бу тенгликнинг иккала томонини кўпайтириб,  $OAB$  ва  $Oab$  учбурчак юзларининг икки тарафларининг мос равишда  $m_0$  ва  $m_z(F)$  га тенг эканини ҳисобга олиб,

$$m_z(F) = m_0 \cos \gamma$$

тарзида ёза оламиз.  $m_0 \cos \gamma$  кўпайтма  $m_0 = m_0(F)$  векторнинг  $z$  ўқидаги проекциясини ифодалагани учун (18) тенглик яна

$$m_z(F) = m_{0z} \text{ ёки } m_z(F) = [m_0(F)]_z$$

шаклида ёзиш мумкин. Охирги тенгликнинг ўнг томонини ифода кучнинг  $O$  марказга нисбатан олинган моментининг  $z$  ўқидаги проекциясини билдиради. Агар  $z$  ўқида  $O$  нуқтага нисбатан  $m_0$  векторнинг сон қиймати ўзгариши ўзгариши, чунки ҳар гал  $OAB$  учбурчак ўзгариши бўлиши мумкин, бироқ  $m_0$  векторнинг  $z$  ўқидаги проекцияси  $Oab$  учбурчаклигига тенг бўлгани ҳолда ўзгармай қолади. Натижада қўйидаги теорема исбот қилинди;  $F$  кучнинг  $O$  марказга нисбатан momenti шу кучнинг  $z$  ўқидаги ихтиёрий  $m_0$  векторига нисбатан олинган моментини тасвирловчи векторнинг  $z$  ўқидаги проекциясига тенг.

Шу теореманинг татбиқи сифатида кучнинг ўққа нисбатан моментининг аналитик ифодаларини унинг марказга нисбатан олинган моментининг учинчи тартибли детерминант сифатида ёзилган (15') ифодасидан келтириб чиқарамиз.  $m_0$  векторни қандай вектор каби бирлик векторлар орқали  $m_0 = m_{0x}i + m_{0y}j + m_{0z}k$  шаклида ёзилади, бу ердаги  $m_{0x}$ ,  $m_{0y}$ ,  $m_{0z}$  —  $m_0$  векторнинг координата ўқларидаги проекцияларини билдиради. Шунинг учун зиргина исбот этилган теоремага асосан, бу проекцияларнинг тегишли координата ўқига нисбатан олинган моментининг тенг.  $m_0$  векторнинг  $m_{0x}$ ,  $m_{0y}$ ,  $m_{0z}$  проекциялари (15'') формуласида (22-§ га қаранг) ифодаланган эди. Шунинг учун

$$m_x(F) = yF_z - zF_y,$$

$$m_y(F) = zF_x - xF_z,$$

$$m_z(F) = xF_y - yF_x.$$

Бу формулалар 24-§ да чиқарилган (17) формулалар билан бир хил.



## 26-§. Жуфт куч. Жуфт куч моменти

Мактаб физика курсидан маълумки, йўналишлари бўлган иккита  $F_1$  ва  $F_2$  параллел кучнинг (57-расм, а) таъсир этувчи  $R$  кучи қўшилувчи кучлар билан бир хил бўлиб, унинг модули қўшилувчи кучлар модулларининг яннисига тенг:  $R = F_1 + F_2$ . Тенг таъсир этувчи  $R$  қўйилган  $C$  нуқта кучлар қўйилган  $A$  ва  $B$  нуқталар орасидаги кесмани кучларнинг модулларига таскари пропорционал бўлакларга бўлади, яъни

$$\frac{AC}{BC} = \frac{F_2}{F_1}. \quad (19)$$

Принципнинг хоссаларига асосан, бу тенгликдан

$$\frac{AC}{F_2} = \frac{BC}{F_1} = \frac{AC + BC}{F_1 + F_2}$$

$$\frac{AC}{F_2} = \frac{BC}{F_1} = \frac{AB}{R} \quad (20)$$

қийинчиликни келтириб чиқариш мумкин.

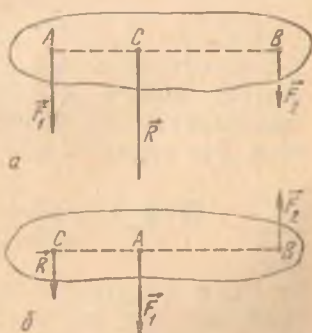
Йўналишлари қарама-қарши бўлган иккита  $F_1$  ва  $F_2$  параллел кучларнинг (57-расм, б) тенг таъсир этувчи  $R$  кучи қўшилувчи куч билан бир хил йўналган бўлиб, унинг модули бу кучларнинг модулларининг айирмасига тенг  $R = F_1 - F_2$ . Тенг таъсир этувчи  $R$  куч қўйилган  $C$  нуқта  $AB$  кесманинг давомида  $A$  куч қўйилган нуқтадан нарида  $A$  ва  $B$  нуқталардан таскари пропорционал бўлган масофаларда туради:

$$\frac{AC}{BC} = \frac{F_2}{F_1}; \quad \frac{AC}{F_2} = \frac{BC}{F_1} = \frac{AB}{R}. \quad (21)$$

Йўналишлари параллел, модуллари тенг ва қарама-қарши йўналган иккита  $F$  ва  $F'$  кучдан иборат система (58-расм) жуфт



57-расм.



58-расм.

куч (ки қисқача, *жуфт* дейилади. Жуфт куч ( $F, F'$ ) билан белгиланади. Жуфт кучнинг тенг таъсир бўлмайди, бироқ жуфтнинг бир чизиқда ётмайдиган лари (кучлари) мувозанатланмайди, ўзлари қўйилган жисмни айлантиришга интилади. Тенг таъсир этувчи мигани учун жуфт кучни бир куч билан мувозанат бўлмайди. Жуфт ҳосил қилиб турган кучларнинг таъсир чизиқлари орасидаги масофа *жуфтнинг елкаси* дейилади. Жуфт кучнинг таъсир чизиқлари орқали ўтадиган *жуфтнинг таъсир текислиги* дейилади. Жисмга жуфт таъсир таъсирини кўрсатади, бу таъсир уч нарсага: 1) кучнинг  $F$  модули ва  $h$  елка узунлигига, 2) жуфт таъсир текислигининг вазиятига ва ниҳоят, 3) бу текисликда бўйналаришга боғлиқ. Айлантириш таъсири жуфт моменти тушунча билан тавсифланади. Бу тушунча қуйидагича рифланади: *жуфт моменти* деб жуфт кучдан бирининг модули билан жуфт елкасининг тегишли ишора билан оқкупайтмасига айтилади. Жуфт моменти  $m$  ҳарфи билан гиланади. Таърифга асосан,

$$m = \pm Fh.$$

Жуфт куч жисмни соат стрелкаси ҳаракатига таъсир бурганда жуфт моментини мусбат, соат стрелкаси ҳаракатига бурганда момент манфий ҳисобланади. Кучнинг елкаси нисбатан олинган алгебраик моментига ҳам ишора қилиниши шундай эди. Жуфт моменти билан кучнинг манфий нисбатан моментининг белгисида бир нарсага эътибор қилинганда жуфт моментига  $m$  ҳарфининг ёнида ҳеч қандай индекс кучнинг марказига нисбатан моментини кўрсатувчи  $m$  билан эса момент марказини кўрсатувчи ҳарф (масалан,  $A$  индекс) бор. Жуфт моменти худди куч моменти пайдаланилган бирликлар билан ифодаланади. 58-расмдан жуфт моменти жуфт тузувчи кучлардан бирининг иккинчиси қўйилган нуқтага нисбатан олинган моментига тенг экани кўриниб турибди, яъни

$$m = m_B (F) = m_A (F').$$

Жуфт кучлар назарияси статиканинг асосий масаласини, қаттиқ жисмга қўйилган кучлар системасининг мувозанат шартларини энг умумий ҳолда аниқлаш масаласини осон ҳал қилишга имкон беради.

## 27-§. Бир текисликда жойлашган эквивалент жуфтлар тўғрисида теорема

Икки жуфтнинг бир-бирига эквивалент бўлиш шарти аниқлаш учун теорема исбот қиламиз: жуфтнинг жисмга таъсир қиладиган механик таъсирини ўзгартирмасдан жуфтни бир жуфт билан алмаштириш мумкин, бу жуфт ўша текисликда бўлади.



ва унинг momenti берилган жуфт моментига тенг бў-

лиради.

Жуфтга елкаси  $h$  бўлган  $(F, F')$  жуфт таъсир қилиётгани (59-рисм). Бу жуфт momenti  $m = Fh$ . Статиканинг аксиомасига биноан,  $(F, F')$  жуфтга мувозанатланган  $Q$  кучлар  $A$  ва  $B$  нуқталарда қўшилади:  $(Q, Q') \iff 0$ .  $F$  куч икки тузувчига ажратилади, улардан бири  $Q$  куч иккинчиси  $P$  билан белгиланади;  $F'$  куч ҳам  $Q'$  ва  $P'$  билан ажратилади. Бу ерда  $P = -P'$ ,  $Q = -Q'$ . Лекин  $Q$  кучлар нолга эквивалент бўлгани учун, уларни иккинчиси билан асосан ташлаб юбориш мумкин. Натижада  $(F, F')$  жуфт ўша текисликда ётган  $(P, P')$  жуфт билан алмаштиради, бироқ бу жуфтнинг елкаси ҳам, кучлари ҳам ўзгаришсиз бошқача,  $P$  ва  $P'$  кучларни ўзларининг таъсир қилиш нуқталарида  $C$  ва  $D$  нуқталарга кўчириш мумкин.

$(P, P')$  жуфтнинг елкаси, яъни  $AC$  ва  $BD$  тўғри чизикларнинг масофа  $d$  билан белгиланади.

Натижада  $(F, F')$  ва  $(P, P')$  жуфтларнинг алгебраик momenti тенг эканлиги кўриб чиқилади.  $F$  куч  $Q$  ва  $P$  кучларнинг тенг таъсир этувчиси бўлгани, яъни  $F = Q + P$  бўлиши билан унга Вариньон теоремаси татбиқ этилади:

$$m_B(F) = m_B(Q) + m_B(P).$$

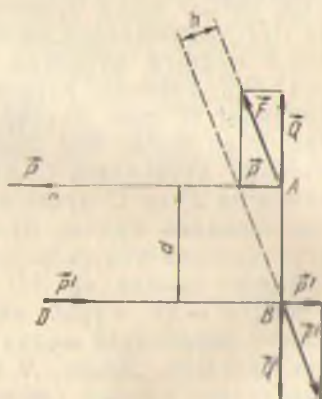
Чунки  $m_B(F) = Fh$ ,  $m_B(Q) = 0$  (чунки  $Q$  нинг таъсир чизиғи  $AB$  қўшнида ўтади),  $m_B(P) = Pd$ ; бинобарин  $Fh = Pd$ , яъни  $(F, F')$  ва  $(P, P')$  жуфтларнинг моментлари тенг. Шу билан теорема исбот бўлди.

Бу теоремадан жуфт кучнинг хоссалари келиб чиқади.

Жуфтни ўзининг таъсир текислигида ҳар қандай вазиятга кўчириш мумкин, бунда жуфтнинг жисмга кўрсатадиган таъсири ўзгармайди.

Жуфт куч модули ва елкасининг узунлигини momenti ўзгартириш қилиб ўзгартириш мумкин, бунда жуфтнинг жисмга кўрсатадиган таъсири ўзгармайди.

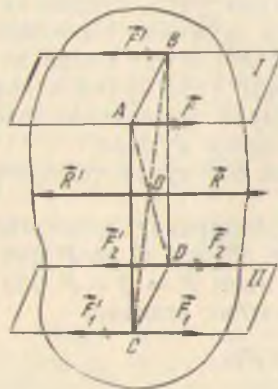
Исбот этилган теорема ва ундан чиққан хоссаларга асосланиб бундан бир текисликда ётган ва моментлари бир хил бўлган икки жуфт бир-бирига эквивалент бўлади деган хулосага келамиз (эквивалентлик шarti), чунки бу жуфтнинг таъсир текислигида кўчириш ва моментини ўзгартириш йўли билан бири-бирига айлантириш мумкин. Шунинг учун жуфт куч кўрсатиш йўналишини кўрса-



59-расм.



60-расм.



61-расм.

тадиган айланма стрелка билан вирланади, бунда жуфтнинг бири чизилмайди, масалан, 60-расмда жисмга моментлари  $m_1$  ва  $m_2$  иккита жуфт таъсир этяпти; булар жисмнинг қайси нуқталарига қўйилгани, уларнинг кучлари ва қочмакчалари нимага тенг эканлиги натижада аҳамиятга эга эмас, чунки жисмни тавсифлаб бериш учун унинг моментлари билан билиш етарли.

## 28-§. Жуфтни ўз текислигига параллел бўлган бошқа текисликка кўчириш тўғрисида теорема

I. текисликда ётган  $(F, F')$  жуфтини кўриб чиқамиз (61-расм.) Бу жуфтининг momenti  $m = F \cdot AB$  бўлади. Жисмни соат стрелкаси ҳаракати тескари бурсин. I текисликка параллел қилиб жисмда II текисликда кесамиз, унда  $AB$  кесмага тенг параллел  $CD$  кесма оламиз.  $C$  ва  $D$  нуқталарга ўзаро мувозанатлашган кучлар қўямиз, бу кучларнинг модули бир-бирига ва берилган жуфт куч модулига тенг:  $(F, F') \iff 0, (F_2, F_2') \iff 0, F_1 = F_1', F_2 = F_2', F' = F$ . Жисмга ва нуқталарда қўйилган кучлар, иккинчи аксиомага асосан, берилган жуфтнинг таъсирини ўзгартирмайди.

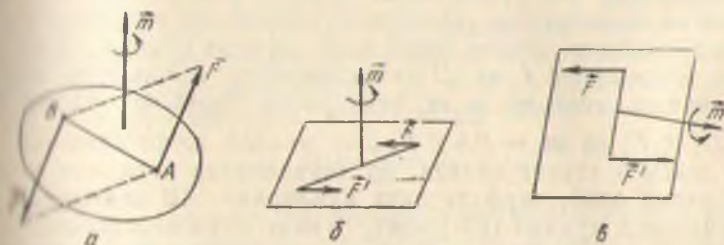
Энди бу олти куч иложи борица соддалаштирилади. I текисликдаги  $ABCD$  шакл параллелограмм бўлгани учун, унинг диагоналлари кесишган  $O$  нуқтада тенг иккига бўлинади.  $B$  нуқтага қўйилган  $F'$  куч ва  $C$  нуқтага қўйилган  $F_1$  куч бир томонга йўналган параллел кучлар бўлгани учун уларнинг  $R'$  тенг таъсир этувчиси ҳам уларга параллел бўлиб, улар билан бир томонга йўналган бўлади ва  $BC$  диагонаlining ўртасидаги  $O$  нуқтадан ўтади;  $R' = 2F$ .  $A$  нуқтага қўйилган  $F$  ва  $D$  нуқтага қўйилган  $F_2$  куч бир томонга йўналган параллел кучлар бўлгани учун уларнинг  $R$  тенг таъсир этувчиси ҳам уларга параллел бўлиб, улар билан бир томонга йўналган бўлади ва  $AD$  диагонаlining ўртасидаги  $O$  нуқтадан ўтади;  $R = 2F$ . Кўриб чиқилган тўртта кучнинг  $R$  ва  $R'$  тенг таъсир этувчилари модул жиҳатидан тенг бўлиб, қарама-қарши йўналган. Демак,  $R$  ва  $R'$  тенг таъсир этувчиларни иккинчи эквивалент кучлар сифатида ташлаб юбориш мумкин. II текисликда I текисликда ётган  $(F, F')$  жуфт II текисликда ётган худди ўзидай  $(F_1, F_2')$  жуфт билан алмаштирилади, чунки



Шунинг кучлари модули тенг ва елкалари бир хил, қилиб, қуйидаги теорема исбот этилди: агар жуфт таъсир текислигига параллел бўлган бошқа текислиқ кўчирилса, унинг жисмга кўрсатадиган таъсири ўзгир

## 29-§. Жуфт моментининг вектори

Ал айтиб ўтилганидек, жуфтнинг жисмга кўрсатадиган таъсири: 1) жуфт моменти  $m$  модулига, 2) таъсир текислигининг вазиятига ва 3) бу текисликда буриш йўналишига боғлиқ. Агар бир текисликда ётмайдиган жуфтлар билан таъсирнинг таъри келса, ҳар бир жуфтни тавсифлаш учун аниқ айтиб ўтилган учала характеристикани таъкидлаш бўлади. Шунинг учун жуфт моменти фазода тайинли жишга эга бўлади, демак, жуфт моменти вектор экан. Жуфтнинг таъсир текислигининг фазодаги вазияти ўша текисликни қилиб ўтказилган чизиқнинг йўналиши билан аниқланиб, шу сабабли, жуфт моментини тасвирловчи вектор жуфтнинг таъсир текислигига тик қилиб йўналтирилади. Бу векторнинг узунлиги маълум масштабда жуфт моментининг сон қиймати (модулига) тенг қилиб олинади. Аниқроқ қилиб аниқлаш, жуфт моменти қанча бирлик (қанча Н · м) бўлса, бу векторнинг узунлиги тегишли масштабда шунча узунлик бўлишига тенг бўлади. Жуфт моменти  $m$  вектори жуфт текислигига тик қилиб шундай томонга йўналтириладики, унинг таъсир туриб жуфтга қаралганда жуфт жисмни соат стрелка-қаракатига тескари айлантirmoқчи бўлади (62-расм). 62-расм а) даги жуфт горизонтал текисликда таъсир этипти, унинг моментини тасвирловчи  $m$  вектор вертикал йўналган; 62-расм б) даги жуфт вертикал текисликда таъсир этипти, унинг моментини тасвирловчи  $m$  вектор горизонтал йўналган. Вектор қаерга қўйилишини айтиб ўтиш керак. 27 ва 28-§ да исбот этилган теоремалардан жуфтни ўз текислигида таъсир назиятга кўчириш ва ўша текисликка параллел бўлган бошқа текисликка кўчириш мумкин деган хулоса чиқарилган эди. Шунга қараб, жуфт моментини тасвирловчи  $m$  векторни жисмнинг ҳар қандай нуқтасига қўямиз. фақат у



64-расм.

жуфтнинг таъсир текислигига тик бўлиши керак. Жуфтнинг  $m$  вектори эркин вектордир (62-расм, а га).

Дарҳақиқат,  $m$  вектор тайинли бир жуфтни тўлиқлайди, чунки  $m$  маълум бўлган ҳолда  $m$  га тик қилинган текислик ўтказилса, бу текислик жуфтининг таъсир текислигидир;  $m$  векторнинг узунлигини ўлчаб, жуфт моментнинг модули аниқланади;  $m$  векторнинг йўналишига қараб жуфтнинг жисмни қайси қайси айлантириши аниқланади.

Маълумки, жуфт моментининг модули унинг кучларнинг бирининг иккинчи куч қўйилган нуқтага нисбатан моментига тенг (26-§, (23) формулага қаранг), яъни  $m = AB \times F$  (26-§, (23) формулага қаранг), яъни  $m = AB \times F$  (26-§, (23) формулага қаранг), яъни  $m = AB \times F$  (26-§, (23) формулага қаранг).

$$m = m_B(F) = m_A(F') \text{ ёки } m = \overrightarrow{BA} \times F = \overrightarrow{AB} \times F'$$

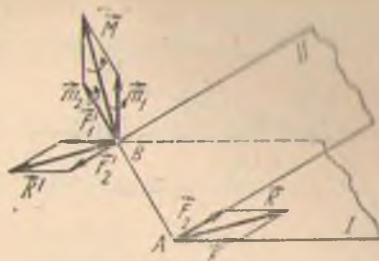
шаклида ёзилади.

Жуфтнинг жисмга кўрсатадиган таъсири  $m$  вектор аниқланишига асосланиб жуфтларнинг бир-бирига эквивалент бўлиш шarti (27-§ га қаранг) умумийроқ кўринишда аниқланади: агар икки жуфтнинг моментлари вектори тенг бўлса, бу жуфтлар бир-бирига эквивалент бўлади. Дарҳақиқат, икки жуфтлар моментлари векторлари  $m_1$  ва  $m_2$  билан белгиланган бўлганда, уларнинг параллеллигидан бу жуфтларнинг параллеллиги аниқланади; уларнинг тенглигидан бу жуфтларнинг эквивалентлиги аниқланади. 28-§ даги теоремага асосланиб, жуфтлардан бирини иккинчи жуфт ётган текисликка қўйиб, эквивалент бўлиш мумкин; ундан ташқари  $m_1$  ва  $m_2$  векторлар модуллари тенг эканлигидан бу жуфтлар моментларининг сон қиймати тенг эканлиги келиб чиқади;  $m_1$  ва  $m_2$  векторлар берилган томонга йўналганлигидан бу жуфтлар жисмни бир томонга айлантиради деган хулоса чиқади. Модомики, икки жуфт текисликда ётиб, моментларининг сон қийматлари тенг бўлса, бу жуфтлар эквивалент бўлади.

### 30-§. Фазодаги жуфт кучларни қўшиш

Жуфтлар бир текисликда (ёки параллел текисликларда) ётмаган, яъни фазода кесишувчи текисликлар жойлашган бўлиб кўриб чиқамиз. Лекин ишни икки жуфтни қўшишдан бошлаш мумкин. Кесишувчи  $I$  ва  $II$  текисликларда жойлашган жуфтларнинг моментларининг  $m_1$  ва  $m_2$  векторлари берилган бўлсин:  $m_1 = \overrightarrow{BA} \times F_1$  ва  $m_2 = \overrightarrow{BA} \times F_2$ . Бу иккала жуфт аниқ бир нуқтага таъсир қилади. Бу текисликлар кесишган чекка  $AB$  кесма олиб, жуфтларнинг кучларини  $AB$  кесманинг  $B$  учларига қўямиз (63-расм). Бунинг учун кесишувчи текисликларда жойлашган жуфтлар, улар тўғрисидаги теорема (27-§) фойдаланиб ихтиёрий вазиядан уша вазияга келтирилади.





63-расм.

яъни вақтда жуфт-  
кучи на елкалари мо-  
ментармийдиган қилиб

А нуқтага қўйилган  
 $F_1$  кучлар, В нуқтага  
на  $F_1$  на  $F_2$  кучлар па-  
раллел қондасига асос-  
қўйилади, уларнинг  
таъсир этувчилари R ва  
на  $R = F_1 + F_2$ ,  $R' =$   
на  $R$  куч билан  $R'$  куч

қилиб қилади, чунки улар ҳар хил (А ва В) нуқталарга  
бўлиб, жуфт куч ҳосил қилувчи тенг ва қарама-қарши  
кучларнинг тенг таъсир этувчиларидир. Натижада  
( $F_1$ ) ил ( $F_2$ ,  $F_2'$ ) жуфтлар битта ( $R$ ,  $R'$ ) жуфт билан ал-  
тирилди, бу жуфт моменти вектори M билан белгиланса,  
жуфт кучларидан бирининг иккинчиси қўйилган  
на нисбатан олинган моменти векторига тенг бўлгани  
на (24) даги (24) формулага асосан

$$M = \vec{BA} \times R$$

ёзилади. Бу вектор кўпайтмага R нинг  $F_1 + F_2$   
йиғиндига тенг бўлган ифодасини қўйиб, кўпайт-  
чиб чиқамиз:

$$M = \vec{BA} \times (F_1 + F_2) = \vec{BA} \times F_1 + \vec{BA} \times F_2.$$

Ушунга қараганда турган ҳадлар берилган жуфтлар момент-  
ларнинг  $m_1$  ва  $m_2$  векторларини билдиради, шунинг учун

$$M = m_1 + m_2 \quad (25)$$

Бундан оламиз, яъни кесишувчи текисликларда жойлашган  
жуфт битта жуфтга эквивалент бўлиб, эквивалент жуфт-  
лар моменти вектори берилган жуфтлар моментлари вектор-  
ларининг йиғиндисига тенг.

Демак, кесишувчи текисликларда жойлашган икки жуфтни  
ушунга қараганда улар моментларининг векторларини жисмининг  
бир мисалан, В нуқтасида параллелограмм қондасига асосан  
қўйиб керак. Жуфтларнинг ҳар иккитасига параллелограмм  
қондасини кетма-кет татбиқ этиб, фазода жойлашган ҳар қан-  
ча жуфтни битта эквивалент жуфтга алмаштириш мумкин, бу  
эквивалент жуфт моментининг M вектори берилган жуфт мо-  
ментлари векторларининг йиғиндисига тенг:

$$M = \sum m_k. \quad (26)$$

Бу формула абсолют қаттиқ жисмга таъсир этувчи ҳар қан-  
ча жуфтлар системаси битта жуфтга эквивалент бўлиб, бу



62-расм.

жуфт моментининг вектор шилувчи жуфтлар момент векторларининг йиғиндисига тенг деган теоремани фойдаланиб

Агар бордию жуфтлар моментларнинг ҳаммаси айни бир текисликда ёки параллел текисликларда жойлашган бўлса, жуфт моментлари векторларининг барчаси параллел бўлади, бироқ жуфт моментининг вектори эркин бўлгани учун уларнинг ҳама

сини бир тўғри чизиқ бўйлаб йўналадиган қилиш ва векторлар йиғиндисига [(26)] формула ўрнига алгебраик йиғиндисига бўлиши мумкин:

$$M = \sum m_k.$$

Демак, қаттиқ жисмга бир текисликда ётиб таъсир этган жуфтлар системаси битта жуфтга эквивалент бўлиб, эквивалент жуфт momenti қўшилувчи жуфтлар моментларининг алгебраик йиғиндисига тенг.

(26) формуладаги  $m_k$  векторлар бир текисликда ётган ҳолда ҳисобни аналитик равишда олиб бориш қулай. Координата ўқлари ўтказиб (64-расм) ва векторлар йиғиндисининг проекцияси ҳақидаги теоремадан фойдаланиб, (26) формуладан  $M$  векторнинг координата ўқларидаги проекциялари аниқланади:

$$M_x = \sum m_{kx}, \quad M_y = \sum m_{ky}, \quad M_z = \sum m_{kz}.$$

Бу проекциялардан фойдаланиб, вектор яшаш мумкин. Унинг модули

$$M = \sqrt{M_x^2 + M_y^2 + M_z^2}$$

формуладан аниқланади.

Мисол. Айни бир қаттиқ жисмга моментларининг қиймати  $m_1 = 40$  Нм ва  $m_2 = 30$  Нм бўлган икки жуфт таъсир этяпти. Бу жуфтлар орасидаги икки ёқли бурчаги  $60^\circ$  га тенг бўлган кесишувчи текисликларда жойлашган. Мана шу икки жуфтга эквивалент бўлган жуфт momenti векторининг қиймати аниқлансин.

Ечиш. Берилган жуфтлар моментларининг векторларини параллелограмм қонидаси билан қўшиб, эквивалент жуфт momenti векторининг  $M$  сон қийматини косинуслар теоремаси билан,

$$M = \sqrt{m_1^2 + m_2^2 + 2 m_1 m_2 \cos(\alpha)}$$

формуладан аниқлаймиз.  $m_1$  ва  $m_2$  векторлар орасидаги бурчак жуфтлар ётган текисликлар орасидаги  $60^\circ$  ли бурчакки



Шунинг учун берилган маълумотларни юқоридаги формулада қўйиб, ҳисоб қиламиз:

$$M = \sqrt{1600 + 900 + 2 \cdot 40 \cdot 30 \cdot 0,5} = \sqrt{3700} \approx 61 \text{ Нм.}$$

### 11.5. Жуфт кучларнинг мувозанат шarti

Бир қаттиқ жисмга фазода ихтиёрий жойлашган (кесилган теңисликларда жойлашган) жуфтлар таъсир этса, уларнинг моментларининг  $M$  вектори берилган жуфтлар моментларининг йиғиндисига тенг бўлган битта эквивалент векторни ялғизлаштириш мумкин.  $M$  вектор берилган жуфт-моментларининг векторларидан тузилган кўпбурчакнинг қўл йўли билан тасвирланади, яъни

$$M = \sum m_k.$$

Қаттиқ жисмга таъсир этувчи жуфтлар системаси мувозанатда бўлиши учун бу системага эквивалент бўлган жуфтларнинг вектори нолга тенг бўлиши ёки, бошқача айтганда, берилган жуфтлар моментларининг векторларидан тузилган кўпбурчак ёпиқ бўлиши зарур ва етарли. Демак,  $M = 0$ . Бу вектори нолга тенг бўлиши учун унинг координата проекциялари алоҳида-алоҳида нолга тенг бўлиши зарур ва kifоя.  $M$  векторнинг 30-§ даги (27) формулаларидан фойдаланган проекциялари нолга тенг:

$$\begin{aligned} M_x = 0, & \quad \sum m_{kx} = 0, \\ M_y = 0, & \quad \text{ёки} \quad \sum m_{ky} = 0, \\ M_z = 0, & \quad \sum m_{kz} = 0. \end{aligned} \quad (28)$$

Демак, қаттиқ жисмга қўйилган жуфтлар системаси мувозанатда бўлиши учун жуфт моментлари векторларининг ҳар бир координата ўқидаги проекцияларининг алгебраик йиғиндисини нолга тенг бўлиши зарур ва kifоя.

Умумий ҳолда жуфт кучларни фақат битта жуфт билан эквивалентлаш мумкин, лекин битта куч билан ёки жуфтидан иборат қиладиган бошқа система билан мувозанатлаб бўлмайди.

### Б.Б.О.Б. ФАЗОДА ИХТИЁРИЙ РАВИШДА ЖОЙЛАШГАН КУЧЛАР СИСТЕМАСИ

Системага қарашли кучларнинг таъсир чизиқлари бир нуқтада кесилишмаса ва бир-бирига параллел бўлмаса, бундай кучлар фазода ихтиёрий равишда жойлашган *кучлар системаси* қилинади. Лекин бу системада баъзи кучларнинг таъсир чизиқлари бир-бири билан кесилиши ёки параллел бўлиши ҳим мумкин.

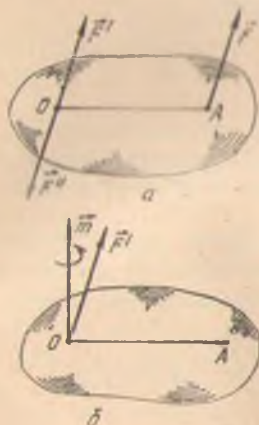
### 32-§. Кучни ўзига параллел кўчириш тўғрисида теорема

Фазода ихтиёрий равишда жойлашган кучлар системаси кучларни содда ҳолга келтириш, яъни статиканинг бир масаласини ечиш учун кучни ўзига параллел кўчириш масаласини кўриб чиқамиз. Бу масалага бағишланган кўч теоремани исбот этамиз: жисмнинг бир нуқтасига қўйилган куч модули ва йўналиши худди ўшаникидек бўлган, бошқа нуқтага қўйилган куч ва жуфтга эквивалент бўлади.

Жисмнинг  $A$  нуқтасига  $F$  куч қўйилган бўлсин (65-расм,  $a$ ). Уни бошқа  $O$  нуқтага кўчириш керак. Бунинг учун  $O$  нуқтада бир-бирига модули тенг ва бир тўғри чизиқ бўйлаб қарши қарши йўналган  $F'$  ва  $F''$  куч қўйилади. Нолга эквивалент бўлган бу кучларни берилган  $F$  кучга параллел бўлган тўғри чизиқ бўйлаб йўналтириб, уларнинг модуллари берилган куч модулига тенг бўладиган қилиб олинади:  $F' = F'' = F$ . Жисмга асосан уч кучдан иборат  $(F, F', F'')$  система берилган  $F$  кучга эквивалент. Демак, берилган  $F$  кучни ихтиёрий  $O$  нуқтага қўйилган  $F' = F''$  куч ва  $(F, F'')$  жуфт билан кўчириш мумкин. Шу билан теорема исбот этилди.

Бу теорема берилган кучни ўзига параллел қилиб жойлашнинг ҳар қандай бошқа нуқтасига кўчириш учун унга тенг ва қарши қарши йўналган куч ва жуфт қўшиш керак эканлигини кўрсатади. Шунинг учун  $F$  кучни  $A$  нуқтадан  $O$  нуқтага кўчиришда ҳосил бўладиган  $(F, F'')$  жуфт қўшилма жуфт деб,  $O$  нуқта келтириш нуқтаси деб аталади. Равшанки,  $(F, F'')$  қўшилма жуфт моментнинг вектори

$$m = m_0(F) \quad (1)$$



65-расм.

бўлади, яъни қўшилма жуфт моментнинг вектори берилган кучнинг келтирилган марказига нисбатан олинган моментнинг векторига тенг. Қўшилма жуфт моментнинг вектори  $(F, F'')$  жуфтнинг таъсир текислигига тик бўлиб йўналади, модули маълум масштабда жуфт momenti модулига тенг ва шундай томонга йўналганки, унинг учидан туриб жуфтга қўйилган кучга қаралганда жуфт жисмни соат стрелкаси ҳаракатига тескари буради (29-§ га қара). 65-расм,  $a$  даги кучларни 65-расм,  $b$  даги кўринишда тасвирлаш ҳам мумкин.



## Фазода ихтиёрий равишда жойлашган кучларни бир марказга келтириш

Варафиди стагиканинг асосий теоремаси деб атллади. Теорема исбот қилинади: фазода ихтиёрий равишда жойлашган кучлар системаси умумий ҳолда жисмининг ихтиёрий нуқтасига қўйилган битта куч ва битта жуфтга эквивалент.

Амалдашда, қаттиқ жисмининг  $A_1, A_2, \dots, A_n$  нуқталари-нинг ҳар бири чизиқлари фазода ихтиёрий равишда жойлашган ( $F_1, \dots, F_n$ ) кучлар системаси қўйилган бўлсин (66-расм). Бундан  $O$  нуқтани келтириш маркази қилиб олинади-да, барча кучлар унинг  $O$  марказга кўчирилади. Бунда кучни ўзига па-рақаллаш кўчириш тўғрисидаги теоремага асосан, жисмга  $O$  нуқ-

$$F'_1 = F_1, \quad F'_2 = F_2, \quad \dots, \quad F'_n = F_n \quad (30)$$

қилинган кучлар системаси ва моментларининг векторлари (31) формулага асосан

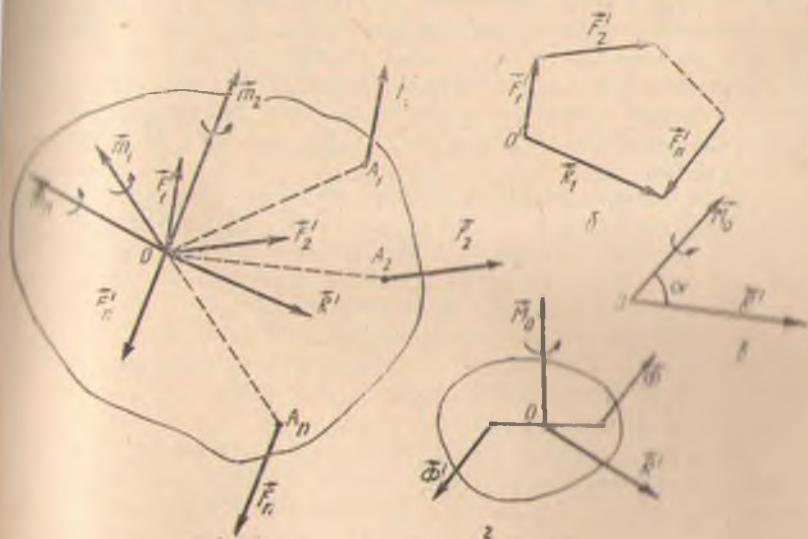
$$m_1 = m_0(F_1), \quad m_2 = m_0(F_2), \quad \dots, \quad m_n = m_0(F_n) \quad (31)$$

қилинган ( $F_1, F'_1$ ), ( $F_2, F'_2$ ),  $\dots$ , ( $F_n, F'_n$ ) қўшилма жуфтлар сис-темасига таъсир қилади. 5-§ да кўрилганидек,  $O$  нуқтага қў-йилган кучлар битта  $R'$  куч билан алмаштирилади,  $R'$  куч  $O$  нуқтага қўйилади:

$$R' = F'_1 + F'_2 + \dots + F'_n$$

Амалда (30) тенгликлар эътиборга олинса,

$$R' = F_1 + F_2 + \dots + F_n \text{ ёки } R' = \sum F_k \quad (32)$$



66-расм.

булади. Бу формуладаги  $R'$  вектор ихтиёрий равишда танланган ( $F_1, F_2, \dots, F_n$ ) кучлар системасининг геометрик йиғиндисиди, яъни куч кўпбурчагининг ёпувчи томони бўлиб, бош вектор дейилади ва  $O$  нуқтага қўйилади (66-расм, а). Бу  $R'$  куч фазода ихтиёрий равишда жойлашган кучларнинг бош вектори бўлгани учун ( $F_1, F_2, \dots, F_n$ ) кучларнинг жисмга кўрсатадиган таъсирининг ўрнини боса олмайди, яъни системага эквивалент бўла олмайди.

Ҳосил бўлган барча қўшилма жуфтларни қўшиш учун уларнинг моментлари векторларини қўшиш керак. Натижада қўшилма жуфтлар системаси битта ( $\Phi, \Phi'$ ) жуфтга алмаштирилади, унинг моментининг  $M_0$  вектори

$$M_0 = m_1 + m_2 + \dots + m_n$$

йиғиндисига тенг. (31) тенгликлар эътиборга олинса, кучлар системасининг  $O$  марказга нисбатан бош моменти деб аталадиган  $M_0$  вектор

$$M_0 = m_0(F_1) + m_0(F_2) + \dots + m_0(F_n) \text{ ёки } M_0 = \sum m_0(F_k) \quad (32)$$

шаклида ёзилади ва кучлар системасининг  $O$  марказга нисбатан олинган моментлари векторларининг йиғиндисига тенг бўлади (бу ерда  $M_0$  векторга  $O$  индекс кучларнинг моментини нуқтага нисбаган олинганлигини англатиш учун қўйилган). Шу билан теорема исбот этилди.

Энди параграфнинг бошида келтирилган теорема қуйилган шартларга таърифланади: фазода ихтиёрий равишда жойлашган кучлар системаси бирор марказга келтирилганда умумий ҳолатда шу кучларнинг бош векторига тенг бўлиб, ўша келтириш марказига қўйилган битта кучга ва моментининг вектори бу кучлар системасининг ўша келтириш марказига нисбатан олинган бош моментига тенг бўлган битта жуфтга эквивалент бўлади. Бу теоремани қисқача ( $F_1, F_2, \dots, F_n \Leftrightarrow R', M_0$ ) шаклида ёзиш мумкин.

Бу системанинг кучлари фазода мутлақо ихтиёрий равишда жойлашганлиги учун бош моментнинг  $M_0$  вектори  $R'$  бош вектор билан ҳар қандай бурчак ҳосил қилиши мумкин (66-расм, в). Бош момент бирор текисликда ётган  $\Phi, \Phi'$  жуфтининг жисмга кўрсатадиган таъсирини билдиради (66-расм, г).

Одатда  $R'$  ва  $M_0$  векторлар аналитик равишда, яъни уларнинг координата ўқларидаги проекциялари орқали аниқланади. Координаталар бошини келтириш марказида оламиз.

Бош векторнинг координата ўқларидаги  $R'_x, R'_y, R'_z$  проекцияларининг ифодалари билан олдин танишиб чиққанмиз (11-қўл қаранг).  $M_0$  векторнинг координата ўқларидаги проекцияларини  $M_{0x}, M_{0y}, M_{0z}$  билан белгилаймиз. Векторлар йиғиндисининг ўқдаги проекцияси ҳақидаги теоремага асосан,  $M_{0x} = \sum [m_0(F_k)]_x$  шаклида ёзамиз. Бироқ кучнинг ўққа нисбатан



булдан ўша ўқда ётган марказга нисбатли моменти теоремасига асосан [25-§, (18) формуллага қаранг],  $M_{0x} = \sum m_k(F_k)$  тарзида ёзамиз.  $M_{0y}$  ва  $M_{0z}$  проекциялар ҳам шунанга ўхшаш аниқланади.

Шундан,  $R'$  бош вектор ва  $M_0$  бош момент проекциялари аниқланадиган формулалар қуйидагича бўлади:

$$R'_x = \sum F_{kx}, \quad R'_y = \sum F_{ky}, \quad R'_z = \sum F_{kz}, \quad (34)$$

$$M_{0x} = \sum m_k(F_k), \quad M_{0y} = \sum m_y(F_k), \quad M_{0z} = \sum m_z(F_k). \quad (35)$$

Бу проекциялар маълум бўлган ҳолда  $R'$  ва  $M_0$  векторнинг модули ва йўналишини аниқлаш қийин эмас.

**Фазода ихтиёрий равишда жойлашган кучлар мувозанатининг аналитик шартлари мувозанат тенгламалари**

Статиканинг асосий теоремасига асосан (33-§), фазода ихтиёрий равишда жойлашган кучлар системаси битта  $R'$  кучга эквивалентининг вектори  $M_0$  га тенг бўлган жуфтга эквивалент. Шунинг жисмга қўйилган кучлар системаси мувозанатда бўлиши учун

$$R' = 0 \text{ ва } M_0 = 0 \quad (36)$$

шартлар бажарилиши зарур; лекин бу зарурий шартлар айни вақтда етарли шарт ҳам бўлади, чунки булар бажарилганда келтириш марказига кўчирилган барча берилган кучлар ва қўйилган жуфтлар мувозанатлашади.

Демак, қаттиқ жисмга қўйилган ихтиёрий кучлар система-сининг (47-расм) мувозанатда бўлиши учун умумий ҳолда бу система-сининг бош вектори ва ихтиёрий келтириш марказига нисбатли олинган бош моменти нолга тенг бўлиши зарур ва етарли.

Аниқланган мувозанат шартларини аналитик равишда ифодалаймиз.  $R'$  ва  $M_0$  векторларнинг координата ўқларидаги ҳам-малари (34) ва (35) проекциялари нолга айланганда ва фақат шу ҳолда  $R'$  ҳамда  $M_0$  векторлар бараварига нолга тенг бўлади. Шундан (34) ва (35) формулаларнинг ўзини ёзсак, бу шартлар

$$\begin{aligned} \sum F_{kx} &= 0, \quad \sum F_{ky} = 0, \quad \sum F_{kz} = 0, \\ \sum m_x(F_k) &= 0, \quad \sum m_y(F_k) = 0, \\ \sum m_z(F_k) &= 0 \end{aligned} \quad (37)$$

ёзуришда ёзилади. Демак, фазода ихтиёрий равишда жойлашган кучлар система-сининг (яъни шу кучлар таъсири остида турган эркин жисм) мувозанатда бўлиши учун бу кучларнинг учала координат



67-расм.

нати ўқларидаги проекцияларининг йиғиндилари ва ўша ўқларга нисбатан олинган моментларининг йиғиндилари нолга тенг бўлиши зарур ва кифоя.

### 35-§. Фазода жойлашган параллел кучлар мувозанатининг аналитик шартлари

Қаттиқ жисмга бир текисликда ётмайдиган параллел кучлар таъсир қилаётган бўлсин (68-расм).  $z$  ўқи кучларга параллел қилиб йўналтирилади: унда ҳар бир кучнинг  $z$  ўқи нисбатан олинган momenti нолга тенг бўлади.  $x$  ва  $y$  ўқлари жисмга қўйилган кучларга тик бўлгани учун, ҳар бир кучнинг  $x$  ва  $y$  ўқларидаги проекциялари ҳам нолга тенг бўлади. Шунинг учун (37) формулалардан учта мувозанат шарти келиб чиқади:

$$\sum F_{kz} = 0, \quad \sum m_x(F_k) = 0, \quad \sum m_y(F_k) = 0. \quad (38)$$

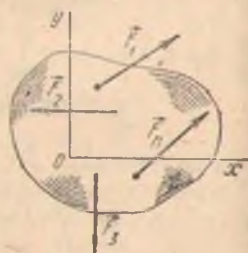
Қолган учта тенглик бу ҳолда  $0 \equiv 0$  кўринишдаги айният бўлиб қолади. Демак, фазода параллел жойлашган кучлар мувозанатда бўлиши учун бу кучларнинг уларга параллел бўлган ўқдаги проекцияларининг йиғиндиси ва қолган икки координата ўқи нисбатан олинган моментларининг йиғиндилари нолга тенг бўлиши зарур ва кифоя.

### 36-§. Текисликда ихтиёрий равишда жойлашган кучлар мувозанатининг аналитик шартлари

Жисмга бир текисликда ихтиёрий равишда жойлашган ( $F_1, F_2, \dots, F_n$ ) кучлар системаси қўйилган бўлсин. Бу текисликнинг  $Ox$  ва  $Oy$  оху координата текислиги деб олиб, координата ўқлари ўқларини қўйиб, кучларнинг ҳар бири  $z$  ўқи нисбатан олинган momenti нолга тенг бўлади. Бундан ташқари, ҳар бир куч  $x$  ва  $y$  ўқлари билан бир текисликда ётгани учун уларнинг  $x$  ва  $y$  ўқлари нисбатан олинган моментлари нолга тенг бўлади. Шунинг учун (37) формулалардан учинчи, тўртинчи ва бешинчи тенгликлар  $0 \equiv 0$  бўлиб қолади.



68-расм.



69-расм.



равнишидаги айниятга айланиб қолиб, текисликда ихтиёрий равишда жойлашган кучларнинг мувозанат шартлари учта бўлиб чиқади:

$$\sum F_{kx}=0, \quad \sum F_{ky}=0, \quad \sum m_z(F_k)=0.$$

Бироқ бу ҳолда ҳар бир куч ҳу текисликда ётгани учун унинг чизма текислигига тик бўлган  $z$  ўқиға нисбатан олинган моменти [28-§ даги (16) таърифга асосан] унинг координатлар бошига ( $O$  нуқтага) нисбатан олинган алгебраик моментининг қиймати билан бир хил бўлади. Шунинг учун юқоридаги учта тенгликнинг учинчиси ўрнига  $\sum m_0(F_k)=0$  тенглигини ёзамиз. Натижада бу кучларнинг мувозанат шартлари шундайгина ёзилади:

$$\sum F_{kx}=0, \quad \sum F_{ky}=0, \quad \sum m_0(F_k)=0. \quad (39)$$

Демак, текисликда ихтиёрий равишда жойлашган кучлар системаси мувозанатда бўлиши учун бу кучларнинг икки координата ўқларидаги проекцияларининг йиғиндилари ва ихтиёрий марказга нисбатан олинган моментларининг йиғиндиси нолга тенг бўлиши зарур ва етарли.

Бу шартлардан дастлабки икkitаси жиcмнинг координата маркази бўйлаб силжimasлигини, учинчиси эса ҳу текисликда жиcмнинг айланмаслигини билдиради. Энди текисликда ихтиёрий равишда жойлашган кучлар мувозанати шартларининг бошқача қурилишларини исботламай ёзамиз. Бу шартлар маълум ишлашда баъзан қулай бўлади.

Мувозанат шартларининг иккинчи шакли: текисликда ихтиёрий равишда жойлашган кучлар системаси мувозанатда бўлиши учун бу кучларнинг ихтиёрий икки  $A$  ва  $B$  марказга олинган олинган моментларининг йиғиндиси ва мана шу икки нуқтадан ўтадиган  $AB$  тўғри чизиққа тик бўлмаган координата ўқидаги проекцияларининг йиғиндиси нолга тенг бўлиши зарур ва етарли:

$$\sum m_A(F_k)=0, \quad \sum m_B(F_k)=0, \quad \sum F_{kx}=0. \quad (39')$$

Мувозанат шартларининг учинчи шакли: текисликда ихтиёрий равишда жойлашган кучлар системаси мувозанатда бўлиши учун бу кучларнинг бир тўғри чизиқда ётмайдиган ихтиёрий учта  $A$ ,  $B$  ва  $C$  марказга нисбатан олинган моментларининг йиғиндиси нолга тенг бўлиши зарур ва етарли:

$$\sum m_A(F_k)=0, \quad \sum m_B(F_k)=0, \quad \sum m_C(F_k)=0. \quad (39'')$$

Қуриб чиқилган учала ҳолда ҳам мувозанат шартлари асосан шартлар деб ҳисобланади.

Агар жиcмга текисликда жойлашган  $(F_1, F_2, \dots, F_n)$  кучларини ташқари ўша текисликда моментлари  $m_1, m_2, \dots, m_n$

бўлган жуфтлар таъсир қилса, мувозанат шартлари туяни проекциялар тенгламасига жуфтлар кирчайди, чунки жуфтларнинг кучларнинг ҳар қандай ўқдаги проекциялари йиғиндисига тенг. Моментлар тенгламасида кучларнинг марказга нисбатан momenti билан жуфтларнинг моментлари алгебраик январишда қўшилади.

### 37-§. Текисликда параллел жойлашган кучлар мувозанатининг аналитик шартлари

Жисмга таъсир этаётган  $(F_1, F_2, \dots, F_n)$  кучларнинг массаси бир текисликда бир-бирига параллел бўлса,  $x$  ўқи кучларга тик қилиб,  $y$  ўқи эса кучларга параллел қилиб йўналтирилади (70-расм). Бу ҳолда ҳар бир кучнинг  $x$  ўқидаги проекцияси нолга тенг бўлиб, (39) формулалардаги биринчи шарт  $0=0$  кўринишдаги айниятга айланиб қолади. Натижада (39) формуладан текисликдаги параллел кучлар учун мувозанат шarti қолади:

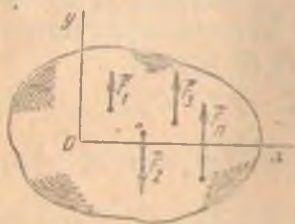
$$\sum F_{ky} = 0, \quad \sum m_o(F_k) = 0. \quad (39)$$

Демак, текисликда параллел жойлашган кучлар системаси мувозанатда бўлиши учун бу кучларнинг уларга параллел бўлган проекцияларининг йиғиндисига ва бирор марказга нисбатан олинган моментларининг йиғиндисига нолга тенг бўлиши зарур ва етарли.

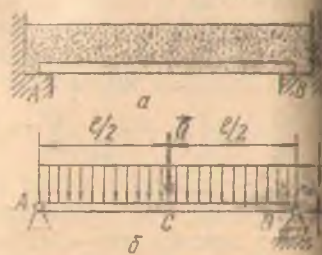
Текисликда параллел жойлашган кучлар мувозанатининг яна бир бошқа шакли бор, уни текисликда ихтиёрий жойлашган кучларнинг (39') шартларидан (36-§ қаранг) алоҳида келтириб чиқарамиз. Ҳар бир куч  $F_k$  ўқига тик бўлгани учун уларнинг  $x$  ўқидаги проекциялари нолга тенг бўлади. Натижада (39) формулалардаги биринчи тенглик  $0=0$  кўринишдаги айниятга айланиб, қўйидаги икки шарт чиқади:

$$\sum m_A(F_k) = 0, \quad \sum m_B(F_k) = 0. \quad (40)$$

Шу ергача кўриб чиқилган бирча кучларнинг мувозанат шартлари таърифланди, таърифланмаган фақат (40) шартлари қолди. Буни ўзингиз мустақил таърифланг.



70-расм.



71-расм.



Иди фазода ва текисликда жойлашган кучларнинг муно-  
дирлигини ишлатиб масала ечишда керак бўладиган  
тушунчаларни, жумладан, ҳар хил қонулар бўйича  
кучларни тенг таъсир этувчи билан алмаштиришни,  
боғланишларнинг реакцияларини янгича баён этишни,  
яъни, 4-§ да тилга олинмай қолган баъзи боғланишларни  
уларнинг реакцияларини кўриб чиқамиз.

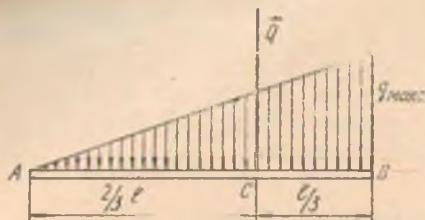
### 38-§. Ёйилган кучлар

1. Статикада қаттиқ жисмнинг бирор нуқтасига қўйилган  
кучлар билан иш кўрилади. Ҳақиқатда эса кучлар жисм ҳаж-  
мининг, юзининг бирор қисмига, баъзан эса узунлигининг бир  
қисмига қўйилади. Статиканинг ҳамма аксиома ва теоремалари  
бу нуқтага қўйилган кучларга мослаб таърифлангани учун  
ёйилган кучларни кўпроқ учрайдиган оддий ҳолларда бир  
нуқтага қўйилган кучлар билан алмаштириш усулларини кў-  
риб чиқамиз.

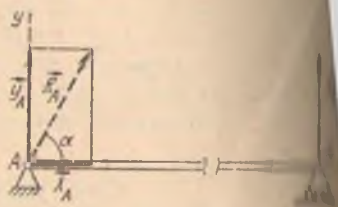
Ёйилган кучлар интенсивлик деган тушунча билан таъсир  
қилади. Интенсивлик дегани ҳажм бирлигига, сирт юзининг  
бирлигига ёки чизиқ узунлигининг бирлигига тўғри келган  
кучнинг миқдорини билдиради ва  $q$  ҳарфи билан белгиланади.  
Ошонинг бирлиги  $\text{Н/м}$  бўлади. Ёйилган кучлар асосан параллел  
кучлар ёки кесишувчи кучлар бўлади. Жисм зарраларининг  
бирлиги кучи ҳажм бўйича ёйилган кесишувчи кучларга ми-  
нос бўлади, лекин жисмнинг ўлчамлари Ер марказигача бўл-  
ган масофага қараганда жуда кичик бўлганини ҳисобга олиб,  
бирлиги кучларини параллел кучлар деб ҳисоблаймиз. Тўғон  
кўриб кўгарилган сувнинг тўғон сиртига берадиган босим кучи  
тўғон сиртига ёйилган параллел кучларга, энсиз тўсин устига  
қилиб сепилган қумнинг (71-расм, а) тўсинга берилган  
босим кучи чизиқ бўйлаб ёйилган параллел кучларга мисол  
бўлади (71-расм, б).

Энди чизиқнинг узунлиги бўйлаб ёйилган кучларни бир  
нуқтага қўйилган куч билан алмаштиришни, яъни уларнинг  
тенг таъсир этувчисини аниқлаймиз. Осон бўлиши учун куч-  
лар ёйилган чизиқ тўғри чизиқ кесмаси бўлган, бу кучларнинг  
интенсивлиги бир хил (ўзгармас) бўлган ёки чизиқли қонун  
билан ўзгарадиган ҳолларни кўриб чиқамиз. Тўғри чизиқнинг  
узунлиги  $l$  бўлган  $AB$  қисмига  $q$  интенсивлиги ўзгармас бўл-  
ган параллел кучлар ёйилган бўлса (71-расм, б) буларнинг  
тенг таъсир этувчи  $Q$  кучи ҳам ўша кучларга параллел бўлиб,  
 $AB$  кесманинг қоқ ўртасидаги нуқтага қўйилади ва модули  
 $Q = ql$  бўлади. Интенсивлиги чизиқли қонун бўйича ўзгаради-  
ган параллел ёйилган кучларнинг тенг таъсир этувчиси (72-  
расм) модул жиҳатидан  $Q = q_{\text{макс}} \cdot \frac{l}{2}$  кўпайтмага тенг бўлиб,

уларнинг қўйилиш нуқтаси (яъни  $C$  нуқта)  $A$  нуқтидан бошланиб



72-расм.



73-расм.

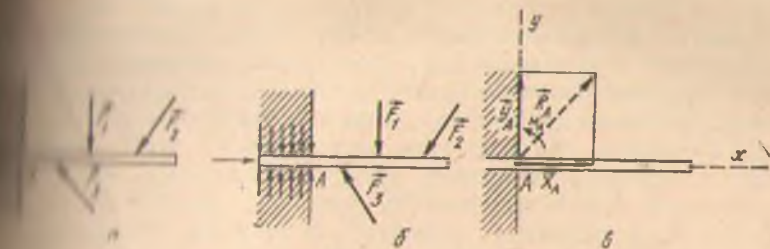
қўйилган  $AC = \frac{2}{3} l$  масофада туради, бу ердаги  $g_{\max}$

кучнинг энг катта интенсивлигидир (72-расмга қаранг).

2. Қўзғалмас цилиндрик шарнирнинг реакциясини кўриб чиқамиз. Боғланишнинг бу турининг реакцияси 4-§ да баён этилган эди. Унда қўзғалмас цилиндрик шарнирнинг реакцияси кучи шарнирнинг ўқиға тик бўлган текисликда ётиб, ўша текисликдан ўтади ва йўналиши олдиндан маълум бўлмайдиган деб қўйилган эди. Энди йўналиши маълум бўлмаган ўша  $R_A$  реакция кучини координата ўқлари бўйлаб йўналтирилган иккита номмавий  $X_A$  ва  $Y_A$  тузувчиларға ажратамиз (73-расм). Текисликдаги иккита тегишрив равишда жойлашган кучларнинг мувозанатига асосан масалаларда шарнир реакциясининг  $X_A$  ва  $Y_A$  тузувчиларини мувозанат тенгламаларидан аниқлаб,  $R_A$  реакциянинг унинг  $R_A = X_A + Y_A$  вектор тенгликдан, модулини  $R_A = \sqrt{X_A^2 + Y_A^2}$  формуладан аниқлаймиз.  $R_A$  нинг бирор ўқ билан, масалан,  $X_A$  ўқи билан ҳосил қилган  $\alpha$  бурчаги  $\operatorname{tg} \alpha = \frac{Y_A}{X_A}$  тенгликдан аниқланади.

3. Қўзғалмас қистирма деб аталадиган боғланишнинг реакциясини кўриб чиқамиз (74-расм, а). Бу ҳолда балканинг бирор учи девор ичига ёки конструкциянинг бирор мустаҳкам қисмига қистириб юборилади. Бир учи мана шундай қилиб қистирилган балка *консоль* деб аталади. Консолға текисликда иккита тегишрив равишда жойлашган кучлар таъсир қилганда консолнинг деворға қистирилган учига ён томондаги текисликдан ўтган реакция кучлари таъсир қилади (74-расм, б). Бу кучларни битта  $R$  тенг таъсир этувчи билан алмаштириш мумкин, лекин бу тенг таъсир этувчининг на модули, на йўналиши, на қўйилиш нуқтаси маълум эмас. Бу  $R$  кучни ўзига параллел қилиб балка билан деворнинг олдинги текислиги кескишган  $A$  нуқтаға кўчирамиз, буида  $R$  куч  $A$  нуқтаға қўйилган  $R_A = R$  кучға ва  $M_A$  моменти номаълум бўлган қўшилма жуптға эквивалент бўлади (74-расм, в). Бу жуптнинг  $M_A$  моменти *реактив момент* деб аталади.  $R_A$  реакция кучини





14- расм.

қуви бўйлаб йўналган  $X_A$  ва  $Y_A$  тузувчилар орқали тас-  
вирлаб,  $M_A$  реактив жуфт айланма стрелка билан кўрсатила-  
ди. Демак, қўзғалмас қистирма боғланишнинг реакциясини  
таърифлаш учун учта  $X_A$ ,  $Y_A$  ва  $M_A$  номаълум миқдорни аниқ-  
лаш керак.

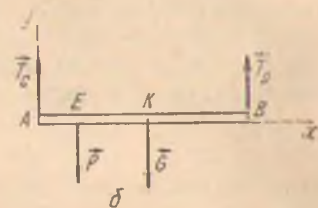
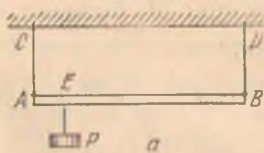
### 39-§. Масала ечиш

Бу параграфда текисликда ихтиёрий равишда ва параллел  
қилинган кучларнинг мувозанатига доир масалаларни ечамиз.  
Аммо ҳар қандай масала ечиш тартиби 16-§ да келтирилгандек  
экан. Лекин ҳар бир босқичда қилинадиган ишлар олдин-  
дан бирмунча фарқ қилиши мумкин.

Агар масалада бир-бирига шарнир, ип ва шу каби ички  
боғланишлар билан боғланган қўшалок жисмларнинг мувоза-  
нат кўриб чиқиладиган бўлса, бу жисмлар системаси алоҳи-  
дан ҳар қандай жисмларга ажратилиб, ҳар бир айрим жисмга таъ-  
сир этувчи кучларнинг мувозанат шартлари тузилади.

9-масала. Оғирлиги 20 Н бўлган бир жинсли  $AB$  стержень  
параллел қилиб туширилган  $AC$  ва  $BD$  арқонларга горизон-  
тал турлидан қилиб осилган (75-расм, а). Унинг  $A$  учидан  
ушбу узунлигининг чорагича масо-  
фада  $E$  нуқтага  $p = 120$  Н юк осил-  
ган. Арқонларнинг тортилиш кучи  
таърифланган.

Ечиш. Изланаётган миқдорларни  
аниқлаш учун стерженьнинг мувоза-  
нат кўриб чиқилади. Стержень боғ-  
ланишлардан бўшатилади, яъни  $AC$   
ва  $BD$  арқонларни фикран кесиб,  
уларнинг таъсири ўрнига реакция куч-  
лари қўйилади.  $AC$  арқоннинг реак-  
цияси шу арқон бўйлаб юқорига йўна-  
лади, у  $T_C$  билан белгиланади (75-  
расм, б);  $BD$  арқоннинг реакцияси ҳам  
арқон бўйлаб юқорига йўналади, у  
 $T_D$  билан белгиланади (арқонларнинг



75-расм.

масала шартида суралган тортилиш кучларини эмас, реакция кучларини топа оламиз, чунки арқонларнинг тортилиш кучи стерженга қўйилган эмас, стерженга арқонларнинг реакция кучи қўйилган. Реакция кучи аниқланса, тортилиш кучи аниқланган бўлади, чунки тортилиш кучлари реакция кучларига сон жиҳатдан тенг бўлиб, уларга қарши йўналган. Стерженга қўйилган кучларни чизмада тасвирлаймиз. Стерженга унинг ўзининг  $G$  оғирлиги, юкнинг  $P$  оғирлиги,  $T_C$  ва  $T_D$  реакциялар қўйилган;  $G$  оғирлик стерженнинг ўрта тасига қўйилади. Бу кучлар бир текисликда жойлашган параллел кучлар. Бу кучлар (яъни бу кучлар таъсири остида турган эркин стержень) мувозанатда бўлгани учун  $\sum F_{ky} = 0$  ва  $\sum m_A(F_k) = 0$  мувозанат шартлари тузилади [(40) формуласи қаранг]. Бунинг учун у ўқи кучларга параллел равишда юзасига йўналтирилади,  $x$  ўқи ўтказишга эҳтиёж йўқ, чунки мувозанат шартларида кучларни уларнинг ўзига параллел бўлиб ўққа проекциялаш талаб қилинади. Кучларнинг моментларини ўша текисликда ётган бирор нуқтага (масалан,  $A$  нуқтага) нисбатан олиш керак. Мувозанат тенгламалари:

$$\begin{aligned}\sum F_{ky} &= 0; \quad -T_C - P - G + T_D = 0, \\ \sum m_A(F_k) &= 0; \quad -P \cdot AE - G \cdot AK + T_D \cdot AB = 0.\end{aligned}$$

Бу тенгламаларнинг қандай тузилганини изоҳлаб берамиз.  $T_C$  ва  $T_D$  реакциялар у ўқида параллел бўлиб, у билан бир томонга йўналгани учун проекциялари ўзига тенг ва плюс ишора билан олинди; берилган  $P$  ва  $G$  кучлар ўққа параллел бўлиб, унга тескари йўналгани учун проекциялари ўзига тенг ва минус ишора билан олинди. Моментлар тенгламасига  $T_C$  реакция кирмай қолди, чунки унинг  $A$  нуқтага нисбатан елкаси йўқ бўлгани учун моменти ҳам нолга тенг бўлди.  $P$  кучининг  $A$  нуқтага нисбатан елкаси  $AE$  кесма,  $G$  кучининг елкаси  $AK$  кесма,  $T_D$  кучининг елкаси  $AB$  кесма бўлади, чунки тилга олинган учала кесма  $P$ ,  $G$ ,  $T_D$  кучларнинг таъсир чизигига перпендикуляр турибди.  $P$  ва  $G$  кучлар  $AB$  стерженни  $A$  нуқта атрофида соат стрелкаси ҳаракати бўйича буради, шунинг учун моментларнинг ишораси манфий қилиб олинди.  $T_D$  куч эса стерженни  $A$  нуқта атрофида соат стрелкаси ҳаракатига тескари буради, унинг моменти мусбат қилиб олинди. Масала шартида  $AE$  ва  $AK$  кесманинг қанча метр эканлиги айtilган эмас, лекин диққат қилинса,  $AE$  кесма бутун стержень узунлигининг чорак қисмига тенг экани, яъни  $AE = \frac{1}{4} AB$  экани тушуниб олинган. Шунинг учун  $AK = \frac{1}{2} AB$  деб оламиз. Бутун стерженнинг узунлиги неча метр эканлиги айtilмагани учун



бирлик деб олиб,  $AE$  ва  $AK$  қисмларнинг узунлигини  $AM$  билан ифодаalayмиз, натижада иккинчи тенгламада битта умумий кўпайтувчи пайдо бўлади, уни кейин қисқартириб юзасан. Буларни эътиборга олиб иккинчи тенгламани уягартиб оламиз:

$$-P \cdot \frac{1}{4} AB - G \cdot \frac{1}{2} AB + T_D \cdot AB = 0.$$

Тенгламани  $AB$  миқдорга қисқартирамиз:

$$-\frac{P}{4} - \frac{G}{2} + T_D = 0, \text{ бундан } T_D = 40 \text{ Н.}$$

$T_D$  реакциянинг аниқланган қийматини (а) системанинг биринчи тенграмасига қўйиб, ундан  $T_C$  ни топамиз:  $T_C = 100 \text{ Н}$ .

Масала ечимининг тўғрилигини текшириб кўриш учун бошқунуқтага, масалан,  $B$  нуқтага нисбатан моментлар тенгламасини тузамиз:

$$\sum m_B(F_k) = 0, \quad -T_C \cdot AB + P \cdot \frac{3}{4} AB + G \cdot \frac{1}{2} AB = 0,$$

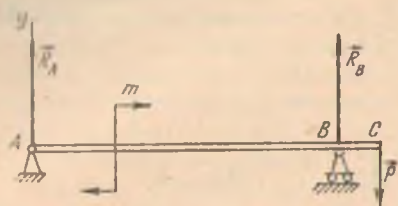
тенгламани  $AB$  га қисқартириб, кучларнинг берилган ва топиладиган қийматлари қўйилса, тенглама айиниятга айланади. Демак, ҳисобда тўғри ечилган бўлади. Арқонларнинг масалада изланган торттилиш кучларининг сон қийматлари 100 Н ва 40 Н бўлади, лекин пастга қараб йуналган.

Шу масаланинг ўзини текисликдаги параллел кучлар мувозанатининг бошқа шартларидан [қ. (40)] га қаранг] фойдаланиб ечамиз. Бу ҳолда  $A$  ва  $B$  марказларга (75-расм, б) нисбатан олинган моментлар тенгламалари тузилади:

$$\begin{aligned} \sum m_A(F_k) &= 0; \quad -P \cdot AE - G \cdot AK + T_D \cdot AB = 0, \\ \sum m_B(F_k) &= 0; \quad G \cdot BK + P \cdot BE - T_C \cdot AB = 0. \end{aligned} \quad (6)$$

Бу ерда ҳам  $AE = \frac{1}{4} AB$ ,  $AK = BK = \frac{1}{2} AB$ ,  $BE = \frac{3}{4} AB$  узунлигини ҳисобга олиб, уларни тенгламаларга қўямиз. Натижада (6) системанинг ечимлари  $T_C = 100 \text{ Н}$ ,  $T_D = 40 \text{ Н}$  бўлади, аниқлаймиз. Бу ерда иккала усулда ҳам жавоб бир хил эканлиги кўриниб турибди. Агар (6) тенгламалар системасига диққат қилинса, унинг ҳар бир тенграмасида биттагина номаълум қатнашади. Бир номаълумли тенгламани ечиш ва иккинчи номаълумли тенгламани [(а) системанинг биринчи тенграмасини] ечишдан осон.

Масалани ечишда йўл қўйиладиган бир хато тўғрисида икки сўз. Кўпчилик масалаларда мувозанати текшириладиган жисмнинг (ёки бошқа жисмнинг) оғирлиги қанчага тенг эканлиги айтилади, лекин бу оғирлик китобдаги расмда чизиб кўрсатишмайди. Шунинг учун масала ечишда баъзан реакция куч-



76-расм.

лари балка устига қўйилган бошқа юкларнинг таъсир кучлари қўлда чизилган бўлишида кўрсатилади-да, балка оғирлигини кўрсатиш учун ларди. Оқибатда ҳамма юк занг тенгламалари туғригина шаб кўринса-да, жавоби масди. Бундай хато нопара кучларнинг мувозанатини

ир масалаларни ечгандagina эмас, бошқа тур масалаларда учрайди.

**10-масала.** Горизонтал ётган AC балкага (76-расм) момент  $m = 6 \text{ кНм}$  бўлган жуфт вертикал текисликда таъсир қилди, C нуқтада вертикал йўналган  $P = 2 \text{ кН}$  куч қўйилган.  $AB = 4 \text{ м}$ ,  $BC = 0,5 \text{ м}$ . A нуқтада балка қўзғалмас цилиндр шарнирға бириктирилган бўлиб, B нуқтада қўзғалувчи шарнир устига қўйилган. Балканинг оғирлиги ҳисобга олинмайди. Таъсир реакциялари аниқлансин.

Е чи ш. Номатлум реакцияларни аниқлаш учун AC балканинг мувозанатини кўриб чиқамиз.

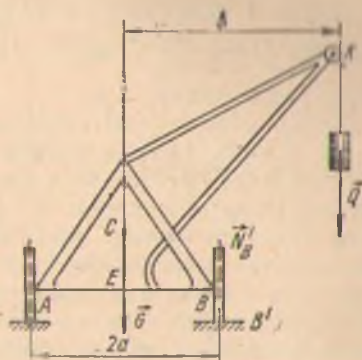
Қўзғалувчи шарнирнинг  $R_B$  реакцияси юқорига вертикал йўналган. A қўзғалмас шарнирнинг реакцияси 38-§ да  $X_A$  ва  $Y_A$  тузувчига ажратилган эди. Лекин реакция кучлар актив кучларға боғлиқ бўлгани учун бу масалада  $R_A$  реакция юқорига вертикал йўналади, чунки берилган  $P$  куч билан каток  $R_B$  реакциясининг геометрик йигиндиси вертикал йўналган: момент  $m$  бўлган жуфт эса кучларнинг ўқдаги проекциялари тенгламасига кирмайди, чунки жуфтни ўз текислигида кучлари ўқлардан бирига параллел (демак, иккинчисини тек) бўладиган қилиб буриш мумкин. у ўқини юқорига вертикал йўналтирамиз. AC балкага параллел кучлар таъсир қилипти, параллел кучларнинг мувозанат шартлари  $\sum F_{ky} = 0$ ,  $\sum m_B(F_k) = 0$  бўлади. Олдинги масалада айтиб ўтилганидек, моментлар марказини хоҳласак A нуқтада, хоҳласак B нуқтада оламиз: бизга B нуқта маъқул бўлди:

$$\begin{aligned} \sum F_{ky} &= 0; & R_A + R_B - P &= 0, \\ \sum m_B(F_k) &= 0; & -R_A \cdot AB - P \cdot BC - m &= 0 \end{aligned} \quad (a)$$

$m$  жуфт расмда кўрсатилган вазиятида у ўқига проекция бермайди; жуфтниң ҳар бир кучи горизонтал йўналган, улар вертикал у ўқига проекцияланганда нуқта бўлиб тушади. Жуфт куч бу расмда кўрсатилганидан бошқача вазиятда турибди, деб фараз қилайлик. У ҳолда жуфт тузувчи кучлардан бирининг у ўқидаги проекцияси плюс ншора билан олинса, иккин-



нинг проекцияси минус ишораси билан олинади, иккала проекциянинг сон қийматлари тенг бўлиши учун улар ейишиб ке-



77-рasm.

Моменти  $m$  бўлган жуфт моментлар тенгласига ўзининг қаршига қараб плюс ёки минус билан киради. Лекин бу ҳақиқатга олиш керакки, жуфт моментлар моментлар марказларда олинганига боғлиқ бўлади. Бу масаладаги жуфт моментлар тенгламага минус билан кирди. Балкага қўйилган жуфтни бир-бирига антипараллел йўналган иккита тенг куч шаклида чизмасдан айнан стрелка шаклида чизиш ҳам мумкин (27-§, 60-рasmга қarang). Бундан кейинги масалаларда жуфт айланма стрелка билан тасвирланади.

Иди (a) тенглалар системасини ечамиз. Иккинчи тенгламидан  $R_A$  ни аниқлаймиз:  $R_A = -2$  кН.  $R_A$  реакция ишорасининг манфий бўлиб чиқиши унинг ҳақиқатда юқорига эмас, балки пастга вертикал йўналганини курсатади.  $R_A$  нинг қиймати биринчи тенгламага қўйиб,  $R_B = P - R_A = 2 - (-2) = 4$  кН экани аниқланади. Масаланинг тўғри ечилганини текшириб кўриш учун  $B$  дан бошқа нуқтага нисбатан моментлар тенгласини тузамиз. Агар бу тенглама айниятга айланса, маънавий тўғри ечилган бўлади.

11-масала. 77-рasmда схематик равишда тасвирланган кўтариш кранининг оғирлиги  $G = 40$  кН. Кранининг оғирлик маркази  $DE$  чизикда ётади, кранининг қулочи  $b = 3,5$  м,  $AB = 2a = 3$  м. Кран қанча юк кўтара олади?

Ечиш. Кран мувозанатда турганда унинг иккала ғилдираги томонидан рельсларга маълум куч билан босим тушади. Агар кран кўтариб турган юк оз-оздан орттира борилса, кран  $A$  дан ғилдиракка босим тушмай қўйиб, у юк томонга оға бошлайди. Агар юк янада орттирилса, унда кран  $B$  ғилдирак рельсга тегиб турган  $B'$  нуқта атрофида ағдрилиб кетди. Демак, кран  $A$  ғилдиракка босим туширмай қўйган ҳолда  $B$  ғилдирикнинг рельсга тегиб турган  $B'$  нуқтаси атрофида ағдрилиб кетмаслиги учун ҳамма кучларнинг ўша  $B'$  нуқтага нисбатан моментлари йиғиндисини нолга тенг бўлиши керак. Бирор нуқтага нисбатан олинган моментлар йиғиндисининг нолга тенг бўлиши жисмнинг ўша нуқта атрофида айланмаслигини билдиради. Мана шу шароитда  $Q$  юк энг катта юк бўлади.  $A$  ғилдиракнинг рельсга узаталган босим кучи (ёки рельснинг ғилдиракка қўйилган реакцияси) нолга тенг бўлади.  $\sum m_B \times$

$\sum (F_h) = 0$  шартдан энг катта  $Q$  аниқланади:  $Qa - Q(b-a)$  бундан  $Q = \frac{a}{b-a} G = 30$  кН. Демак, кран кўпи билан юк кўтара олади.

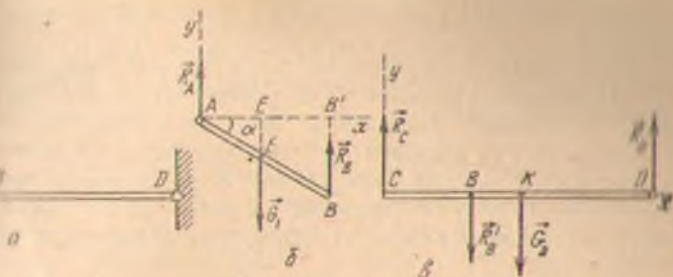
Агар диққат қилган бўлсангиз, 9-масалада номтаъсир сони иккита, уларни топиш учун тузилган тенгламалар иккита эди. 10-масалада ҳам худди шундай: икки номтаъсир икки тенглама мавжуд. 11-масалада икки тенглама тузишнинг кин бўлса-да (чунки параллел кучларнинг мувозанат шартлари иккита), масаланинг шартига қараб битта номтаъсир топиш учун битта тенглама туздик. Бу масалалар *статика масалалар* деб аталади. Статик аниқ ва статик жиҳатдан аниқ масалалар тўғрисида китобнинг 15-§ ида гап юритилган эди. Энди параллел кучлар таъсир этаётган қўшалок кучларнинг мувозанатига оид масалани ечамиз.

12-масала.  $A$  ўқи (цилиндрик шарнир атрофида айланиши мумкин) оладиган  $AB$  балканинг оғирлиги 5 кН, узунлиги 5 м; бу балка горизонтал ётган  $CD$  балкага  $B$  нуқтада эркин таянади. Балканинг оғирлиги 10 кН, узунлиги 6 м.  $CD$  балка  $D$  ундек девордаги қўзғалмас цилиндрик шарнирга бириктирилган.  $C$  нуқтада таянч устига қўйилган  $\alpha = 30^\circ$ ,  $CB = 2$  м. Таъсир реакциялари ва балкаларнинг бир-бирига узатадиган босим аниқлансин.

Ечиш. Бу ерда икки балканинг мувозанати текширилади. Масалани ечишнинг икки йўли бор: 1) иккала балка  $B$  нуқтада бир-бирига маҳкам бириктирилган деб фараз қилиб, уларнинг мувозанат шартлари тузилади, кейин балкалардан биттасини олиб, унинг мувозанат шартлари тузилади, бу ҳолда ташланган балканинг мувозанати текшириладиган балкага қўйилган босими (реакцияси) ҳисобга олинади, 2) ҳар бир балканинг мувозанати алоҳида-алоҳида кўриб чиқилади, уларнинг мувозанат шартлари тузилади.

Бу масала иккинчи йўл билан ечилади.  $AB$  балкага унинг  $G_1$  оғирлиги,  $B$  нуқтадаги таянчнинг юқорига вертикал йўналган  $R_B$  реакцияси ва  $A$  шарнирнинг  $R_A$  реакцияси қўйилган. Шарнирнинг реакцияси бу ҳолда вертикал бўйлаб юқорига йўналтирилади, чунки  $AB$  балкага қўйилган уч кучдан икки таси вертикал йўналган.  $CD$  балкага унинг  $G_2$  оғирлиги,  $C$  таянчнинг вертикал бўйлаб юқорига йўналган  $R_C$  реакцияси, таъсир ва акс таъсир қонунига асосан  $R_B = R'_B$  бўлган реакция кучи,  $D$  шарнирнинг  $R_D$  реакцияси қўйилган. Бу ерда ҳам шарнирнинг реакцияси фақат вертикал бўйлаб йўналади, чунки  $CD$  балкага таъсир этувчи бошқа кучларнинг бош вектори (геометрик йиғиндисини) вертикал бўйлаб йўналган. (38-сүрада шарнирнинг реакцияси икки тузувчига ажралади дейилган эди, лекин бу масалада балкага таъсир этувчи кучлар фақат параллел кучлар бўлгани учун шарнир реакциясининг бу кучларга тик бўлган тузувчиси нолига айланиб қолди, шунинг





78-расм.

А ва  $D$  шарнирларнинг реакцияси вертикал бўлаб йў-  
шангига куч билан кўрсатилди.) Балкаларни уларга қў-  
рилган кучлар билан бирга алоҳида-алоҳида чизиб кўрсатиб  
(расм. б ва 78-расм. в), уларга тегишли мувозанат шарт-  
ларини тузамиз. Иккала балкага параллел кучлар таъсир этяп-  
ти. Кучларга параллел ўқ у билан белгиланади.  $AB$  балканинг  
теңгламалари:

$$\sum F_{ky} = 0; \quad R_A - G_1 + R_B = 0, \\ \sum m_A(F_k) = 0 \quad - G_1 \cdot 2,5 \cos 30^\circ + R_B \cdot 5 \cos 30^\circ = 0. \quad (a)$$

$CD$  балканинг мувозанат теңгламалари:

$$\sum F_{ky} = 0; \quad R_C - R'_B - G_2 + R_D = 0, \\ \sum m_D(F_k) = 0; \quad - R_C \cdot 6 + R'_B \cdot 5 + G_2 \cdot 3 = 0. \quad (б)$$

$AB$  балканинг мувозанат теңгламаларида  $G_1$  ва  $R_B$  кучлар-  
нинг моментини ҳисоблашда уларнинг  $A$  нуқтага нисбатан ел-  
лави нуқтадан  $G_1$  ва  $R_B$  кучларнинг таъсир чизиқларига  
(вертикалга) тик қилиб ўтказилган  $AE' = 2,5 \cos 30^\circ$  ва  $AB' =$   
 $5 \cos 30^\circ$  кесмаларга тең бўлганига эътибор беринг. (а) теңг-  
ламаларнинг ечимлари  $R_B = R'_B = 2,5$  кН;  $R_A = 2,5$  кН; (б)  
теңгламаларнинг ечимлари  $R_C = 6$  кН,  $R_D = 6,5$  кН. Масала-  
нинг тўғри ечилганини текшириб кўриш осон. Кучлар парал-  
лел бўлгани учун  $AB$  балканинг  $5$  кН оғирлиги  $A$  ва  $B$  таянч-  
лари  $2,5$  кН дан иккига ажралган.  $C$  ва  $D$  таянчлар реак-  
цияларининг йиғиндиси ҳам  $CD$  балкага тушаётган актив  
кучга тең бўлиши керак:  $R_C + R_D = 12,5$  кН бўлиб, бу ерда  
 $CD$  балканинг оғирлигидан ортиб кетди. Ўша ортиқ деб ҳи-  
собланган  $2,5$  кН миқдор юқоридаги балкадан пастдаги балка-  
га тушиб турган босим кучидир. Демак, масала жуда тўғри  
ёчилган.

Масалани биринчи йўл билан ўзингиз ечиб кўринг.

Энди текисликда ихтиёрий равишда жойлашган кучлар

таъсир этаётган жисмларнинг мувозанатига оид масала

13 масала. Бир жинсли илгичка  $AB$  балканинг оғирлиги  $15 \text{ кН}$  бўлиб, узунлиги  $4 \text{ м}$  (79-расм). Балканинг  $A$  учидан қўзғалмас цилиндрик шарнирға бириктирилган бунда иккинчи  $B$  учи горизонтал текислик устида турган қўзғалмас шарнирға қўйилган. Балканинг  $A$  учидан  $3 \text{ м}$  масофадан  $Q$  кучи нуқтасига горизонт билан  $60^\circ$  бурчак ҳосил қилувчи  $Q$  кН куч таъсир қилади.  $A$  шарнир ва  $B$  катокнинг реакцияларини аниқлансин.

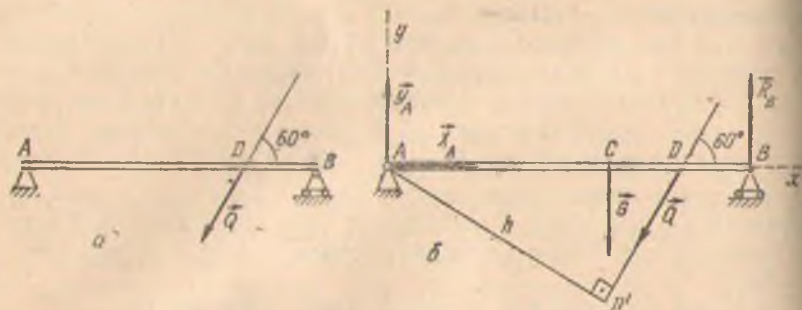
Ечиш. Изланаётган миқдорларни топиш учун  $AB$  балканининг мувозанати кўриб чиқилади. Боғланишларни ташлаб қўриб, балка эркин жисм деб ҳисобланса, унга ўртасига қўйилган  $G$  оғирлик кучи, боғланишларнинг  $R_A$  ва  $R_B$  реакциялари таъсир қилади. Координата ўқлари расмда кўрсатилгандек ўтказилади. Шарнирнинг реакциясини, 38-§ да айтилгандай, горизонтал ва вертикал йўналган икки  $X_A$  ва  $Y_A$  тузувчи ажратамиз. Балкага таъсир этувчи кучлар бир текисликда иккинчӣ равишда жойлашган кучлар бўлгани учун уларнинг (39) мувозанат шартларини тузамиз:

$$\sum F_{ix} = 0; \quad X_A - Q \cos 60^\circ = 0,$$

$$\sum F_{iy} = 0; \quad Y_A - G - Q \sin 60^\circ + R_B = 0,$$

$$\sum m_A(F_k) = 0; \quad -G \cdot AC - Q \cdot AD \sin 60^\circ + R_B \cdot AB = 0.$$

Моментлар маркази нима учун  $A$  нуқтада олиганини тушунириб ўтамиз. 9-масалани ечганда моментлар марказини номаълум куч қўйилган нуқтада олиш керак, дейилган эди. Энди эса бу фикрни кенгайтириб, моментлар марказини номаълум кучлар кўпроқ бўлган нуқтада олиш керак, деб айтганамиз. Моментлар маркази номаълум кучлар кўпроқ бўлган нуқтада олинса, ўша номаълум кучларнинг ўша марказига нисбатан моментлари нолга айланиб кетиб, моментлар тенгламасида номаълум кучлар камроқ қатнашади; тенгламада



79-расм.



момлар кам бўлса, уни ечиш осон бўлади. Шунинг учун моментлар маркази деб икки номаълум  $X_A$  ва  $Y_A$  реакциялар  $A$  нуқтани олдик. Дарҳақиқат, моментлар тенгламасининг битта номаълум  $R_B$  реакция турибди.  $G$  кучининг таъсир чизиғига нисбатан елкаси  $AC$  кесма ҳисобланади, чунки  $AC$   $G$  кучининг таъсир чизиғига тикдир.  $Q$  кучининг  $A$  нуқтасига нисбатан елкасини топиш учун  $A$  нуқтадан бу кучнинг таъсир чизиғига тик кесма ўтказилди. У расмда  $h$  билан белгиланди. Тўғри бурчакли  $ADD'$  учбурчакдан  $AD' = h = AD \sin 60^\circ$  эканини топиб, уни учинчи тенгламага ёзиб қўйди.  $Q$  кучининг моментини Вариньон теоремасидан фойдаланиш билан ҳам аниқлаш мумкин. Бунинг учун  $Q$  куч  $AB$  балкага тик бўлган ва  $AB$  балка бўйлаб йўналган икки тузувчи ажратилади (79-расм, б).  $Q$  кучининг балкага тик бўлган тузувчисини топиш учун у вертикалга проекцияланади:  $Q_y = Q \sin 60^\circ$ .  $Q_y$  нинг  $A$  га нисбатан елкаси  $AD$  кесма бўлади, чунки  $AD \perp Q_y$ .  $Q$  кучининг балка бўйлаб йўналган тузувчисини топиш учун у горизонталга проекцияланади:  $Q_x = Q \cos 60^\circ$ .  $Q_x$  нинг  $A$  га нисбатан елкаси нолга тенг, чунки  $Q_x$  нинг таъсир чизиғи  $A$  нуқтадан ўтади. Натижада  $Q$  кучининг балка бўйлаб йўналган тузувчисини  $A$  нуқтага нисбатан момент ҳосил қилмайди.  $Q$  кучининг  $A$  нуқтага нисбатан momenti —  $Q \sin 60^\circ \cdot AD$  ифодага тенг бўлди. (а) системанинг учинчи тенгламасида ҳам  $Q$  кучининг  $A$  нуқтага нисбатан моментини худди ўша —  $Q \sin 60^\circ \cdot AD$  ифодага тенг қилиб ёзган бўлади.

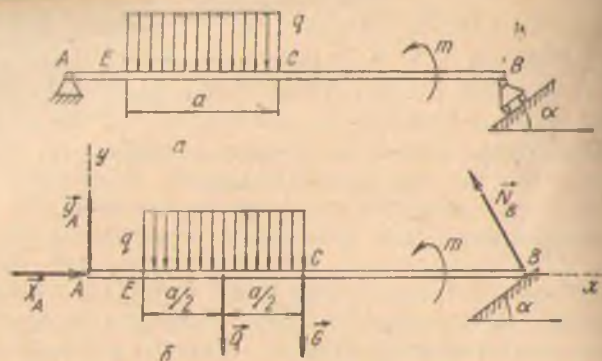
(и) тенгламалар системасини ечиб, номаълум миқдорлар топилади. Тайёр жавоб:

$$X_A = 5 \text{ кН}; \quad Y_A \approx 9,66 \text{ кН}; \quad R_B \approx 14 \text{ кН}.$$

Қўйилган (а) системани ўзингиз ечиб кўришингиз мумкин.

Мисалани ечишда моментлар маркази деб  $A$  нуқтани олган бўлсак, чунки у нуқтада ҳақиқатан ҳам икки номаълум куч бор. Ўзроқ моментлар маркази деб  $B$  нуқтани олиш ҳам мумкин, чунки  $B$  нуқтанинг ўзида битта номаълум  $R_B$  куч турган бўлишига қарамай, у нуқтадан яна бир номаълум  $X_A$  кучининг таъсир чизиғи ўтади.  $R_B$  ва  $X_A$  реакцияларнинг  $B$  нуқтата нисбатан олинган моментлари алоҳида-алоҳида нолга тенг бўлади.

Энди берилган масала текисликда ихтиёрий равишда жойлашган кучлар мувозанатининг (39') шартлари ёрдамида ечилади. Кучларни  $x$  ўқига проекциялаймиз, моментларни  $A$  ва  $B$  нуқталарга нисбатан оламиз. Бу ҳолда кучларни  $y$  ўқига проекциялаш тўғри бўлмайди, чунки унда кучлар проекцияланадиган ўқ  $A$  ва  $B$  нуқталардан ўтадиган тўғри чизиққа тик бўлиб қолган бўлур эди. Бу эса (39) шартларининг иловасига зид келарди. Тенгламаларни туздик, ҳақиқатда буларнинг дастлабки



80-расм.

иккитаси олдин тузиб қўйилган эди, (а) системага қаранг:

$$\sum F_{kx} = 0; \quad X_A - Q \cos 60^\circ = 0,$$

$$\sum m_A(F_k) = 0; \quad -G \cdot AC - Q \cdot AD \sin 60^\circ + R_B \cdot AB = 0, \quad ||$$

$$\sum m_B(F_k) = 0; \quad -Y_A \cdot AB + G \cdot CB + Q \cdot BD \sin 60^\circ = 0.$$

$Q$  кучнинг  $A$  нуқтага нисбатан елкаси  $AD' = AD \sin 60^\circ$  эканлиги олдин айтилган эди,  $Q$  кучнинг  $B$  нуқтага нисбатан елкаси эса  $B$  нуқтадан  $Q$  кучнинг таъсир чизигига ўтказилган тик кесма бўлиб, у  $BD \sin 60^\circ$  ифодага тенг. (б) системанинг ечимлари (а) системанинг ечимлари билан бир хил:

$$X_A = 5 \text{ кН}; \quad Y_A \approx 9,66 \text{ кН}; \quad R_B \approx 14 \text{ кН}.$$

**14-масала.** Схемаси 80-расмда кўрсатилган балканинг таянч реакциялари аниқлансин. Берилган маълумотлар:

$$G = 15 \text{ кН}, \quad AC = CB = 2 \text{ м}, \quad m = 8 \text{ кНм}, \quad q = 2 \text{ кН/м}, \\ a = 1,5 \text{ м}, \quad \alpha = 45^\circ,$$

$A$ —қўзгалмас шарнир,  $B$ —каток.

Ечиш.  $x$  ўқини горизонтал йўналишда ўнг томонга,  $y$  ўқини вертикал йўналишда юқорига қаратиб, координатала бошини  $A$  нуқтада оламиз.  $AB$  балканинг мувозанатини текширар эканмиз,  $A$  шарнирнинг  $X_A$  ва  $Y_A$  реакцияларини, катокнинг қия текисликка тик йўналган  $N_B$  реакциясини,  $G$  оғирлик кучини, моменти  $m$  бўлган жуфтий ва интенсивлиги  $q$  бўлган текис ёйилган кучлар ўрнига уларнинг  $Q = aq$  тенг таъсир этувчисини (38-§ га қаранг) расмда кўрсатамиз.  $Q$  куч балкадаги  $EC$  қисмнинг ўртасига қўйилади. Балкага қўйилган кучлар текисликда ихтиёрий равишда жойлашган кучлар экан-



билган ҳолда (39) шартлар тузилади:

$$\begin{aligned} \sum F_{hx} &= 0; & X_A - N_B \cos 45^\circ &= 0, \\ \sum F_{hy} &= 0; & Y_A - Q - G + N_B \cos 45^\circ &= 0, \\ \sum m_B(F_k) &= 0; & m + G \cdot BC + Q \cdot BK - Y_A \cdot AB &= 0. \end{aligned} \quad (a)$$

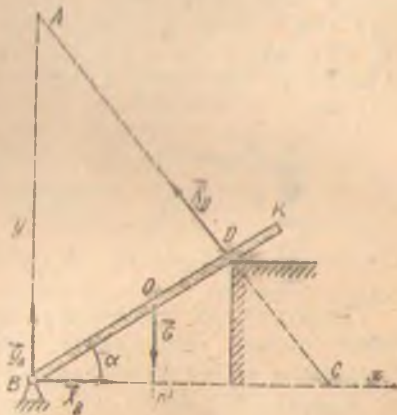
Ушундан тенгламани изоҳлаймиз. Жуфтининг ўз текислигида қандай нуқтага нисбатан моменти  $m$  га тенг, ншораси бўлади, чулки жуфт балкани соат стрелкаси ҳаракати-ни кўри буришга интилади,  $Q$  кучининг  $BK$  елкаси  $BC$  ма-раси билан  $a$  кесма ярмининг йиғиндисига, яъни 2,75 м га тенг,  $X_A$  кучининг ўзи  $B$  нуқтага қўйилган бўлмаса ҳам, таъ-сир чизиғи  $B$  нуқтадан ўтади, шунинг учун  $X_A$  нинг  $B$  нуқ-тага нисбатан моменти нолга айланиб, ўзи моментлар тенгла-масини кирмади. Текис ёйилган кучларнинг  $Q$  тенг таъсир нуқтисини пунктир билан чизилди, туташ чизик билан чизилса, бу балкага текис ёйилган кучлар ҳам, уларнинг тенг таъсир нуқтисини тасвирлайдиган  $Q$  куч ҳам таъсир қилар экан де-ган фикр чиқиб қолади. Энди навбатдаги мақсад (а) системани чиқишдир. Бу тенгламалар 13- масаладаги мувозанат тенглама-ларидан мураккаб экани кўриниб турибди. Масаланинг жаво-би

$$X_A = 6,45 \text{ кН}; \quad Y_A = 11,55 \text{ кН}; \quad N_B \approx 9,2 \text{ кН}.$$

Бу масала схематик масалаларни ўқий олишга ҳам ўргатади.

15- масала. Узунлиги  $4l$  ва оғирлиги  $G$  бўлган бир жинсли  $AB$  стержень  $B$  нуқтада қўзғалмас цилиндрик шарнирға би-ринктирилган бўлиб,  $D$  нуқтада вертикал деворнинг қиррасига қўйиб қўйилган (81-расм). Стерженьнинг горизонтга қиялик бур-чиги  $\alpha$ .  $BD = 3l$ . Таянч реак-циялари аниқлансин.

Ечиш. Реакцияларни топиш учун стерженьнинг мувозанат-ини кўриб чиқамиз. Коорди-ната ўқлари чизмада кўрсати-тилгандек қилиб ўтказилади. Стержень ўзининг ўртасига қўйилган  $G$  оғирлик кучи,  $B$  шарнирнинг ўзаро тик йўнал-ган  $X_B$  ва  $Y_B$  реакциялари, де-ворнинг  $D$  нуқтада стержегга тик бўлиб йўналган  $R_D$  реак-цияси таъсирида мувозанатда турибди. Таъсир этаётган куч-лар текисликда ихтиёрый ра-вишда жойлашган. Бу масала



81-расм.

(39) шартлардан фойдаланиб счилади. Моментлар марказида ҳар икки номаълум куч кесишган  $A$ ,  $B$  ва  $C$  нуқталарда битта тенгламадан сир чизиклари кесишгани учун, ҳар бир тенгламада битта номаълум куч қатнашади. Бу нуқталар *Риттер нуқталари* деб аталади.

$$\begin{aligned}\sum m_A(F_k) &= 0; & X_B \frac{3l}{\sin \alpha} - G 2l \cos \alpha &= 0, \\ \sum m_B(F_k) &= 0; & -G 2l \cos \alpha + R_D 3l &= 0, \\ \sum m_C(F_k) &= 0; & -Y_B \frac{3l}{\cos \alpha} + G \left( \frac{3l}{\cos \alpha} - 2l \cos \alpha \right) &= 0.\end{aligned}$$

Ҳар бир марказда иккитадан номаълум реакция кучининг таъсири сир чизиклари кесишгани учун, ҳар бир тенгламада битта номаълум куч қатнашади. Буларнинг ечимлари:

$$X_B = \frac{G}{3} \sin 2\alpha; \quad Y_B = \frac{G}{3} (3 - 2\cos^2 \alpha); \quad R_D = \frac{2G}{3} \cos \alpha.$$

**16-масала.** Оғирлиги 200 Н бўлган бир жинсли  $AB$  балка горизонтал силлиқ полга  $B$  нуқтасида  $60^\circ$  бурчак остида тиралиб туради, бундан ташқари, уни иккита  $C$  ва  $D$  таянчлар билан тутиб туради (82-расм).  $AB = 3$  м,  $BC = 0.5$  м,  $BD = 1$  м.  $B$ ,  $C$  ва  $D$  нуқталардаги таянч реакциялари аниқлансин.

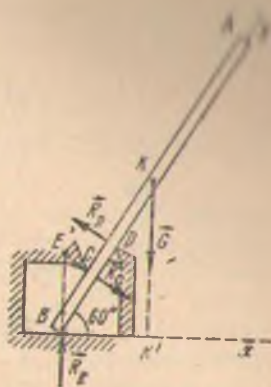
**Ечиш.** Берилган ва изланаётган кучларнинг ҳаммаси  $AB$  балкага таъсир қилади, шунинг учун балканинг мувозанатда кўриб чиқилади. Балкага унинг  $G$  оғирлик кучи ва учта таянчлардаги учта  $R_B$ ,  $R_C$ ,  $R_D$  реакция кучи қўйилган, балка эса тегишсиз равишда мувозанатда турибди.  $B$  таянчнинг (горизонтал проекциянинг) реакцияси полга тик бўлиб, вертикал равишда юқори қаратилган бўлиб йўналган.  $C$  ва  $D$  нуқталардаги таянч реакциялари балкага тик йўналган. Шу чоққача ҳаминша координата ўқлари бири-бирига тик қилиб олиб келинган эди. Лекин ўзи полга тегишсиз бўлган бош векторнинг ҳар қандай ўқлардаги (демак, бири-бирига тик бўлмаган ўқлардаги) проекциялари нолга тенг бўлади. Шунинг учун  $x$  ўқини горизонтал йўналишда олиб,  $y$  ўқини балканинг узунлиги бўйлаб йўналтирилади. (39) шартларини тузамиз:

$$\begin{aligned}\sum F_{kx} &= 0; & R_C \cos 30^\circ - R_D \cos 30^\circ &= 0, \\ \sum F_{ky} &= 0; & R_B \cos 30^\circ - G \cos 30^\circ &= 0, \\ \sum m_E(F_k) &= 0; & R_B \cdot CD - G \cdot \frac{AB}{2} \cos 60^\circ &= 0.\end{aligned} \quad (n)$$

Проекциялар тенгламаси бунчалик содда бўлишига нима сабаб бўлди? Координата ўқларини уларга қўп кучлар тик бўладиган қилиб ўтказдик, масалан,  $x$  ўқини  $R_B$  ва  $G$  кучларга,  $y$  ўқини  $R_C$  ва  $R_D$  кучларга тик қилиб ўтказдик. Ана шунинг учун проекциялар тенгламаси содда бўлди. Моментлар



дан икки номаълум реакция кучи ( $R_B$  ва  $R_C$ ) кесишган  $E$  нуқтада олини, унинг моментлари нолга айланиб кетди,  $R_B$  ва  $R_C$  кучлар моментлар тенгламасига қирмай қолди, натижасида моментлар тенгламасида битта номаълум реакция қатнашмоқда.  $R_D$  реакция реакцияга параллел бўлгани сабабли, реакциянинг  $E$  нуқтага нисбатан олган елкаси  $CD$  кесманинг узунлиги тенг;  $G$  кучнинг  $E$  нуқтага нисбатан елкасини аниқлаш учун  $E$  нуқтадан  $G$  кучнинг таъсир чизигига тик кесма тузилади, бу кесма горизонтал ўқда олган  $BK'$  кесмага тенг:  $BK' = \frac{AD}{2} \cos 60^\circ$ .



82-расм.

а) системанинг биринчи тенгламасини  $\cos 30^\circ$  га бўлиб,  $R_C = R_D$  эканини, иккинчи тенгламасини ҳам  $\cos 30^\circ$  га бўлиб,  $R_B = G = 200$  Н экани аниқланади. Учинчи тенгламадан  $R_D = 300$  Н,  $R_C = R_D = 300$  Н.

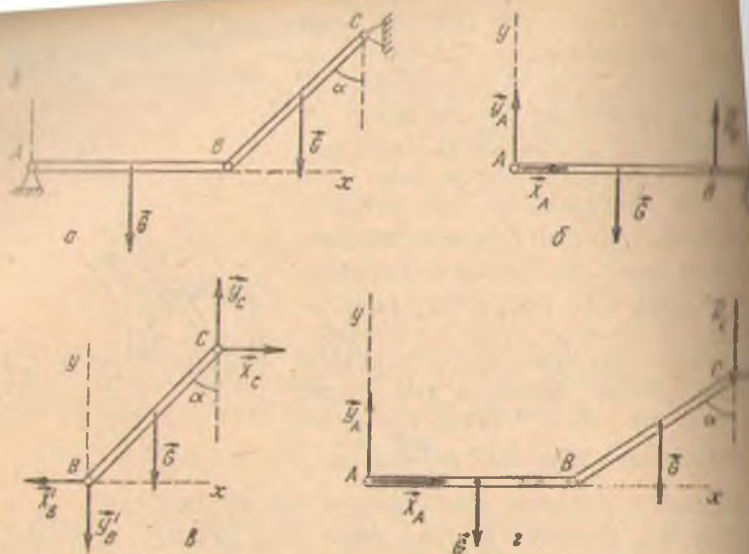
Энди текисликда ихтиёрий равишда жойлашган кучлар таъсири остида мувозанатда турган қўшалоқ жисмларга оид бир масалани ечамиз.

**17-масала.** Ҳар бирининг оғирлиги  $G$  бўлган иккови бир қил бир жинсли  $AB$  ва  $BC$  балка бир-бирига шарнир билан уланган бўлиб, қўзғалмас таянчларга  $A$  ва  $C$  шарнирлар воқеасида шундай бириктирилганки, бунда  $AB$  балка горизонтал вазиятда,  $BC$  балка вертикал билан  $\alpha$  бурчак ҳосил қилиб қия туради (83-расм). Шарнирларнинг реакцияси аниқлансин.

Ечиш. Масалани ечиш учун ҳар бир балканинг мувозанатини алоҳида алоҳида кўриб чиқамиз.  $AB$  балкага унинг  $G$  оғирлик кучи,  $A$  шарнирнинг чизмани кўрсатилгандек қилиб йўналтирилган  $x$  ва  $y$  ўқлари бўлиб йўналган  $X_A$  ва  $Y_A$  реакциялари,  $B$  шарнирнинг  $X_B$  ва  $Y_B$  реакциялари қўйилган.  $BC$  балкага ҳам унинг  $G$  оғирлик кучи,  $C$  шарнирнинг  $X_C$  ва  $Y_C$  реакциялари,  $B$  шарнирнинг  $X'_B$  ва  $Y'_B$  реакциялари қўйилган. Таъсир ва акс таъсир қонуни деб аталадиган тўртинчи аксиомага асосан,  $B$  шарнирнинг  $BC$  балкага қўйилган  $X'_B$  ва  $Y'_B$  реакциялари унинг  $AB$  балкага қўйилган  $X_B$  ва  $Y_B$  реакциялари унинг  $AB$  балкага қўйилган  $X_B$  ва  $Y_B$  реакцияларига қарама-қарши йўналган бўлиб, модуллари тенг бўлиши керак:

$$X'_B = X_B, \quad Y'_B = Y_B. \quad (а)$$

Энди  $AB$  балкага (83-расм, б) қўйилган кучларнинг муvo-  
зиат шартлари (39') шаклда тузилади (балкаларнинг узунли-



83-расм.

ги 2а деб белгиланади):

$$\sum m_A(F_k) = 0; \quad -Ga + y_B 2a = 0,$$

$$\sum m_B(F_k) = 0; \quad -y_A 2a + Ga = 0,$$

$$\sum F_{kx} = 0; \quad X_A + X_B = 0.$$

BC балкага (83-расм, в) қўйилган кучларнинг мувозанат шартлари (39) шаклида тузилади:

$$\sum F_{kx} = 0; \quad -x'_B + x_C = 0,$$

$$\sum F_{ky} = 0; \quad -y'_B - G + y_C = 0,$$

$$\sum m_C(F_k) = 0; \quad Ga \sin \alpha + y'_B 2a \sin \alpha - x'_B 2a \cos \alpha = 0,$$

AB балканинг мувозанат шартларини тузишда кучларнинг ўқиға проекциялаш тўғри бўлмайди, чунки (39') шартларини Моментлар маркази сифатида олинган А ва В нуқталардан ўтадиган тўғри чизиқ ўққа (кучлар проекцияланадиган ўққа) тик бўлмаслиги керак" деган шарт бор: масаладаги А ва В нуқталардан ўтадиган тўғри чизиқ у ўққа тик. Бир нарсани диққат қилинг. (б) ва (в) системаларда моментлар маркази сифатида олинган А ва В нуқталарда бир эмас, икки эмас балки уч кучнинг таъсир чизиқлари кесишади, шунинг учун моментлар тенгламасида фақат биттадан номаълум куч қатнашяпти.



Тенгланлар ҳисобга олинса, (б) ва (в) системалар олти тенглама олдига тенглама системасига айланади, ечимлари

$$X_A = X_B = X_C = G \operatorname{tg} \alpha, \quad Y_A = Y_B = \frac{G}{2}, \quad Y_C = \frac{3}{2} G.$$

$X_B$  ва  $X_C$  реакциялар расмда кўрсатилганидагига тенг бўлган.

Бунинг бошқа усул билан ҳам ечиш мумкин, бунинг учун бутун системанинг (иккала балкани биргаликда) мувозанатини (83-расм, а), кейин эса бир бўлагининг ( $AB$  ёки  $BC$  бўлагининг) мувозанатини текшириш керак. Бутун система мувозанатини кўриб чиқишда балкаларни бир-бирига ўргатган  $B$  шарнирнинг  $X_B$ ,  $Y_B$  ва  $X'_B$ ,  $Y'_B$  реакциялари шарнирларга асосан ўзаро ейишиб кетиб, гўё  $B$  нуқтада шарнирдек тасаввур этилади. Бутун система (83-расм, г) эса  $G$  оғирлик кучлари ва икки четдаги икки шарнирнинг  $X_A$  ва  $X_C$ ,  $Y_C$  реакциялари таъсирида мувозанатда ту-

$$\sum F_{kx} = 0; \quad X_A + X_C = 0,$$

$$\sum F_{ky} = 0; \quad Y_A + Y_C - 2G = 0, \quad (г)$$

$$\sum m_A(F_k) = 0; \quad -Ga - G(2a + a \sin \alpha) - X_C 2a \cos \alpha + Y_C(2a + 2a \sin \alpha) = 0.$$

Ушбу ердиги учта тенгламада тўртга номаълум бор. Шунга кўра бунинг ечиш учун балкалардан бирининг (фақат бирининг) мувозанатини қўшимча равишда кўриб чиқиш керак. Масалан, балканинг мувозанатини кўриб чиқамиз, унинг шартлари системада берилган. Демак, (б) ва (г) системаларни биргаликда ечиб, изланаётган номаълумлар аниқланади. Бу ерда олинган натижалар олдинги натижалар билан бир хил бў-

лади. Текисликда ихтиёрый равишда жойлашган кучлар мувозанатда доир масала ечишни ўрганиб олдик, энди фермаларга масалаларни бирмунча кенгроқ қилиб баён этмоқчимиз. Шунга кўра фермаларнинг таянч реакцияларини ва ферма стерженларида пайдо бўладиган зўриқишларни (39), (39') ва (39'') шартлар ёрдамида қандай аниқлашни кўриб чиқамиз. Бунинг учун фермага қўйилган актив ва реакция кучлари бир нуқтада қўйиладиган кучлар бўлиши шарт эмас, бу кучлар текисликда жойлашган бўлса бас. Бунинг устига, ферманинг таянч реакцияларини аниқлашда ферма яхлит жисм деб, унинг стерженларидаги зўриқиш кучларини аниқлашда ферма жисмлар системаси (стерженлар системаси) деб ҳисобланади. Таянч реакцияларининг ёки стерженлардаги зўриқиш кучларининг қандай усулда аниқланган қийматларини янги усулда аниқланган қийматларига таққослаш мумкин бўлиши учун ўша

17-§ да ишлаб кўрсатилган фермани яна ҳисоблаймиз. Стерженьларни кесинининг бу усули *Биттер усули* деб аталади.

18-масала. Фермага  $C$  нуқтада горизонтал йўналган  $P = 20$  кН куч қўйилган (84-расм, а),  $\alpha = 60^\circ$ .  $A$  таянч шарнир,  $B$  таянч қўзғалувчи шарнир. Таянч реакциялари ва стерженьларда пайдо бўладиган зўриқиш кучлари аниқланиши.

Е чиш. Аввало таянч реакциялари аниқланади. Бу ҳисоб тугунларни йўқ деб, бутун фермани яхлит жисм деб ҳисоблаймиз. Фермага берилган горизонтал  $P$  куч,  $A$  шарнирнинг  $X_A$  ва  $Y_A$  реакциялари,  $B$  катокнинг  $Y_B$  реакцияси қўйилади. Бу кучлар текисликда ихтиёрий равишда жойлашган кучлар бўлгани учун уларнинг мувозанат шарти (39') шаклида бўлади:

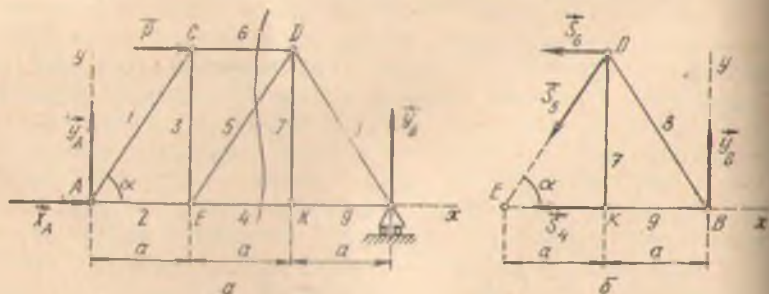
$$\sum m_A(F_k) = 0; \quad -P \cdot a \sqrt{3} + Y_B \cdot 3a = 0,$$

$$\sum m_B(F_k) = 0; \quad -P \cdot a \sqrt{3} - Y_A \cdot 3a = 0,$$

$$\sum E_{kx} = 0; \quad X_A + P = 0.$$

(а) системанинг ечимлари  $X_A = -P = -20$  кН,  $Y_A = -11,53$  кН,  $Y_B = 11,53$  кН бўлиб, 17-§ да ечилган ферманинг таянч реакциялари билан бир хил бўлди, чунки  $R_A = \sqrt{X_A^2 + Y_A^2} \approx 23,06$  кН. Агар диққат қилинган бўлса, таянч реакцияларини аниқлашда уч куч тўғрисидаги теорема ишлагилмади, чунки бу ердаги кучлар текисликда жойлашган кесинувчи кучлар эмас, балки текисликда ихтиёрий равишда жойлашган кучлардир.

17-§ да ферма ҳисобланганда, масалан, 4-стерженьдаги зўриқиш кучини (ёки ўша стерженьнинг реакциясини) аниқлаш учун ҳамма тугунлари  $A$  дан бошлаб бирин-кетин кесилган эди; 4-стерженьнинг реакцияси  $E$  тугунни кесганда аниқланган эди, унгача эса  $A$  ва  $C$  тугунлар кесилиб, бир қанча мувозанат тенгламалари тузилган ва ечилган эди. Биттер усулининг афзал томони шундаки, бу усул билан ишлаганда исталган



84-расм.

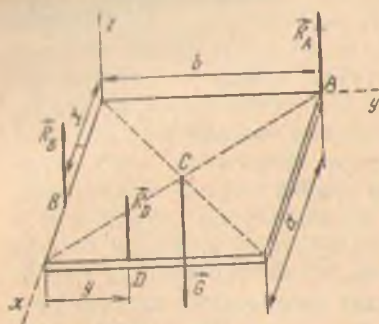


стерженнинг зўриқиш кучи фақат битта тенгладми тузиб берилади, қўшни стерженларнинг зўриқиш кучлари аниқлашганда аниқланмаганига боғлиқ бўлмайди. Бу усул қўлланилганда ферма уч стерженидан кесилади (тўрт стерженидан кесиш тўғри эмас). Фермани, масалан, 4-, 5-, 6-стерженлари; 4-, 7-, 8-стерженлари; 1-, 3-, 6-стерженларидан кесиш мумкин, бироқ 5-, 6-, 7-, 9-стерженларидан кесиш тўғри эмас. Учта стерженидан кесилганда ферманинг бир қисми ташлаб юборилади, бу қисмининг олиб қолган қисмига кўрсатадиган таъсири ўшанга тенгланган учта стерженнинг номаълум зўриқиш кучлари орқали беради. Учта номаълум бўлган ҳолда текисликда ихтиёрий жойлашган кучларнинг мувозанат тенгламасидан ўша учта номаълумни топа оламиз, тўрт стерженидан кесилганда ўша ўртасининг тўртта номаълум реакциясини учта мувозанат тенгламасидан аниқлай оламиз.

Энди стерженларни аниқ кесиб кўрсатамиз, масалан, 4-стерженнинг зўриқишини топиш керак бўлсин. Юқорида айтиб ўтилганидек, 4-стерженни 5-, 6-стерженлар ёки 7-, 8-стерженлар билан биргаликда кесиш мумкин. 4-, 5-, 6-стерженларни кесамиз-да (84-расм, б), ферманинг чап томонини ташлаб юборамиз, ташланган қисмининг ўнг қисмига берадиган таъсирини  $s_4$ ,  $s_5$ ,  $s_6$  зўриқиш кучлари билан алмаштирамиз (84-расм, б). Ферманинг ўнг томондаги қисми  $s_4$ ,  $s_5$ ,  $s_6$  ва  $Y_B$  кучлар таъсири остида мувозанатда турибди,  $s_4$  зўриқиш кучини аниқлаш керак, шунинг учун иккита номаълум куч келтирилган  $D$  нуқтага (Риттер нуқтасига) нисбатан моментлар тенгламаси тузилади:  $\sum m_D(F_k) = 0$ ,  $-s_4 \cdot a\sqrt{3} + Y_B \cdot a = 0$ ,

яъни шу бир тенгламадан фақат  $s_4$  номаълум аниқланади:  $s_4 = \frac{Y_B}{\sqrt{3}} = 6,66 \text{ кН}$ , бу жавоб  $s_4$  нинг 17-§ да тузилган жад-

валдаги қийматига жуда тўғри келди, ҳатто ишораси ҳам бир хил бўлди. Масалан,  $s_4$  ни эмас,  $s_6$  ни аниқлаш керак бўлсин, унда ҳам фермани 84-расм, б дагича қилиб кесиб, икки номаълум куч кесишадиган  $E$  нуқтага нисбатан моментлар тенгламаси тузилади:  $\sum m_E(F_k) = 0$ ,  $s_6 \cdot a\sqrt{3} + Y_B \cdot 2a = 0$ , бундан  $s_6 = -13,35 \text{ кН}$  жавоб чиқади, бу ҳам ўша жадвалдаги қийматга ҳатто ишораси билан ҳам тўғри келади. Бирор стерженнинг зўриқиш кучини аниқлаш учун фақат битта тенглама тузиб, у ечилмоқда. Бу жуда қулай усул. Энди бу ерда бир оз эҳтиёт бўлиш керак. 84-расм, б га қаралса,  $D$  ва  $E$  нуқталардан бошқа иккита номаълум куч кесишадиган нуқта йўқ. Ёрди-ю,  $K$  нуқтага ёки  $B$  нуқтага нисбатан моментлар тенгламаси тузилса, буларда номаълумлар битта эмас, балки иккита ( $s_6$  ва  $s_5$ ) бўлади. Шунинг учун моментлар тенгламаси эмас, кучларнинг проекциялари тенгламаси тузилади. Кучларни шундай ўққа проекциялаш керакки, бунда ҳам тенгламада фақат битта номаълум қатнашадиган бўлсин. Бундай ўқ сифа-



86-расм.

тида вертикал ўқ оламида расм, б даги кучлар перпендикуляр ўққа проекцияланади:  $\sum F_{kz} = 0$

—  $s_b \cos 30^\circ + Y_B = 0$ , бунидан  $Y_B = 13,32$  кН, бу жавоб ҳам жадвалдаги қийматига ҳамма мондан тўғри келди.

Энди фазода параллел жойлашган кучларнинг мувозанатига оид бир масалани ечиб кўрсатамиз. Фазодаги кучларга оид масалалар ҳам текисликдаги кучлар таъсири остида турб жисмларнинг мувозанатига оид

масалалар каби ечилади. Қайси жисмнинг мувозанатини таъминлаш керак эканлиги аниқлангандан сўнг жисм боғлиқлик шартларидан бўшатилади, ташланган боғлиқликларнинг таъсири уларнинг реакциялари билан алмаштирилади, жисм эркин жисм деб ҳисобланиб, унинг мувозанат шартлари тузилади. Бу масалаларда мувозанат шартлари тузишда учрайдиган янги кучларнинг ўққа нисбатан моментини ҳисоблашдир.

**19-масала.** Эни  $a$ , бўйи  $b$  бўлган тўғри тўртбурчак шаклида ишланган бир жинсли плитани кўтаришда уч нафар ишчидан бири плитанинг  $A$  учидан ушлаб туради (85-расм). Уччи ишчи плитадан тушадиган куч бир хил бўлиши учун қолган икки киши плитани қаеридан ушлаши, яъни улар ушлаб турадиган  $B$  ва  $D$  нуқталарнинг координаталари нимага тенг бўлиши керак? Плитанинг оғирлиги  $G$ .

**Ечиш.** Плитанинг мувозанати кўриб чиқилади. Плитани кўтариб турган ишчилар қўлининг реакцияси  $R_A$ ,  $R_B$  ва  $R_D$  билан белгиланса, плита вертикал йўналган тўртта куч таъсирида горизонтал вазиятда мувозанатда туради, бу ерда туртинчи  $G$  куч — плитанинг оғирлик кучи. Координата ўқлари расмда кўрсатилгандек қилиб ўтказилади. Плита фазода параллел жойлашган кучлар таъсирида мувозанатда тургани учун (38) шарҳлар тузилади:

$$\sum F_{kz} = 0: R_A + R_B + R_D - G = 0,$$

$$\sum m_x(F_k) = 0; R_D y - G \frac{b}{2} + R_A b = 0,$$

$$\sum m_y(F_k) = 0; G \frac{a}{2} - R_B x - R_A a = 0.$$

$R_D$  куч  $x$  ўқини кесиб ўтгани учун унинг  $x$  ўқига нисбатан momenti нолга тенг.  $R_A$  куч  $y$  ўқини кесиб ўтгани учун унинг  $y$  ўқига нисбатан momenti нолга тенг. Ҳамма кучларнинг ўққа нисбатан моментлари кучнинг ўққа тик бўлган те-



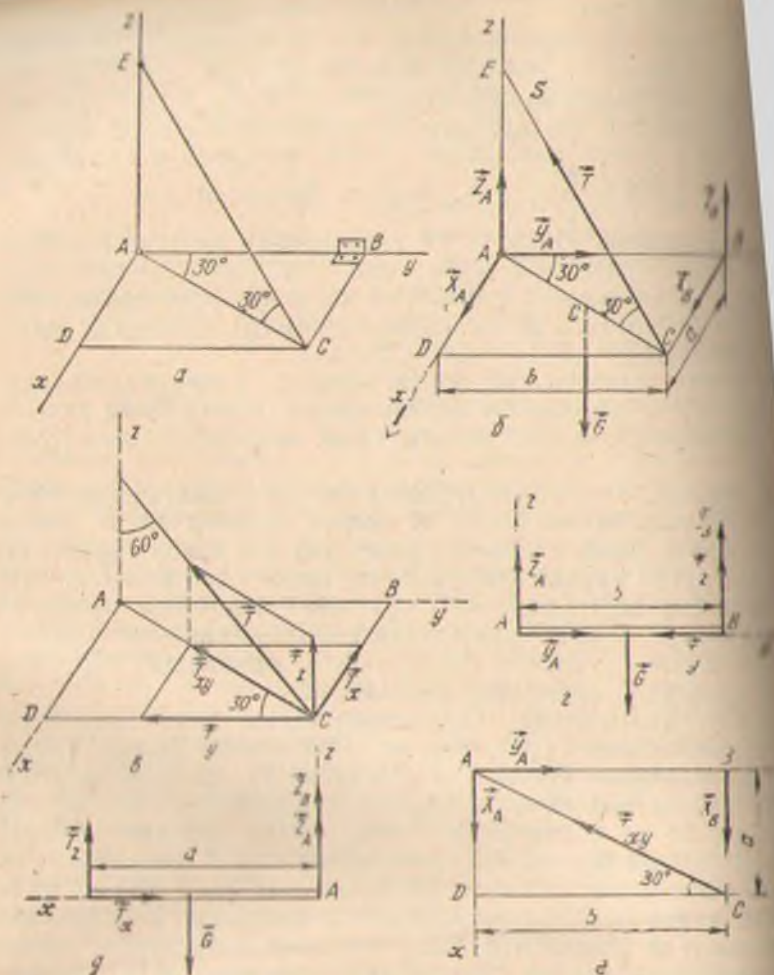
маддаги проекциясидан ўқ билан ўша текислик кесинидаги нисбатан олинган момент сифатида ҳисоблаб чиқарилган. Масала шарида плитадан ҳар бир ишчига тушадиган куч  $R$  бил бўлиши керак деб айтилган, яъни  $R_A = R_B = R_D = R$ . Биринчи тенгламадан  $3R = G$  тенглик келиб чиқади, яъни охириги икки тенгламага қўйиб, тенглама  $R$  га қисқартирилади:  $b + y = \frac{3}{2}b$ ,  $a + x = \frac{3}{2}a$ . Булардан  $x = \frac{a}{2}$ ,  $y = \frac{b}{2}$  аниқланади. Иккинчи ва учинчи ишчи плитани четининг кесилишидан ушлашлари керак экан. Шу чоққача ишлаб кўриш билан масалаларнинг ҳаммасида номаълум миқдорлар реакция кучи бўлар эди. Бу масалада номаълум миқдорлар масофалар (нуқталарнинг координатаси) бўлди.

Агар ўша плитани тўрт киши кўтарса, номаълум реакциялар тўртга, бу реакциялар қатнашадиган тенгламалар учтагина қолаверади; демак, масала статик жиҳатдан ноаниқ бўлиб қолган.

80- масала. Тўғри тўртбурчак шаклида ишланган бир жинс-лиқ  $ABCD$  пластинка деворга  $A$  сферик шарнир ва  $B$  ошник-мошиқ билан бириктирилган бўлиб, уни  $CE$  арқон горизонтал вазиятда тутиб туради (86- расм,  $a$ ); арқон деворнинг  $A$  нуқ-таси билан бир вертикалдаги  $E$  нуқтасига қоқилган михга ва пластинканинг  $C$  нуқтасига боғланган. Пластинканинг оғирли-ги  $G = 200$  Н,  $\angle ECA = \angle BAC = 30^\circ$ . Арқоннинг тортилиш кучи ва таянч реакциялари аниқлансин.

Ечиш. Излаётган миқдорларни топиш учун пластинка-нинг мувозанатини кўриб чиқамиз. Координата ўқлари чизма-да кўрсатилгандек ўтказилади (86- расм,  $b$ ). Масала шарида пластинканинг эни ва бўйи қанча экани берилмагани учун эни  $a$  бўйи  $b$  билан белгиланади. Пластинкага вертикал бўйлаб таъсир қиладиган  $G$  оғирлик кучи, арқоннинг  $T$  реакцияси ва шарнирнинг реакциялари қўйилган,  $G$  оғирлик кучи пластинканинг  $O$  марказига қўйилган; арқоннинг  $T$  реакцияси шарнирнинг ўзи бўйлаб йўналган;  $A$  сферик шарнирнинг реак-цияси фазода ихтиёрий йўналишида таъсир қилади, у коорди-ната ўқлари бўйлаб йўналган учта  $X_A$ ,  $Y_A$ ,  $Z_A$  тузувчи тар-тибда тасвирланади;  $B$  ошник-мошиқ (цилиндрик шарнир) нинг реакцияси унинг  $y$  ўқиға тик бўлган  $xz$  текисликда ҳар қан-дай йўналишда таъсир қилади, у иккига  $X_B$  ва  $Z_B$  тузувчига ажратиб тасвирланади. Пластинкага таъсир этаётган кучлар фазода ихтиёрий вазиятда жойлашган кучлар бўлгани учун уларнинг олти та мувозанат шартини [34- §, (36), (37) га қа-раб] тузамиз:

$$\begin{aligned}\sum F_{ix} &= 0; & X_A + X_B - T \cos 30^\circ \cos 60^\circ &= 0, \\ \sum F_{iy} &= 0; & Y_A - T \cos 30^\circ \cos 30^\circ &= 0, \\ \sum F_{iz} &= 0; & Z_A + Z_B + T \cos 60^\circ - G &= 0, \quad (a)\end{aligned}$$



87-расм.

$$\sum m_x(F_k) = 0; \quad -G \frac{b}{2} + z_B b + T \cos 60^\circ b = 0,$$

$$\sum m_y(F_k) = 0; \quad G \frac{a}{2} - T \cos 60^\circ a = 0,$$

$$\sum m_z(F_k) = 0; \quad -X_B b = 0.$$

Координата ўқлари бўйлаб йўналган реакция кучларининг ўқлардаги проекцияларини аниқлаш осон. Бироқ, баъзи кучларнинг, масалан,  $T$  реакциянинг  $x$  ёки  $y$  ўқидаги проекциясини бевосита ҳисоблаб бўлмайди, чунки  $T$  нинг  $x$  ва  $y$  ўқлари билан ҳосил қилган бурчаклари маълум эмас. Шунинг учун



(86-расм. в) олдин  $xu$  текисликка проекцияланади.  $T \cos 30^\circ$ , кейин эса ўша  $T_{xy}$  проекция  $x$  ва  $y$  ўқларига проекцияланади:  $T_x = T_{xy} \cos 60^\circ$ ,  $T_y = T \cos 30^\circ$ , бирок бу ерда  $T_{xy}$ нинг ўзи  $T \cos 30^\circ$  ифодага тенг,  $T_{xy}$ нинг бу ифодасига қўйилса,  $T_x = T \cos 30^\circ \cos 60^\circ$ ,  $T_y = T \cos 30^\circ \cos 30^\circ$ . (а) системанинг биринчи, иккинчи тенгламасига қараб  $T$  кучнинг  $z$  ўқидаги проекцияси бевосита аниқланади,  $T$  куч билан  $z$  ўқи орасидаги бурчак  $60^\circ$  га тенг:  $T_z = T \cos 60^\circ$ .

Кучларнинг мувозанат шартларига кирадиган ўққа нисбатан моментлари, одатда кучнинг тегишли ўққа тик бўлган текисликдаги проекциясидан ўқ билан бу текислик кесишган нуқтага нисбатан олинган момент сифатида ҳисобланади. Маълум  $G$  оғирлик кучининг  $x$  ўқиға нисбатан моментини ҳисоблаш учун  $Gzu$  текисликка проекцияланади, бу проекция  $O$  нуқтага ўзига тенг, елкаси эса  $\frac{AB}{2} = \frac{b}{2}$  га тенг, ишораси манфий.

$T$  куч  $x$  ўқиға нисбатан момент бермайди, чунки ўқнинг ўзини кесибди:  $X_B$  куч  $x$  ўқиға параллел, шунинг учун  $y$   $x$  ўқиға нисбатан момент бермайди;  $Z_A$ ,  $Y_A$  кучлар  $x$  ўқини кесиб ўтади, шунинг учун улар ҳам  $x$  ўқиға нисбатан момент бермайди.  $y$  ва  $z$  ўқларига нисбатан моментлар ҳам шунга ўхшаш ҳисобланади. Кучларнинг координата ўқларига нисбатан моментларини ҳисоблашга қулай бўлиши учун жисм унга таъсир этаётган кучлар билан биргаликда учала координата текислигига проекциялаб кўрсатилади (86-расм г, д, е). Энди  $T$  проекциянинг  $x$ ,  $y$ ,  $z$  ўқларига нисбатан моментларини ҳисоблаш тўғрисида бир оз тўхталиб ўтамиз.  $T$  кучнинг учта тузувчига ажратилганлиги (86-расм, в) юқорида гапириб ўтилди.  $T$  кучнинг бирор ўққа, масалан,  $x$  ўқиға нисбатан моментини учала тузувчисининг ўша ўққа нисбатан олинган моментларининг йигиндисига тенг бўлади (Вариньон теоремаси, 42-§ га қаранг):  $T$  кучнинг  $T_x$ ,  $T_y$  тузувчилари  $x$  ўқи билан бир текисликда ётгани учун уларнинг  $x$  ўқиға нисбатан momenti нолга тенг,  $T_z$  тузувчисининг моментини аниқлаш учун  $yz$  текисликка проекцияланади, проекцияси  $T_z$  нинг ўзига тенг, бу проекциянинг  $x$  ўқи билан  $yz$  текислик кесишган  $A$  нуқтага нисбатан елкаси  $b$  га тенг.  $m_A(T) = T_z b = T \cos 60^\circ b$ . Кучларнинг  $z$  ўқиға нисбатан тузилган моментлар тенгламаси қуйилдиғича бўлди:  $Z_A$  куч  $z$  ўқида ётгани учун момент бермади,  $X_A$ ,  $Y_A$  ва  $T$  кучлар  $z$  ўқини кесиб ўтгани учун момент бермади,  $G$ ,  $Z_B$  кучлар  $z$  ўқиға параллел бўлгани учун момент бермади, фақат  $X_B$  куч  $z$  ўқиға нисбатан момент берди, ўшанинг моментини олтинчи тенглама қилиб ёзиб қўйдик. (а) системани ечишда ишни энг охирги, олтинчи тенгламадан бошлаймиз:  $X_B = 0$  бўлади, ундан сўнг пастдан юқорига томон тенгламаларни бирин-кетин ечиб бориб,  $T = G = 200$  Н,  $z_B = 0$ .

$Z_A = 100$  Н,  $Y_A = 150$  Н,  $X_A = 86,6$  Н экани аниқланди. Салада арқоннинг тортилиш кучини аниқлаш талаб қилинади, лекин бу ерда арқоннинг  $T$  реакцияси аниқланади. Арқоннинг  $T$  реакцияси унинг тортилиш кучига сон жиқатан тенг экани бундан олдин ишланган кўп масалаларда кўрсатиб чиқилган эди. Агар  $B$  нуқтада ҳам сферик шарнир бўлган эди, у ҳолда қўшимча  $Y_B$  реакция пайдо бўлиб, мувозанат шартларининг иккинчиси

$$Y_A + Y_B - T \cos 30^\circ \cos 30^\circ = 0$$

тенглама шаклида ёзилган бўлар эди. Лекин бошқа тенгламалар ўзгармай қолиб,  $X_A$ ,  $Y_A$ ,  $Z_A$ ,  $Z_B$ ,  $T$  номаълумларнинг қисми мати ҳам аввалгича қолган бўлар эди. Аммо  $Y_A$ ,  $Y_B$  номаълумларни битта (а) тенгламадан аниқлаш масаласи статик ҳатдан ноаниқ масала бўлиб қолар эди, чунки  $B$  шарнир сферик шарнир қилиш билан жисмга ортиқча боғланиш қўйилди. Битта сферик  $A$  шарнирнинг ўзиёқ жисмини у ўқи бўлиб сирпанишга йўл қўймайди.

Энди жисмга фазовий кучлардан ташқари жуфт ҳам таъсир этаётган ҳолда битта масала ечамиз.

**21-масала.** Схемаси 87-расмда берилган диск ва втулкадан иборат яхлит деталнинг оғирлиги  $G = 12$  кН бўлиб, дискнинг нуқтада горизонтал текисликда ётадиган  $T$  куч қўйилган. А втулканинг горизонтга  $30^\circ$  қия бўлган юзасига ўша текисликда ётадиган ва моменти  $m = 150$  кН см бўлган  $(F, F')$  жуфт таъсир қилади.  $F \parallel Ax$ ,  $a = 10$  см,  $b = 30$  см,  $R = 15$  см. А подпятник ва В подшипникнинг реакциялари ҳамда  $T$  куч аниқлансин.

Ечиш. Номаълум миқдорларни аниқлаш учун деталнинг мувозанатини кўриб чиқамиз. Координата ўқларини расмда кўрсатилгандек қилиб ўтказамиз. А подпятникнинг реакциялари  $X_A$ ,  $Y_A$ ,  $Z_A$ , В подшипникнинг реакциялари  $X_B$ ,  $Y_B$  бўладилар.  $(F, F')$  жуфтни унинг моментининг  $m$  вектори орқали таъсирлаймиз (87-расм, б). Фазода ихтиёрий равишда жойлашган бу кучларнинг мувозанат шартларини тузамиз:

$$\sum F_{kx} = 0; \quad X_A + X_B - T \cos 45^\circ = 0,$$

$$\sum F_{ky} = 0; \quad Y_A + Y_B - T \cos 45^\circ = 0,$$

$$\sum F_{kz} = 0; \quad Z_A - G = 0, \quad (a)$$

$$\sum m_x(F_k) = 0; \quad T \cos 45^\circ a - Y_B(a + b) = 0,$$

$$\sum m_y(F_k) = 0; \quad -T \cos 45^\circ a + X_B(a + b) + m \cos 60^\circ = 0,$$

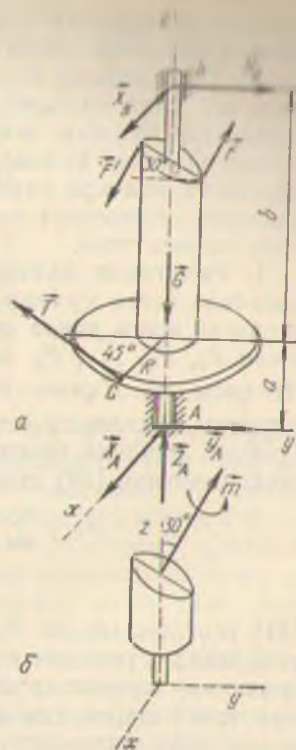
$$\sum m_z(F_k) = 0, \quad -TR + m \cos 30^\circ = 0.$$



10,  $F''$ ) жуфтнинг  $x$  ўқиға нисбатан momenti нолга тенг, чунки, би-  
 нили, масала шартда жуфтнинг  
 училари  $Ax$  ўқиға параллел бўл-  
 иккиндан, жуфт моментининг  
 вектори  $x$  ўқиға тик бўлган  $yz$  те-  
 нлида ётиб,  $x$  ўқиға проекция бер-  
 илади. Жуфтнинг  $y$  ва  $z$  ўқиға нис-  
 батан моментлари  $m$  векторнинг  $y$  ва  
 $z$  ўқиғаларига проекцияларига тенг. Уму-  
 мий, жуфт моментининг вектори қай-  
 сар қўққа проекция берса, жуфт жисм-  
 ни ўша ўқ атрофида айлантиришга  
 қилади, момент векторининг проек-  
 цияси мусбат бўлса, соат стрелкаси  
 қаракатига тескари айлантиришга ин-  
 тилиди.

(а) системанинг ечимлари:  $X_A \approx$   
 $16,4$  кН,  $Y_A \approx 4,6$  кН,  $Z_A = 12$  кН,  
 $X_B = -0,35$  кН,  $Y_B \approx 1,5$  кН,  $T \approx$   
 $8,7$  кН.

Фазода ихтиёрий равишда жой-  
 лашган кучлар мувозанатининг (36),  
 (37) шартлари *асосий шартлар* деб  
 аталади. Фазода ихтиёрий равишда  
 жойлашган кучлар мувозанатда бў-  
 лгани учун ҳамма кучларнинг учбур-  
 чакли бирор пирамиданинг қиррала-  
 ри бўйлаб йўналган олти ўққа нис-  
 батан ёки учбурчакли призманинг ён қирралари ва асосининг  
 қирралари бўйлаб йўналган олти ўққа нисбатан моментлари-  
 нинг йиғиндиси нолга тенг бўлиши зарур ва қиёра, деган  
 теоремани исбот қилиш мумкин.



7-расм.

#### 40-§. Эркин бўлмаган жисмнинг мувозанат шартлари

Эркин бўлмаган ҳар қандай жисмни эркин деб ҳисоблаш  
 учун боғланишларни ташлаб, улар таъсирини реакцияси билан  
 алмаштириш керак (5-§ га қаранг). Жисмга қўйилган актив  
 кучларни бир-бирига боғлайдиган тенгламалар жисмнинг *му-  
 возанат шартлари* деб аталади. Бироқ бу тенгламаларда но-  
 нимум реакция кучлари қатнашмайди.

Жисмнинг мустақил кўчишлари сони жисмнинг *эркинлик  
 даражалари сони* деб аталади. Эркин қаттиқ жисм учта ко-  
 ордината ўқиға параллел бўлган учта илгарилама кўчишдан  
 илҳами, яна ўша ўқлар атрофида учта айланма ҳаракат қили-  
 лади. Демак, эркин қаттиқ жисм олтига мустақил ҳаракат  
 қила олади. Жисм бирор ўққа параллел равишда илгарилама



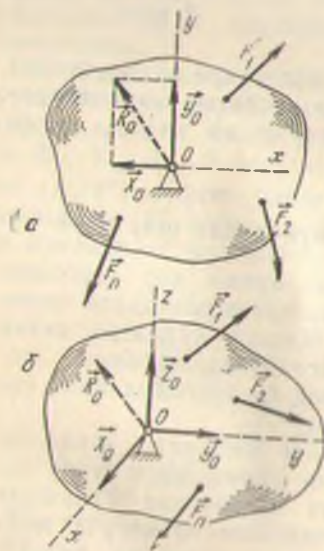
характер қилмаслиги учун ҳамма кучларнинг мана шу ўқнинг проекцияларининг йиғиндиси нолга тенг бўлиши зарур. Бирор ўқ атрофида айланмаслиги учун эса ҳамма кучларнинг мана шу ўққа нисбатан олинган моментларининг йиғиндиси нолга тенг бўлиши шарт. Жисм мувозанатда турганда таъсир этаётган кучлар жисмни боғланишлар йўл қўйиб ҳаракатга келтира олмайдиган бўлиши керак; шунинг учун жисмнинг мувозанат шартлари сони унинг эркинлик даражаси лари сонига тенг.

1. Ричагнинг мувозанати. Қўзғалмас ўққа тик бўлган жисмнинг кесиликда ётган кучлар таъсирида ўша ўқ атрофида айланиш оладиган жисм *ричаг* деб аталади. Ричакка ўша текисликда ётган  $F_1, F_2, \dots, F_n$  актив кучлар таъсир этаётган бўлади (88-расм, а). Ўқнинг  $R_O$  реакцияси ҳам ўша текисликда ётган исталган йўналишга эга бўлади.  $x$  ва  $y$  координата ўқлари ўтказиб, ричакка таъсир этаётган бу кучлар учун учта мувозанат шартини (39) шаклида тузамиз.

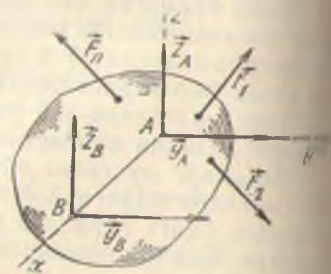
$$X_0 + \sum F_{kx} = 0, \quad Y_0 + \sum F_{ky} = 0, \quad \sum m_O(F_k) = 0. \quad (41)$$

(41) тенгламалардан  $R_O$  реакция (унинг  $X_0, Y_0$  тузувчилари) аниқланади, реакция кучлари қатнашмаган (42) тенглик ричагнинг мувозанат шартини ифодалайди. Демак, ричагнинг мувозанат шarti ҳамма кучларнинг айланиш ўқиға нисбатан моментлари йиғиндиси нолга тенг бўлишини талаб қилади.

2. Битта қўзғалмас нуқтага бўлган жисмнинг мувозанати. Битта нуқтасидан сферик шарнир билан маҳкамлаб қўйилган жисмга фазода ихтиёрий равишда йўналган  $F_1, F_2, \dots, F_n$  актив кучлар қўйилган бўлсин (89-расм, б). Сферик шарнирнинг  $O$  нуқтага қўйилган



88-расм.



89-расм.

реакцияси  $R_O$  фазода ихтиёрий равишда йўналлади. Координата ўқлари (89-расм, б) кўрсатилгандек қилиб ўтказиб, жисмга таъсир этаётган кучларнинг мувозанат шартларини (36), (37) шаклида тузамиз:

$$X_0 + \sum F_{kx} = 0, \quad Y_0 + \sum F_{ky} = 0, \quad Z_0 + \sum F_{kz} = 0, \quad (43)$$

$$\sum m_x(F_k) = 0, \quad \sum m_y(F_k) = 0, \quad \sum m_z(F_k) = 0. \quad (44)$$

(43) тенгликлардан  $R_O$  реакция (унинг  $X_0, Y_0, Z_0$  тузувчилари) аниқланади, реакция кучлари қатнашмаган (44) тенгликлар эса қўзғалмас нуқтага эга бўлган жисмнинг мувозанат шартларини ифодалайди. Демак, қўзғалмас нуқтага эга бўлган жисмнинг мувозанат шартлари ҳамма кучларнинг қўзғалмас нуқтадан ўтадиган учта ўзаро тик ўққа нисбатан олинган моментларининг йиғиндилари алоҳида-алоҳида нолга тенг бўлишини талаб қилади.

3. Айланиш ўқи бор жисмнинг мувозанати. Жисмнинг айланиш ўқи бўлсин, жисм мана шу ўқда силжий олсин, яъни жисмга  $A$  ва  $B$  нуқталарда иккита цилинрик шарнир (подшипник) қўйилган (89-расм) бўлсин. Бу жисмга фазода ихтиёрий равишда жойлашган  $F_1, F_2, \dots, F_n$  актив кучлар қўйилган. У ҳолда шарнирлардаги реакция кучлари ўқларга тик бўлиб, айланиш ўқи расмда кўрсатилгандек йўналганда реакциялар  $Y_A, Z_A$  ва  $Y_B, Z_B$  тузувчиларга ажралади. Жисмга қўйилган фазовий кучларнинг олти (36), (37) мувозанат шarti тузилса, улардан фақат иккитасида, яъни

$$\sum F_{kx} = 0, \quad \sum m_x(F_k) = 0 \quad (45)$$

тенгликларда реакция кучлари қатнашмаган экани кўринади. Шунинг учун (45) тенгликлар айланиш ўқиға эга бўлган жисмнинг мувозанат шартларини ифодалайди. Демак, айланиш ўқиға эга бўлган жисмнинг мувозанат шартлари ҳамма кучларнинг айланиш ўқидаги проекцияларининг йиғиндиси ва уларнинг айланиш ўқиға нисбатан олинган моментларининг йиғиндиси нолга тенг бўлишини талаб қилади.

4. Айланиш ўқи қўзғалмайдиган жисмнинг мувозанати. Агар 89-расмда кўрсатилган  $A$  ёки  $B$  шарнирлардан бири ўрнига сферик шарнир қўйилса, айланиш ўқи қўзғалмайдиган бўлиб қолади; бу ҳолда сферик шарнирнинг  $x$  ўқи бўлиб йўналган яна битта реакцияси пайдо бўлади. Демак, бу ҳолда



тенгликларнинг фақат биттасида, тўғриси

$$\sum m_x(F_k) = 0$$

тенгликда реакция кучи қатнашмайди, шунинг учун бу тенглик жисмнинг мувозанат шarti бўлади. Демак, айланмиш қўзғалмайдиган жисмнинг мувозанат шarti ҳамма кучларнинг мана шу ўққа нисбатан олинган моментларининг йиғиндисига тенг бўлишини талаб қилади. Жисмга таъсир этувчи кучларнинг ҳаммаси  $AB$  айланиш ўқиға тик бўлган текисликда ётган хусусий ҳолда бу жисм ричаг бўлади.

#### 41-§. Текисликда ихтиёрий равишда жойлашган кучлар системасини содда кўринишға келтириш

Таъсир чизиқлари айни бир текисликда жойлашган кучлар системаси, яъни текисликда ихтиёрий равишда жойлашган кучлар системаси фазовий кучлар системасининг хусусий ҳоли ҳисобланади. Статиканинг асосий теоремаси ҳар қандай кучлар системаси учун ҳам тўғри. Жумладан, бу теорема текисликдаги кучлар системаси учун ҳам тўғри: текисликда ихтиёрий равишда жойлашган ҳар қандай кучлар системаси умумий ҳолда битта кучға ва битта жуфтға эквивалент бўлади.

Текисликда ихтиёрий равишда жойлашган кучлар системаси ўша текисликда ётган нуқтаға келтирилганда  $R'$  бош вектор кучлар таъсир этаётган текисликда ётади. Қўшилма жуфтлиқнинг ҳаммаси ҳам ўша текисликда ётади, демак, бу жуфтлиқ моментларининг векторлари бу текисликка тик бўлиб, улар параллел йўналади. Қўшилма жуфтлиқға эквивалент бўлган жуфт momenti векторига тенг бўлган  $M_0$  бош момент бу ҳолда бош векторға тик бўлади. Бунда бош моментнинг қиймати кучларнинг келтириш марказига нисбатан олинган моментларининг алгебраик йиғиндисига тенг бўлади. Текисликда ихтиёрий равишда жойлашган кучлар системасида бош моментнинг вектори ўрнида алгебраик бош момент тушунчаси ишлатилиши мумкин. Текисликда ихтиёрий равишда жойлашган кучлар системасининг кучлар билан бир текисликда ётган келтириш марказига нисбатан олинган алгебраик бош momenti деб бу кучларнинг келтириш марказига нисбатан олинган алгебраик моментларининг йиғиндисига айтилади.

Юқорида айтилган фикрларни ҳисобға олиб, статиканинг асосий теоремасини текисликдаги кучлар учун  $(F_1, F_2, \dots, F_n) \Leftrightarrow (R', M_0)$  символ шаклида ёзамиз, бу ерда  $R' = \sum F_k$ ,  $M_0 = \sum m_0(F_k)$ . Хусусий ҳолларда кучлар системасининг нимаға эквивалент бўлиши бу системанинг  $R'$  бош вектори ва  $M_0$  бош momenti нимаға тенг бўлишиға боғлиқ. Хусусий ҳолларни кўриб чиқамиз.

1. Агар бу системада  $R' = 0$  ва  $M_0 = 0$  бўлса, система му-

натда бўлади. Бу ҳолга (39), (39'), (39'') муносабат шартлари олдин кўрсатиб чиқилган ва уларга доир натижалар ишланган эди.

Агар бу системада  $R' = 0$  бўлиб,  $M_0 \neq 0$  бўлса, у ҳолда кучлар системаси momenti  $M_0 = \sum m_i (F_i)$  бўлган

битта жуфтга эквивалент бўлади. Бу ҳолда  $M_0$  ning қиймати  $O$  марказнинг қаерда олинганга боғлиқ бўлмайди, чунки акс ҳолда айни бир кучлар системаси бир-бирига эквивалент бўлмаган бошқа-бошқа жуфтлар билан алмаштирилган бўлар эди, бундай бўлиши мумкин эмас. Демак,  $M_0$  ning қиймати  $O$  марказнинг қаерда олинганга боғлиқ эмас.

Б. Агар бу системада  $R' \neq 0$  бўлса, кучлар системаси битта тенг таъсир этувчига эквивалент бўлади. Бунда икки ҳол бўлиши мумкин.

а)  $R' \neq 0$ ,  $M_0 = 0$ . Бу ҳолда кучлар системаси  $O$  марказни ўтадиган битта тенг таъсир этувчига эквивалент бўлади. Бунинг момент бўлмагани учун бош вектор тенг таъсир этувчига тенг бўлиб қолади:  $R = R'$ , яъни тенг таъсир этувчининг модули бош векторнинг модулига тенг, йўналиши бош вектор йўналиши билан бир хил.

б)  $R' \neq 0$ ,  $M_0 \neq 0$  (90-расм, а). Бу ҳолда momenti  $M_0$  бўлган жуфт модули  $R' = R'' = R$  бўлган икки куч шаклида чиқарилади (90-расм, б). Агар  $OC = d$  кесма жуфтининг елкаси бўлса,

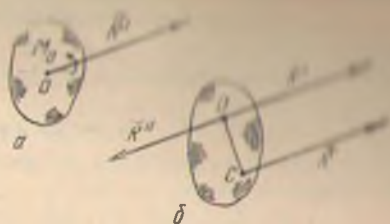
$$Rd = |M_0| \quad (47)$$

бўлиши керак. Бир тўғри чизиқ бўйлаб қарама-қарши йўналган тенг  $R'$  ва  $R''$  кучларни бир-бири билан ейтиштирилса, кучлар системаси  $C$  нуқтадан ўтадиган битта  $R$  тенг таъсир этувчига эквивалент бўлади.  $C$  нуқтанинг ўрни қуйидаги икки шартдан аниқланади: 1)  $OC = a$  масофа (47) тенгликни қаноатлантиради ( $OC \perp R$ ), 2)  $R$  кучининг  $O$  марказга нисбатан олинган моментининг ишораси  $M_0$  моментининг ишораси билан бир хил бўлиши керак.

Текисликдаги кучлар мувозанатда бўлмаса ё битта тенг таъсир этувчига эквивалент бўлади ( $R' \neq 0$  ҳолда), ёки битта жуфтга эквивалент бўлади ( $R' = 0$  бўлган ҳолда).

#### 42-§. Фазода ихтиёрий равишда жойлашган кучлар системасини содда кўринишга келтириш

32-§ да исбот этилган теорема аниқ бир фазовий кучлар системасини содда кўринишга келтиришга имкон беради. Бунининг учун системанинг бош векторини ва ихтиёрий бир  $O$  мар-



90-расм.



ишга исбатли бош моментини аниқлаш керак. Бош момент билан бош момент 32-§ даги (34) ва (35) проекциялари орқали аналитик равишда аниқланади. Қўйидаги ҳоллар бўлиши мумкин.

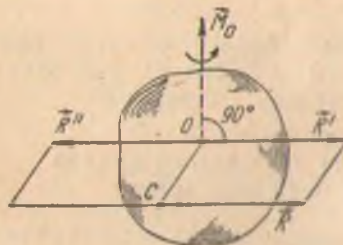
1. Агар фазовий кучлар системасида  $R' = 0$ ,  $M_0 = 0$  бўлса, кучлар мувозанатда бўлади. Бу ҳол 33-§ да батафсил кўриб берилган эди.

2. Агар фазовий кучлар системасида  $R' = 0$  бўлиб,  $M_0 \neq 0$  бўлса, кучлар системаси жуфтга эквивалент бўлади, бу жуфтининг моменти (35) проекциялари орқали ҳисоблаб аниқланади. Бу ҳолда, текисликдаги кучларда бўлгани каби [40-0, 0-ҳолга қаранг],  $M_0$  нинг қиймати  $O$  марказнинг қаерда бўлишига боғлиқ эмас. Эркин жисм бундай кучлар таъсирида айланма ҳаракат қилади (лекин ҳамма вақт ҳам шундай бўлавермайди).

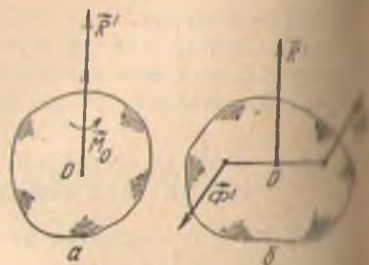
3. Агар фазовий кучларда  $R' \neq 0$  бўлиб,  $M_0 = 0$  бўлса, кучлар системаси  $O$  марказдан ўтадиган тенг таъсир этувчига эквивалент бўлади. Тенг таъсир этувчининг қиймати (34) проекциялари орқали аналитик равишда ҳисоблаб аниқланади. Эркин жисм бундай кучлар таъсирида илгариларга ҳаракат қилади (буни тенг таъсир этувчи куч жисмининг оғирлик марказига қўйиши билан бўлиши керак).

4. Агар фазовий кучларда  $R' \neq 0$ ,  $M_0 \neq 0$  бўлиб, бироқ  $M_0 \perp R'$  бўлса, кучлар системаси  $O$  марказдан бошқа жойдан ўтадиган тенг таъсир этувчи  $R$  кучга эквивалент бўлади. Шундай эканлигини исботлаймиз. Ҳақиқатан ҳам,  $M_0 \perp R'$  бўлган ҳолда  $M_0$  вектор орқали тасвирланадиган жуфт ҳам,  $R'$  куч ҳам айни бир текисликда ётади (91-расм). Бу ҳолда жуфтини  $R$ ,  $R''$  кучларининг модуль жиҳатдан  $R'$  бош векторга тенг бўладиган қилиб, 91-расмда кўрсатилганча чизилса,  $R'$  ва  $R''$  кучлар ўзаро ейишиб кетади, кучлар системаси эса  $R = R'$  тенг таъсир этувчига эквивалент бўлади, лекин бу тенг таъсир этувчи  $C$  нуқтадан ўтади, бунда  $C$  нуқта  $OC = \frac{|M_0|}{R}$  шарҳи билан аниқланади ( $OC \perp R$ ).

5. Агар фазовий кучларда  $R' \neq 0$ ,  $M_0 \neq 0$  бўлиб, бироқ  $M_0$  вектор  $R'$  га параллел бўлса (92-расм, а), кучлар системаси



91-расм.



92-расм.

Куч билан ўша кучга тик бўлган ексцентрик бўлган (92-расм, б). Куч билан муфтовка бундай тўплами *динамик винт* деб ёки *динама* деб аталади. К вектор ётган тўғри чизиқ кучлар системасининг *марказий ўқи* деб ёки *динаманинг ўқи* деб аталади. Бу кучларнинг тенг таъсир этувчиси йўқ. Бу системани бундан ортиқ содда-лаштириб бўлмайди. Эркин жисм бундай кучлар таъсиридан факат мураккаб ҳаракат қилади, бундай ҳаракат *винтаний ҳаракат* деб аталади.

б. Агар фазовий кучларда  $R' \neq 0$ ,  $M_0 \neq 0$  бўлиб, улар бири-бирига параллел ҳам, тик ҳам бўлмаса [66-расм, в га қаранг], бу система ҳам динамага эквивалент бўлади, бироқ унинг марказий ўқи  $O$  марказдан ўтмайди. Шундай эканига исботсиз ишонса бўлади.

#### 43. §. Тенг таъсир этувчининг ўққа нисбатан моменти тўғрисида Вариньон теоремаси

Қаттиқ жисмга фазода ихтиёрий равишда жойлашган ( $F_1, F_2, \dots, F_n$ ) кучлар системаси таъсир этаётган бўлсин (93-расм). Бу кучлар  $R$  тенг таъсир этувчига эга бўлиб, унинг таъсир чизиғи бирор  $C$  нуқтадан ўтсин. Бу нуқтада жисмга мувозанатловчи  $Q$  куч қўйилади:  $Q = -R$ . У ҳолда ( $F_1, F_2, \dots, F_n, Q$ ) система мувозанат ҳолатга келади. Шунинг учун мувозанатловчи кучни ҳам ўз ичига олган система (36) ва (37) мувозанат шартларини қаноатлантиради, жумладан,  $x$  ўқига нисбатан олинган моментлар йигиндиси нолга тенг бўлади:

$$\sum m_x(F_k) + m_x(Q) = 0.$$

Бироқ  $Q = -R$  бўлиб, иккаласи айни бир тўғри чизиқ бўйлаб лўналгани сабабли  $m_x(Q) = -m_x(R)$  бўлади,  $m_x(Q)$  нинг бу ифодасини олдинги тенгликка қўямиз:

$$\sum m_x(F_k) - m_x(R) = 0,$$

бундан

$$m_x(R) = \sum m_x(F_k). \quad (48)$$

Демак, кучлар системаси тенг таъсир этувчига эга бўлса, бу тенг таъсир этувчининг ҳар қандай ўққа нисбатан олинган моменти қўшилувчи кучларнинг ўша ўққа нисбатан моментларининг алгебраик йигиндисига тенг. Исбот этилган бу теорема Вариньон теоремасидир.



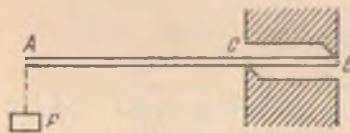
93-расм.



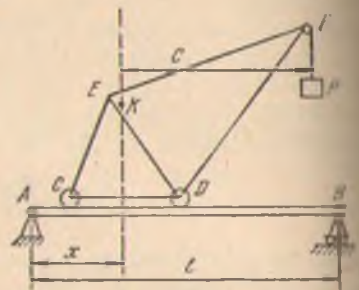
1. Уzunлиги 2 м, oғирлиги 5 кН бўлган бир жинсли горизонтал  $AB$  балка қалинлиги 0,5 м бўлган деворга  $C$  ва  $B$  нукталарда тиралиб турадиган қилиб ўрнатилган (94-расм). Балканинг  $A$  учига oғирлиги 10 кН бўлган юк осилган. Шундан иборат бўқ деб ҳисоблаб,  $C$  ва  $B$  нукталардаги таянч реакциялари аниқлансин. Жавоб:  $R_C = 50$  кН,  $R_B = 35$  кН.

2. Горизонтал  $AB$  балка устида  $CDEF$  кран ҳаракатлана олади (95-расм). Кранинг oғирлиги 50 кН бўлиб,  $K$  нуктаси қўйилган. Кран  $F$  нуктасида  $P = 10$  кН юк кўтариб турибди. Ҳамма кучлар битта вертикал текисликда таъсир қилади, деярлик ҳисоблаб, балканинг oғирлигини эътиборга олманг. Кранинг расмда кўрсатилган вазиятида балканинг  $A$  ва  $B$  нукталаридаги таянч реакциялари аниқлансин.  $l = 10$  м,  $x = 3$  м,  $c = 4$  м. Жавоб:  $R_A = 38$  кН,  $R_B = 22$  кН.

3. Oғирлиги 1 Н бўлган горизонтал  $AB$  стержень цилиндрик  $A$  шарнирда айлана олади (96-расм). Стерженнинг  $B$  учига ип боғланиб, бу ип кўчмас блокдан ўтказилиб, учига oғирлиги 1,5 Н бўлган  $P$  юк боғланган. Стерженнинг  $B$  учидан 20 см нарида турган нуктасига oғирлиги 5 Н бўлган  $Q$  юк осилган. Стержень мувозанатда турибди, унинг узунлиги аниқлансин. Жавоб: 25 см.



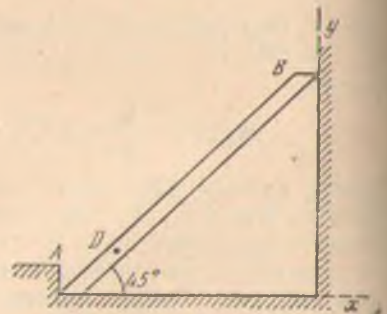
94-расм.



95-расм.



96-расм.



97-расм.

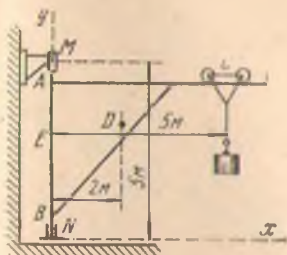
### 36-§ га доир масалалар

1. Силлиқ деворга горизонт билан  $45^\circ$  бурчак ҳосил қилган тўсина вазиятда бир жинсли  $AB$  тўсин тираб қўйилган (97-расм). Тўсиннинг пастки учидан ҳисоблаганда бутун узунлигининг учдан бир қисмидаги  $D$  нуқтага оғирлиги  $P = 600$  Н таянч юк осилган. Тўсиннинг оғирлиги  $200$  Н.  $A$  ва  $B$  нуқталардаги таянч реакциялари аниқлансин. Жавоб:  $X_A = -300$  Н,  $Y_A = 800$  Н,  $X_B = -300$  Н.

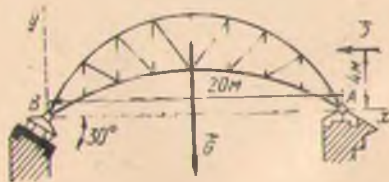
2. Эриган металл қуядиган  $ABC$  кран вертикал  $MN$  ўқи шарида айлана олади (98-расм). Краннинг оғирлиги  $20$  кН бўлиб,  $D$  оғирлик маркази айланиш ўқидан  $2$  м масофада туради. Кран кўтариб турган  $Q$  юкнинг оғирлиги  $30$  кН. Ўлчовлар расмда кўрсатилган.  $M$  подшипник ва  $N$  подпятникнинг реакциялари аниқлансин. Жавоб:  $X_M = -38$  кН,  $X_N = 38$  кН,  $Y_N = 50$  кН.

3. Пештоқ шаклида ишланган ферманинг  $A$  нуқтаси қўзмамас цилиндрлик шарнирли таянчда ва  $B$  нуқтаси горизонт билан  $30^\circ$  бурчак қилган силлиқ қия текисликдаги қўзмалувчи шарнирли (катокли) таянчда турали (99-расм). Ферманинг оғирлиги  $G = 100$  кН, узунлиги  $AB = 20$  м. Шамол боғимининг тенг таъсир этувчиси  $P = 20$  кН бўлиб,  $AB$  га параллел равишда ундан  $4$  м масофада фермага таъсир қилади. Таянч реакциялари аниқлансин. Жавоб:  $X_A = -11,2$  кН,  $Y_A = -46$  кН,  $R_B = 62,4$  кН.

4. Узунлиги бир хил бўлган иккита  $AC$  ва  $BD$  стержень бир-бирига  $D$  нуқтада шарнир билан, вертикал деворнинг  $A$  ва  $B$  нуқталарига ҳам шарнир билан маҳкамланган (100-расм).  $AC$  стержень горизонтал вазиятда,  $BD$  стержень эса вертикал деворга  $60^\circ$  қия туради.  $AC$  стерженьга унинг ўртасидаги  $E$  нуқтада вертикал йўналган  $P_1 = 40$  Н куч,  $C$  нуқтада горизонтга  $45^\circ$  қия йўналган  $Q = 100$  Н куч қўйилган.  $BD$  стерженьга унинг ўртасидаги  $K$  нуқтада вертикал йўналган  $P_2 = 40$  Н куч қўйилган.  $A$  ва  $B$  шарнирларининг реакциялари аниқлансин. Жавоб:  $X_A = -287$  Н,  $Y_A = 6$  Н,  $X_B = 216$  Н,  $Y_B = 145$  Н.

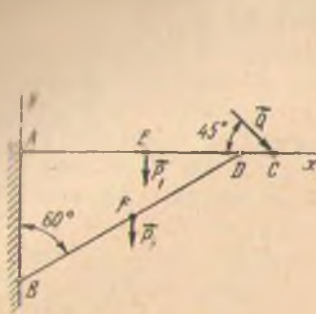


98-расм.

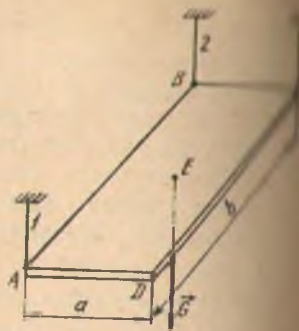


99-расм.





100-расм.



101-расм.

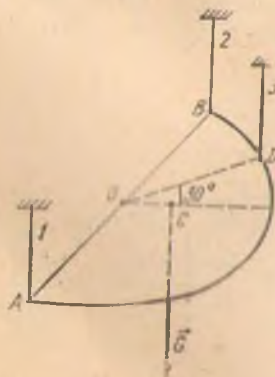
### 35-§ га доир масалалар

1. Вертикал қилиб туширилган учта илга тўғри тўртбурчак шаклида ишланган бир жинсли  $ABCD$  плита горизонтал вазиятда осиб қўйилган (101-расм). Плитанинг оғирлиги  $G$ . Илгаларнинг тортилиш кучлари аниқлансин. Жавоб:  $N_1 = N_2 = \frac{G}{2}$ ,  $N_3 = 0$ .

2. Ярим доира шаклида ишланган бир жинсли плита учта вертикал илга горизонтал вазиятда турадиган қилиб осиб қўйилган (102-расм). Плитанинг оғирлиги  $G$ . Бу илгаларнинг реакцияси аниқлансин. Жавоб:  $N_1 = 0,38G$ ,  $N_2 = 0,13G$ ,  $N_3 = 0,49G$ . Кўрсатма. Ярим доиранинг  $C$  оғирлик маркази диаметрига тик қилиб ўтказилган радиусда доира марказидан радиуснинг  $0,43$  қисмида туради.

### 34-§ га доир масалалар

1. Схемаси 103-расмда кўрсатилган чиғирикда оғирлиги  $Q = 1000$  Н юк бир текис кўтарилади. Барабанинг радиуси  $R = 0,05$  м,  $KD$  дастанинг узунлиги  $0,4$  м,  $DA = 0,3$  м,  $AC$



102-расм.



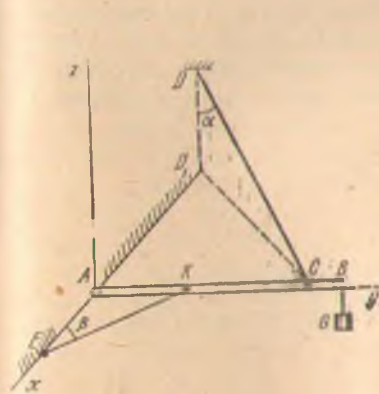
103-расм.

$0,4$ ,  $CB = 0,6$  м. Арқон барабандан уринма бўлаб тортилади ва  $60^\circ$  ҳосил қилиб тушади.  $KD$  даста горизонтал вазиятда турганда унга тушадиган вертикал  $P$  куч,  $A$  ва  $B$  нукталарнинг реакциялари аниқлансин. Жавоб:  $P = 125$  Н,  $X_A = -300$  Н,  $Z_A = -357$  Н,  $X_B = -200$  Н,  $Z_B = -384$  Н.

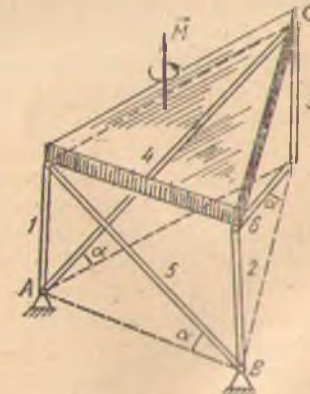
2. Горизонтал турган  $AB$  стержень деворга сферик  $A$  шарнир билан бириктирилган;  $KE$  ва  $CD$  симлар (тортқилар) уни деворга тик вазиятда тутиб туради (104-расм). Стерженнинг  $P$  учига оғирлиги  $G = 360$  Н бўлган юк осилган.  $AB = a = 0,8$  м;  $AC = AD_1 = b = 0,6$  м;  $AK = \frac{a}{2}$ ,  $\alpha = 30^\circ$ ,  $\beta = 60^\circ$ .

Стерженнинг оғирлигини ҳисобга олманг.  $A$  шарнирнинг ва тортқиларнинг реакцияси аниқлансин. Жавоб:  $X_A \approx -98$  Н;  $Z_A \approx 705$  Н;  $Z_A = -120$  Н;  $T_C \approx 554$  Н;  $T_K = 588$  Н. (Кўрсатма. Тортқининг  $T_C$  реакциясини горизонтал ва вертикал қўйилган икки тузувчига ажратинг.  $T_C$  нинг ўққа нисбатан моментини ҳисоблашда Вариньон теоремасидан (43-§) фойдаланинг.

3. Томони  $a$  бўлган мунтазам учбурчак шаклида ишланган  $ABC$  плитани расмда кўрсатилгандек бириктирилган олтига стержень горизонтал вазиятда тутиб туради (105-расм). Стерженларнинг учтаси вертикал, қолган учта қия стерженнинг бири горизонтал текислик билан  $\alpha = 30^\circ$  бурчак ҳосил қилади. Плитанинг текислигига momenti  $M$  бўлган жуфт таъсир қилади. Плитанинг оғирлигини эътиборга олманг. Стерженларнинг реакцияси аниқлансин. Жавоб:  $s_1 = s_2 = s_3 = \frac{2M}{3a}$ ,  $s_4 = s_5 = s_6 = -\frac{4M}{3a}$ . (Кўрсатма. Бу масалани 39-§ нинг энг охириги абзацида тилга олинган теорема ёрдамида олтига ўққа нисбатан моментлар тенгламаси тузиш йўли билан ечинг.



104-расм.



105-расм.

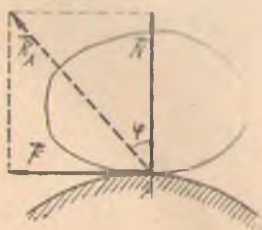
Учти ўқини вертикал турган уч стержень бўйлаб йўналтиришни қўлган учтасини расмдаги учбурчакли призма асосинини монлари бўйлаб йўналтиринг).

## 6-БОБ. ИШҚАЛАНИШ

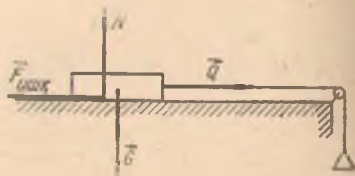
### 44-§. Сирпаниб ишқаланиш

Бир моддий жисм бошқа жисм сиртида сирпанганда пайда бўладиган қаршилиқ *сирпаниб ишқаланиш кучи* дейилади. Жисмларнинг ишқаланиши фақат механикага алоқадор бўлмай, жисмларнинг электр, термик хоссаларига ва молекулалар ўртасида юз берадиган жараёнларга ҳам алоқадордир. Бу шунча физикада кенг ўрганилади.

Шу чоққача кўриб келган масалаларда таянч сиртларининг жисмга кўрсатадиган реакцияларини аниқлашда сиртларини ҳолат даражада силлиқ (абсолют силлиқ) ва қаттиқ деб ҳисоблаб келдик. Унда сиртлар жисмга фақат нормал бўйлаб йўналган реакция кучлари билан таъсир қилади. Тажриба ва фаразнинг ҳақиқатга тўғри келмаслигини кўрсатади. Ҳақиқатда эса жисмларнинг сирти озми-кўпми ғадир-будур бўлади. Ҳамма жисмлар деформацияланади. Шунинг учун ғадир-будур кўзгалмас сиртнинг мувозанатда турган жисмга кўрсатадиган  $R_A$  реакция кучининг модули ҳам, йўналиши ҳам актив кучларга боғлиқ. Кўзгалмас сиртнинг  $R_A$  реакцияси бу сиртга ўтказилган нормал (тик чизиқ) билан бирор  $\alpha$  бурчак ҳосил қилади (106-расм). Бу  $R_A$  реакция кучини икки тузувчига ажратиб мумкин (106-расм): 1) улардан бири  $N$  куч бўлиб, у таянч сиртига ўтказилган нормал бўйлаб йўналади ва *нормал реакция* деб аталади; 2) иккинчиси эса  $F$  куч бўлиб, у таянч сиртига ўтказилган уринма текисликда ётади ва жисмнинг бу сиртда сирпанишига қаршилиқ қилади. Бу  $F$  куч сирпаниб ишқаланиш кучи деб аталади. Баъзан бир-бирига ишқаланувчи сиртлар ўртасида пайдо бўладиган ишқаланиш кучлари жисмнинг мувозанатини аниқлашда асосий омил ҳисобланади. Шунинг учун бундай ҳолларда ишқаланишни эътиборга олмаслик мумкин эмас.



106-расм



107-расм.



Одатда, ишқаланиш деганда бир-бирига тегиб турган тозу куруқ сиртлар орасидаги куруқ ишқаланиш назарди тутилади. Куруқ ишқаланишда тинчликдаги (ёки мувозанатдаги) сирпаниб ишқаланиш ва бир жисм бошқа жисм сиртида бирор инсбий тезлик билан ҳаракат қилган ҳолдаги сирпаниб ишқаланиш билан иш кўрилади.

Ишқаланиш табиатда энг кўп учрайдиган ҳодиса бўлишига ва механиканинг деярли ҳамма масалаларида қатнашишига қарамай, унинг аниқ қонунлари шу чоққача кашф этилган эмас, чунки ишқаланиш кучи пайдо бўлишининг тўлиқ физик манбрасини тавсифлаш ва бу куч боғлиқ бўлган барча омилларни миқдор жиҳатдан аниқлаш жуда мураккаб. Шунинг учун ималда ишқаланиш кучларини ҳисобга олишда сифат харақтерига эга бўлган тақрибий қонунлар қўлланилади. Бу қонунлар ишқаланиш соҳасида Амонтон ўтказган (1699 й.) биринчи тажрибалар ва Кулон ўтказган (1781 й.) тадқиқотлар натижасида аниқланган.

Схемаси 107-расмда тасвирланган асбобда Кулон қонунини текшириб кўриш мумкин. Силлиқ бўлмаган горизонтал текисликда ётган тўғри бурчақли жисмга кўчмас блокдан ўтказилган ип боғланган; ипнинг иккинчи учига тарози палласини боғлаб, паллага тарози тоши қўйилган. Текислик билан жисм ишқаланиш коэффициентини аниқладиган материалдан ясалади.

Жисмга унинг  $G$  оғирлик кучи, текисликнинг  $N$  реакцияси, ипнинг  $Q$  таранглик кучи (бу куч паллага қўйилган тошнинг оғирлигига тенг), ипнинг таранглик кучига тескари йўналган  $F_{\text{ишқ}}$  ишқаланиш кучи таъсир қилади. Паллага яна тош қўйиб, ипнинг таранглик кучи оширилади. Ипнинг таранглик кучи маълум бир миқдорга етганда жисм ҳаракатга келади. Ипнинг таранглик кучи бу миқдордан кичик бўлиб қолаверар экан, у ишқаланиш кучи билан мувозанатланиб, жисм тинч тураверади. Шунга қараб, бундай хулосага келамиз: жисм тинч турганда уни ҳаракатга келтирмоқчи бўлган куч ортганда ишқаланиш кучи нолга тенг бўлган қийматдан маълум бир  $F_{\text{макс}}$  қийматгача ортади; ишқаланиш кучи  $F_{\text{макс}}$  қийматдан катта бўла олмайди. Ишқаланиш кучининг бу қиймати *тинчликдаги сирпаниб ишқаланиш кучи* деб аталади. Нормал босим кучи ҳосил қилувчи  $G$  оғирликни ўзгартириб, бу ҳолда ишқаланиш кучининг энг катта  $F_{\text{макс}}$  қиймати қандай ўзгаришини текшириб кўриш мумкин. Нормал босим кучини ўзгартирмаган ҳолда ишқаланиш кучининг энг катта қийматига жисмларнинг бир-бирига ишқаланиш сирти катталиги қандай таъсир қилишини, шунингдек жисмлар материалининг, сиртларга ишлов бериш даражаси ва бошқа омилларнинг қандай таъсир қилишини тадқиқ этиш мумкин. Шу тадқиқотларга асосланиб туриб қуйида баён этиладиган Кулон қонунлари тўғри эканига ишонч ҳосил қиламиз.

Кулон қонунлари. 1. Сирпаниб ишқаланиш кучи жисмларнинг бир-бирига ишқаланиш сиртларига ўтказилган умумини

уринма текисликда ётади ва ишқаланиш бўлмаганли жиёмиш актив кучлар таъсирида сирпаниши мумкин бўлган тоқ қарши йўналади. Ишқаланиш кучининг қиймати актив кучга боғлиқ бўлиб, ноль билан ўзининг энг катта  $F_{\text{макс}}$  қиймати орасида бўлади:

$$0 \leq F_{\text{ишқ}} \leq F_{\text{макс}} \quad (108)$$

2. Сирпаниб ишқаланишнинг энг катта қиймати бир-бирига сирпаланувчи сиртлар юзасининг катталигига боғлиқ эмас.

3. Сирпаниб ишқаланишнинг энг катта қиймати нормал босим кучига (нормал реакцияга) пропорционал, яъни

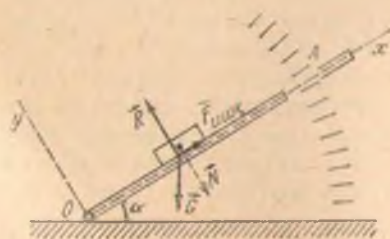
$$F_{\text{макс}} = fN. \quad (109)$$

Бу тенгликдаги  $f$  коэффициент *тенгликдаги сирпаниб ишқаланиш коэффициентига* деб аталади. Бу коэффициентнинг ўлчов бирлиги йўқ. Сирпаниб ишқаланиш  $f$  коэффициенти нормал босим кучига боғлиқ бўлмай, балки ишқаланувчи сиртларнинг материалига ва физик ҳолагига боғлиқ. Абсолют сплан жисмлар учун  $f$  коэффициент нолга тенг. Реал жисмлар учун  $f > 0$ . Ҳаракат бошлангандан кейин сирпаниб ишқаланиш коэффициенти бирмунча камаяди ва ҳаракатдаги сирпаниб ишқаланишнинг  $f_{\text{дин}}$  қийматига эга бўлади:

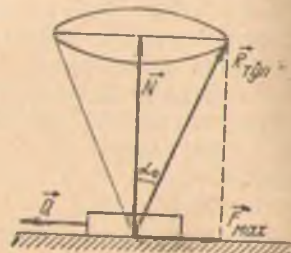
$$f > f_{\text{дин}}$$

Ишқаланиш коэффициентининг ҳар хил шароитдаги қиймати тажрибада аниқланади. Тинчликдаги ва ҳаракатдаги сирпаниб ишқаланишнинг сон қийматлари техник справочникларда берилади.

Ишқаланиш бурчаги, ишқаланиш бурчагининг тангенс, ишқаланиш конуси деган тушунчалар билан танишамиз. Ишқаланиш коэффициентини тажрибада аниқлаймиз. Жисм ғадирбудир  $OA$  қия текислик устида ётибди (108-расм). Қия текислиكنинг қиялик бурчагини истаганча ўзгартириш мумкин. Жисмга учга куч қўйилган:  $G$  оғирлик кучи, жисмнинг қия текисликка уриниш текислиги бўйлаб йўналган  $F_{\text{ишқ}}$  ишқаланиш кучи, қия текислиكنинг  $R$  реакцияси;  $R$  реакция қия те-



108- расм.



109 расм.



тени тик бўлиб, унинг сон қиймати  $N$  нормал босим кучи тенг.

Текисликнинг қиялик бурчагини жисм текислиги бўлиб қираб ҳаракатланмагунча орттириб борамиз. Текисликнинг жисм сирпана бошлагандаги қиялик бурчаги *ишқаланиш бурчаги* дейилади. Ишқаланиш бурчаги бир-бирига ишқаланиш кучи бир жуфт материалга тегишли бўлади. Масалан, жисм алюминдан, қия текислик пўлатдан ясалган бўлса,  $\alpha$  бурчак алюминнинг пўлат устида ишқаланиш бурчаги бўлади. Координатларини 108-расмда кўрсатилгандек қилиб ўтказиб, кечувчи кучлар учун мувозанат тенгламаларини тузамиз:

$$\begin{aligned} \sum F_{kx} &= 0; & F_{\text{макс}} - G \sin \alpha_0 &= 0, \\ \sum F_{ky} &= 0; & R - G \cos \alpha_0 &= 0. \end{aligned} \quad (a)$$

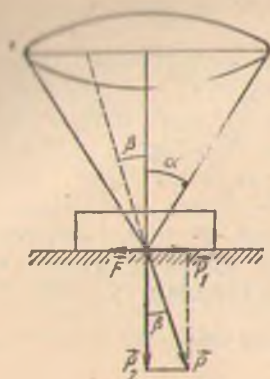
Бу тенгламаларда расмдаги  $F_{\text{ишқ}}$  ўрнида ишқаланиш кучининг катта қиймати, яъни жисм сирпана бошлагандаги қиймати олинган, қия текисликнинг қиялик бурчаги ўрнида эса ишқаланиш бурчаги олинган.  $R$  нинг сон қиймати  $N$  нормал босим кучига тенг. (a) системани ечиб,

$$F_{\text{макс}} = \operatorname{tg} \alpha_0 \cdot R \text{ ёки } F_{\text{макс}} = \operatorname{tg} \alpha_0 \cdot N$$

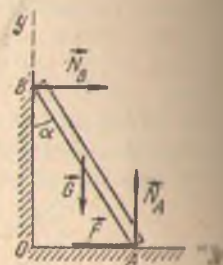
тенгликни топамиз. Бу (50) тенгликка солиштирилса, тинчликдаги сирпаниб ишқаланиш коэффиценти ишқаланиш бурчагининг тангенсига тенг эканини аниқланади. Таянч сиртига тик бўлган реакция *идеал реакция* ҳам дейилади (109-расм); таянч сиртининг жисмга кўрсатадиган тўлиқ реакцияси идеал реакция билан ишқаланиш кучининг геометрик йиғиндисига тенг. Демак, ишқаланиш кучи тўлиқ реакциянинг уринма йўналишдаги тузувчиси, идеал реакция эса тўлиқ реакциянинг нормал йўналишдаги тузувчиси, ишқаланиш бурчаги эса тўлиқ реакциянинг сиртга ўтказилган нормалдан (яъни идеал реакциядан) энг кўп оғиш бурчаги.

Агар актив  $Q$  куч ўша нормал атрофида бурилса, ишқаланиш кучи ҳам, тўлиқ реакция ҳам бурилади. Бу ҳолда тўлиқ реакция конус чизади, бу конуснинг ўқи жисмларнинг уриниш сиртига тик бўлиб, учдаги текис бурчаги ишқаланиш бурчагидан икки марта катта бўлади. Ишқаланиш конуси деб аталадиган бу конус тўлиқ реакциянинг мумкин бўлган барча йўналишларининг геометрик ўрнидир. Ишқаланиш бурчаги, ишқаланиш конуси деган тушунчалар ғадир-будур сирт устидаги жисмларнинг мувозанатига доир масалаларни ечишда ишлатилади.

Силлиқ бўлмаган сирт устида ётган жисмга бирор актив  $P$  куч таъсир қилсин (110-расм), ўша куч сиртга ўтказилган нормал бирор  $\beta$  бурчак ҳосил қилсин. Агар  $\beta$  бурчак  $\alpha_0$  бурчакдан, яъни ишқаланиш бурчагидан кичик бўлса,  $P$  куч бу жисмни ҳаракатга келтира олмаслигини кўрсатамиз,  $P$  кучини



110- расм.



111- расм.

икки тузувчига ажратамиз:  $P_1 = P \sin \beta$ ,  $P_2 = P \cos \beta$ .  $P_1$  тузувчи жисмни ҳаракатга келтиришга интилади,  $P_2$  тузувчи сиртни босади, бунинг оқибатида  $P_1$  га қарши йўналган  $F$  ишқаланиш кучи пайдо бўлади.  $P_1$  тузувчи ишқаланиш кучининг энг катта қийматидан ортиқ бўлган ҳолдагина жисм  $P$  куч таъсирида ҳаракатга келади:  $P_1 > F_{\text{макс}} = f P_2 = \text{tg } \alpha_0 P_2$ , бу ерда  $P_1$  ва  $P_2$  нинг ифодаларини қўямиз:

$$P \sin \beta > \text{tg } \alpha_0 P \cos \beta.$$

Бу тенгсизлиkning иккала томонини  $P \cos \beta$  га бўлсак, жисм ҳаракатланишининг зарурий шартини топамиз:

$$\text{tg } \beta > \text{tg } \alpha_0 \text{ ёки } \beta > \alpha_0.$$

Демак, жисм  $P$  куч таъсирида ҳаракатланиши учун кучнинг сиртга ўтказилган нормал билан ҳосил қилган  $\beta$  бурчаги ишқаланиш бурчагидан катта бўлиши керак, яъни бу кучнинг таъсир чизиги ишқаланиш конусидан ташқарида ётиши керак. Текширилаётган  $P$  куч эса ишқаланиш конусининг ичидан ўтади, шунинг учун бу куч ҳар қанча катта бўлмасин, жисмни қўзғата олмайди.

22-масала. Уzunлиги  $l$  ва оғирлиги  $G$  бўлган бир жинсли  $AB$  балка силлиқ вертикал деворга ва гадир-будур горизонтал полга тиралиб туради (111-расм). Балканинг полга ишқаланиш коэффициентини  $f$  га тенг. Мувозанат вазиятида балка билан девор орасидagi  $\alpha$  бурчак, шунингдек  $A$  ва  $B$  нуқталарда таянчларнинг реакцияси аниқлансин.

Ечиш. Ишқаланишга доир масала ечишда шу нарсани эсда тутиш керакки, ишқаланиш кучлари қатнашадиган мувозанат шартлари тенглама тарзида эмас, балки тенгсизлик тарзида ифодаланади. Шунинг учун аввало ишқаланиш кучлари қатнашмайдиган шартларни тузиш керак. Масала ечиш босқичларида олдин айтиб ўтилганлардан ҳеч қанақа ўзгаришлар



ишқилиди. Реакция кучларини тасвирлашга утилганда  $A$  нуқтада  $F_{\text{ишқ}}$  кучи кўрсатилади. Агар ишқаланиш бўлмиса, балки  $A$  томонга сирпаниб кетган бўлар эди, шунинг учун ишқаланиш кучи чап томонга йўналтирилган бўлиши керак.  $F_{\text{ишқ}}$  (49) ва (50) тенгликларга асосан  $F_{\text{ишқ}} \leq fN_A$  тенгсизлик қили ифодаланади.  $B$  нуқтада ишқаланиш кучи йўқ, чунки ишқаланиш шартда вертикал девор силлиқ деб айтилган. Балки текисликда ихтиёрий равишда жойлашган кучлар таъсир қилипти. Уларнинг мувозанат шартларини тузамиз. Ишқаланиш кучлари қатнашмайдиган мувозанат тенгламалари ва ишқаланиш кучи қатнашадиган шарт қуйидагича ёзилади.

$$\begin{aligned} \sum F_{ky} &= 0; \quad N_A - G = 0, \\ \sum m_A(F_k) &= 0, \quad G \frac{l}{2} \sin \alpha - N_B l \cos \alpha = 0, \\ \sum F_{kx} &= 0; \quad N_B - F_{\text{ишқ}} = 0. \end{aligned} \quad (a)$$

(a) системанинг иккинчи тенгламасидан  $N_B = \frac{G}{2} \operatorname{tg} \alpha$  экани, биринчисидан  $N_A = G$  экани аниқланади. Учинчи тенгламанинг  $N_B = F_{\text{ишқ}} \leq fN_A$  ечимида  $N_B$  ўрнига  $\frac{G}{2} \operatorname{tg} \alpha$ ,  $N_A$  ўрнига  $G$  қўйилади:

$$\frac{G}{2} \operatorname{tg} \alpha \leq fG,$$

бундан  $\operatorname{tg} \alpha \leq 2f$ . Демак,  $\alpha$  бурчакнинг мана шу тенгсизликни қаноатлантирадиган ҳамма қийматларида балка мувозанатда туради.

#### 45-§. Думалаб ишқаланиш

Бир жинсли оғир цилиндрни горизонтал текислик юзасида думалатиш учун цилиндрнинг ўқиға горизонтал йўналган бирор  $Q$  куч билан таъсир этishi керак. Бу  $Q$  куч цилиндр думалаганда пайдо бўладиган қаршиликни енгади. Бу қаршилик думаланиб ишқаланиш деб аталади.

Думалаётган жисмнинг (цилиндрнинг) сирти ва жисм думалаётган текислик абсолют қаттиқ бўлмай, балки жисмнинг текисликка босим тушириши оқибатида бир оз деформациялангани туфайли думаланишда ишқаланиш пайдо бўлади.

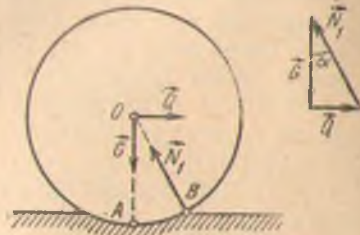
Дастлаб цилиндр шаклидаги жисм ва унинг тагидаги текисликини абсолют қаттиқ деб ва улар бир-бирига  $A$  нуқтада тегиб туради деб фарз қиламиз. Цилиндр сирпаниб кетмасдан думалаши учун цилиндрнинг сирти ҳам, текислиكنинг юзаси ҳам ғадир-будур бўлиши керак. Цилиндрнинг ўқиға горизонтал йўналган  $Q$  куч қўйилган ва бу кучнинг модули  $F_{\text{макс}}$  дан

(44-§ га қаранг) кичик бўлсин (112-расм). У ҳолда цилиндрнинг  $A$  тегиш нуқтаси текислик юзасида сириқилмай туради. Бу ҳолда цилиндрга ўзаро мувозанатлашадиган  $G$  оғирлик қучи билан  $A$  нуқтага қўйилган  $N$  нормал реакция таъсир қилади. Бу билан ташқари, цилиндрга бир-бири билан мувозанатлашадиган  $Q$  куч ва  $A$  нуқтанинг сириқилишига қаршилик қиладиган  $F$  куч таъсир қилади.  $Q$  куч ҳар қанча кичик бўлганда ҳам цилиндр ана шу кучлар таъсири остида думалай бошлайди. Булар эди.

Ҳақиқатда эса аҳвол бутунлай бошқача бўлади. Жисмнинг ва тагидаги текисликнинг деформацияланиши оқибатида  $G$  ва  $N$  кучлар таъсирида жисм (цилиндр) текисликка бир  $A$  нуқтада эмас, балки бирор юза бўйлаб тегади (113-расм). Цилиндр ўқиға қўйилган  $Q$  куч ўнг томонга йўналган ҳолда  $A$  тегиш юзасининг чап томонида босим камайиб, унга қарши томонда босим ортади. Бу ҳолда  $N$  нормал реакция ўнг томонга бирор  $B$  нуқтага кўчади, у билан  $F$  сириқиб олиш қучининг  $N_1$  тенг таъсир этувчиси цилиндрнинг  $O$  нуқтидан ўтади ҳамда  $G$  ва  $Q$  кучларни мувозанатлайди. Модоминаки,  $N_1$  куч  $G$  ва  $Q$  кучларни мувозанатлар экан, бу уч кучдан тузилган куч учбурчаги ёпиқ бўлади. Бу куч учбурчагининг кўринишича,  $Q$  куч ортганда бу системани мувозанатлаштириш учун  $N_1$  куч вертикал чизиқ билан тобора каттароқ  $\alpha$  бурч ҳосил қилиши, яъни  $N$  реакция қўйилган  $B$  нуқта ўнг томонга тобора кўпроқ силжиши керак. Бироқ бу силжишнинг уриш нувчи жисмлар материалининг хоссаларига боғлиқ бўлган чегараси бор. Силжишнинг энг катта қиймати  $k$  билан белгиланади. Мувозанат ҳали бузилмай турадиган вазиятда  $Q$  куч энг катта  $Q_{\max}$  қийматга эга бўлса,  $AB = k$  бўлади.  $Q_{\max}$  нинг қийматини куч учбурчаги билан  $\triangle OAB$  нинг ўхшашлик шароитида аниқлаш мумкин.  $OA = r$  деб белгиланса (бу ерда  $r$  — цилиндрнинг радиуси),  $\frac{Q_{\max}}{G} = \frac{k}{r}$  ёки  $Q_{\max} = \frac{k}{r} G$ . Агар  $Q < Q_{\max}$  бўлса, цилиндр тинч туради.  $Q > Q_{\max}$  бўлганда цилиндр думалай бошлайди.  $Q_{\max}$  нинг ифодасидаги  $k$  коэффициент думалаб ишқаланиш коэффициенти дейилади.  $k$  коэффициент одатда сантиметр ҳисобида ўлчанади ва тажрибадан аниқланади. Масалан, вагон ғилдираги рельсларда думалаган



112- расм.



113- расм.



(тилдираганда)  $h = 0,005$  см, шарнили оқимининг оғирлиги  $0,01$  см.

Қўнчилик материаллар учун  $\frac{h}{r}$  нисбат  $f$  сиртаний ишқаланиш коэффициентига қараганда анча кичик. Шунинг учун механикада имкон бўлган жойларда сиртаний ишқаланиш азайтиб ишқаланиш билан алмаштирилади.

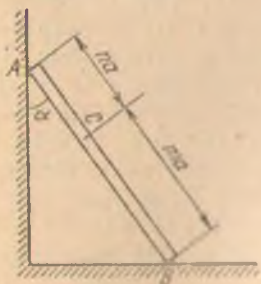
#### 44-§ га доир масалалар

1. Ўз текислигида суриб очиладиган эшик пастки йўналтирувчида ишқаланиб сурилади. Йўналтирувчининг материал билан эшик орасидаги  $f$  ишқаланиш коэффициенти  $0,5$  дан ортиқ эмас. Эшикни сурганда вертикал текисликда ағаниб кетмайдиган қилиш учун унинг дастасини кўпи билан қандай  $h$  баллидликка қоқиш керак? Эшикнинг эни  $l = 0,8$  м, оғирлик маркази унинг вертикал симметрия ўқида ётади. Жавоб:  $h = \frac{l}{2f} = 0,8$  м.

2. Пастки учи горизонтал юзада турган  $AB$  нарвон вертикал деворга тираб қўйилган (114-расм). Нарвон билан девор орасидаги ишқаланиш коэффициенти  $f_1$ , нарвон билан пол орасидаги ишқаланиш коэффициенти  $f_2$ . Нарвоннинг устида турган одам билан биргаликдаги оғирлиги  $P$  бўлиб, бу оғирлик нарвоннинг узунлигини  $m:n$  нисбатда бўладиган  $C$  нуқтага қўйилган. Нарвон мувозанатда турганда у билан девор орасида ҳосил бўладиган энг катта  $\alpha$  бурчак, шунингдек  $\alpha$  нинг ўша қийматида  $A$  ва  $B$  нуқталардаги реакцияларнинг  $N_A$  ва  $N_B$  нормал тузувчилари аниқлансин. Жавоб:

$$\operatorname{tg} \alpha = \frac{(m+n)f_2}{m-nf_1f_2}; N_A = \frac{Pf_2}{1+f_1f_2}; N_B = \frac{P}{1+f_1f_2}.$$

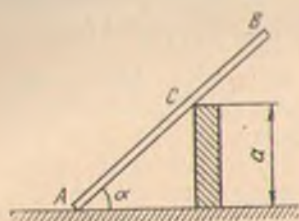
3. Пастки учи ғадир-будур горизонтал полда турган  $AB$  нарвон вертикал силлиқ деворга тираб қўйилган (115-расм). Нарвоннинг оғирлиги  $G$ . Нарвоннинг полга ишқаланиш коэффициенти  $f$  га тенг. Оғирлиги  $P$  га тенг бўлган киши нарвон-



114-расм.



115-расм.



116-расм.



117-расм

нинг бошига чиқа олиши учун нарвонни полга нисбатан қандай  $\alpha$  бурчак ҳосил қилиб қўйиш керак? Жавоб:

$$\operatorname{tg} \alpha \geq \frac{G + 2P}{2f(G + P)}.$$

4. Узунлиги  $l$  бўлган оғир  $AB$  балка  $A$  учиди горизонтга текисликка қўйилган бўлиб,  $C$  нуқтада баландлиги  $a = \frac{l}{2}$  бўлган силлиқ вертикал таянчга тиралиб туради (116-расм). Шу балка горизонтга  $60^\circ$  қиялатиб қўйилган ҳолда мувозанатда туриши учун балка билан текислик орасидаги ишқаланиш коэффициентини энг камида қанча бўлиши керак? Жавоб:  $f \geq 0,48$ . Курсатма. Масалани ечишда балканинг оғирлигини  $G$  деб оласиз, лекин оғирлигининг қанча бўлиши жавобга таъсир қилмайди.

## 7-БОБ ОҒИРЛИК МАРКАЗИ

### 46-§. Параллел кучлар марказининг координаталари

Параллел кучлар маркази тушунчаси механиканинг баъзи масалаларини ечишда, жумладан, жисмларнинг оғирлик марказини аниқлашда қўлланилади. Қаттиқ жисмнинг  $A_1, A_2, \dots, A_n$  нуқталарига қўйилган  $F_1, F_2, \dots, F_n$  параллел кучларнинг ҳаммаси бир томонга йўналган бўлса (117-расм), бу кучлар системаси тенг таъсир этувчига эга бўлади. Бу кучлар бир текисликда ётмайди, бироқ булардан ҳар иккитаси бир текисликда ётади, чунки ҳар қандай икки тўғри чизиқ (кучларнинг таъсир чизиқлари) орқали ҳамиша текислик ўтказиш мумкин. Бир томонга йўналган параллел кучларнинг тенг таъсир этувчиси кетма-кет қўшиш усулидан фойдаланиб аниқланади. Бунинг учун  $A_1$  ва  $A_2$  нуқталарга қўйилган  $F_1$  ва  $F_2$  кучни икки параллел кучни қўшишнинг 26-§ да қисқача айтиб ўтилган қоида билан қўшамиз. Буларнинг тенг таъсир этувчиси  $R_1 = F_1 + F_2$  бўлиб, у

$$F_1 \cdot A_1 C_1 = F_2 \cdot A_2 C_1 \quad (51)$$



тенгликни қаноатлантирадиган  $C_1$  нуқтага қўйилган (тўғри)  $R_1$  тенг таъсир этувчи кўрсатилмаган). Кейин шу ишдан кўра  $R_1$  тенг таъсир этувчисига  $A_n$  нуқтага қўйилган  $F_n$  таъсир қилинса, унда  $F_1, F_2, F_3$  кучнинг тенг таъсир этувчини, унда жойидан асосан,  $C_1 A_n$  тўғри чизиқда ётадиган  $C_1$  нуқтага қўйилган. Кучларни кетма-кет қўшишнинг бу йўли охиригача давом эттирилса, бутун системанинг

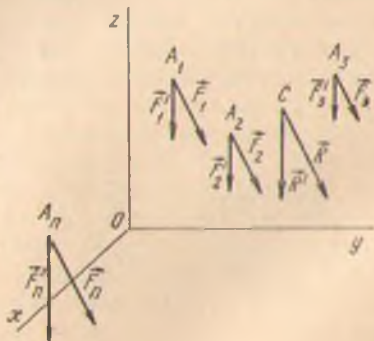
$$R = \sum F_k \quad (51)$$

тенг таъсир этувчиси ва тенг таъсир этувчи қўйилган  $C$  нуқтага аниқланади.

Параллел кучларнинг ҳаммасини бирор томонга маълум бурчакка бурдик деб фараз қилайлик. У ҳолда дастлабки икки кучнинг тенг таъсир этувчиси ҳам ўша томонга ва ўша бурчакка бурилади, чунки параллел кучларнинг тенг таъсир этувчиси қўшилувчи кучларга параллел бўлади. Дастлабки икки кучнинг тенг таъсир этувчиси қўйилган  $C_1$  нуқта жойидан қўзғалмайди, чунки  $F_1$  ва  $F_2$  кучларнинг модули ва қўйилиш нуқталари ўзгармади, демак, (51) тенглик ҳам, тенг таъсир этувчининг модули ҳам ўзгармайди, чунки бу модуль қўшилувчи кучлар модулларининг йиғиндисига тенг. Модомики,  $R_1$  кучнинг модули ва қўйилиш нуқтаси ўзгармаган, бунинг устига  $R_1$  куч бурилиб  $F_3$  кучга параллеллигича қолган экан, уч кучнинг таъсир этувчиси қўйилган  $C_2$  нуқта ҳам жойидан қўзғалмайди. Бундан кейин ҳам шу тариқа  $C$  нуқта аввалги жойида қолаверишига, тенг таъсир этувчи  $R$  кучнинг таъсир чизиғи мана шу нуқта атрофида бурилиб, система кучларининг таъсир чизиқларига параллеллигича қолаверишига ишонч ҳосил қилинади.

*Параллел кучларнинг маркази* деб параллел кучлар тенг таъсир этувчисининг таъсир чизигида ётган шундай  $C$  нуқтага айтиладики, ҳамма параллел кучлар ўзи қўйилган нуқталар атрофида бурилиб бир бирига параллеллигича қолганда тенг таъсир этувчининг таъсир чизиги ўша нуқта атрофида бурилади.

Энди параллел кучлар марказининг координаталарини аниқлаймиз.  $C$  нуқтанинг  $A_1, A_2, \dots, A_n$  нуқталарга нисбатан, яъни жисмга нисбатан эгаллаган вазияти ўзгармайди ва координаталар системасига боғлиқ бўлмайди. Шунинг учун ихтиёрий  $Oxuz$  координата ўқлари олиб (118-расм), бу ўқларда нуқталарнинг координаталарини  $A_1(x_1, y_1, z_1), A_2(x_2, y_2, z_2), \dots, A_n(x_n, y_n, z_n), C(x_c, y_c, z_c)$  орқали белги таймиз.



118- расм.

С нуқтанинг вазияти кучларнинг йўналишига боғлиқ бўлганлигидан фойдаланиб, кучларнинг ҳаммасини қўйилиш нуқтаси атрофида  $z$  ўқиға параллел бўладиган қилиб бурамиз. Бундан  $F_1', F_2', \dots, F_n'$  кучларға Вариньон теоремасини (49) татбиқ этамиз. Бурилган кучларнинг тенг таъсир этувчиси  $R$  бўлгани учун ундан у ўқиға нисбатан момент олиб,

$$m_y(R') = \sum m_y(F_k') \quad (54)$$

тенгликни ёзамиз. Расмдан  $m_y(R') = R'x_c = Rx_c$ , чунки  $R' = R$ , худди шунга ўхшаш, ҳар бир кучнинг у ўқиға нисбатан моменти  $m_y(F_1') = F_1'x_1 = F_1x_1$  бўлади, чунки  $F_1' = F_1$  шунга ҳаказо. Бу миқдорларнинг ҳаммаси (53) тенгликка қўйилса,  $Rx_c = F_1x_1 + F_2x_2 + \dots + F_nx_n$  бўлади. Бундан  $x_c$ , яъни параллел кучлар марказининг абсциссаси аниқланади:

$$x_c = \frac{F_1x_1 + F_2x_2 + \dots + F_nx_n}{R} = \frac{\sum F_kx_k}{R}.$$

$y_c$  координатани аниқлаш учун кучлардан  $x$  ўқиға нисбатан моментлар оламиз.  $z_c$  координатани аниқлаш учун ҳамма кучларни у ўқиға параллел қилиб йўналтириб, улардан  $x$  ўқиға нисбатан моментлар оламиз.

Ниҳоят, параллел кучлар марказининг координаталари қуйидагича ифодаланади:

$$x_c = \frac{\sum F_kx_k}{R}, \quad y_c = \frac{\sum F_ky_k}{R}, \quad z_c = \frac{\sum F_kz_k}{R}, \quad (54)$$

бу ерда  $R$  тенг таъсир этувчи (52) тенгликдан аниқланади.

#### 47-§. Қаттиқ жисмнинг оғирлик маркази ва унинг координаталари

Жисмин Ерга тортадиган куч билан жисмнинг Ер билан бирга айланиши оқибатида пайдо бўладиган марказдан қочма кучнинг тенг таъсир этувчиси *оғирлик кучи* дейилади. Бу кучнинг сон қиймати жисмнинг оғирлигига тенг. Оғирлик кучи бир учи қимирламайдиган қилиб боғланган, иккинчи учига оғир юк боғланган ип бўйлаб йўналади. Бу йўналиш *шовуннинг йўналиши ёки вертикал йўналиш* деб аталади.

Агар жисм майда зарраларға бўлинган деб фараз қилинса, бу зарраларнинг ҳар бирига таъсир этувчи оғирлик кучи шу зарранинг ўзи билан бир хил бўлган нуқтаға қўйилади. Ҳар бир зарранинг оғирлик кучи Ер марказига томон йўналгани учун зарраларнинг оғирлик кучлари кесишувчи кучлар бўлади. Бироқ оғирлик маркази аниқланадиган жисмнинг ўлчамлари Ернинг ўлчамларига қараганда ниҳоят даражада кичик бўлгани туфайли айни бир жисм зарраларининг оғирлик кучларини кесишувчи кучлар эмас, балки параллел кучлар деб,

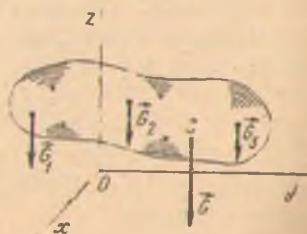


облаш мумкин. Масалан, узунлиги 300 м келадиган кагта жисмнинг тумшугида ва кетида турган икки зарранинг огирлик кучлари орасидаги бурчак атиги ўн секунд бўлар экан; бурчак шу қадар кичикки, уни китобдаги чизмада чизиб бериш амри маҳол. Айни бир жисмнинг ҳар хил зарраларининг огирлик кучларини бир-бирига параллел деб олиб, жисмнинг огирлигини бу параллел огирлик кучларининг марказига қўйилган деб ҳисоблаш мумкин. Бу марказ *жисмнинг огирлик маркази* дейилади. Фазода жисмнинг вазияти ўзгартирилганда, жисм зарраларининг огирлик кучлари вертикал ва бир-бирига параллел бўлиб қолаверади. Жисмга нисбатан эса бу кучлар ўзларининг қўйилиш нуқталари атрофида бурилиб, параллеллигича қолаверади. Бу ҳолда параллел кучлар тенг таъсир этувчисининг таъсир чизиғи айни бир нуқтадан, яъни жисмнинг огирлик марказидан ўтади. Демак, фазода жисмнинг вазияти ўзгарганда огирлик марказининг жисмга нисбатан эгаллаган вазияти ўзгармайди. Огирлик марказининг вазияти жисмнинг шаклига ва унда молдий зарралар тақсими-тига боғлиқ.

Бирор жисмнинг огирлик марказини жисм зарраларининг огирлик кучларини кетма-кет қўйиш йўли билан аниқлаш анча мушкул бўлганидан бу усул қўлланилмайди.

Жисмнинг огирлик марказини аниқлаш учун у огирлик маркази осон аниқланадиган қисмларга ажратилади, ҳар бир бундай қисм тасвиловчи нуқта деб аталадиган нуқта билан алмаштирилади. Тасвиловчи нуқта ўша қисмнинг огирлик марказига қўйилиб, унинг огирлиги ўша қисмнинг огирлигига тенг бўлади. Тасвиловчи нуқта ўзининг огирлиги ва жисмдаги ўрни билан тавсифланади. Шу тариқа бутун жисм тасвиловчи нуқталар системаси билан алмаштирилади. Тасвиловчи нуқталарнинг огирликлари  $G_1, G_2, \dots, G_n$  билан белгиланади (119-расм). Жисмга боғланган координаталар системаси ўтказамиз,  $z$  ўқини юқорига тик йўналтирамиз. Тасвиловчи нуқталарнинг координаталарини  $(x_1, y_1, z_1), (x_2, y_2, z_2), \dots$  деб белгилаймиз. Тасвиловчи нуқталар системасидаги барча огирлик кучларининг тенг таъсир этувчиси бутун жисмнинг  $G$  огирлигига тенг бўлиб, жисмнинг  $C(x_c, y_c, z_c)$  огирлик марказига қўйилган.  $C$  огирлик марказининг координаталарини параллел кучлар маркази координаталарининг (54) ифодаларидан фойдаланиб аниқлаймиз:

$$\begin{aligned} x_c &= \frac{\sum G_k x_k}{G}, \quad y_c = \frac{\sum G_k y_k}{G}, \\ z_c &= \frac{\sum G_k z_k}{G}. \end{aligned} \quad (55)$$



119-расм.

Бу ифодалар (54) ифодаларда  $F_k$  кучлар ўрнига тасвиловчи нуқталарнинг

$O_k$  оғирлик кучларини қўйиш натижасида ҳосил бўлган формулалар оғирлик марказининг вазиятини аниқлайди. Булар билан улар қўйилган нуқталар координаталари қўйилганларининг йиғиндиси *статик момент* деб аталади. Ўрнатилганда шуни таъкидлаш керакки, таърифга кўра жисмнинг оғирлик маркази геометрик нуқтадир; бу нуқта жисмнинг ўзидан ташқарида бўлиши ҳам мумкин. Масалан, симдан ясалган ҳалқанинг оғирлик маркази ҳалқанинг ўзидан бўлмай, балки унинг геометрик марказида ётади.

#### 48-§. Чизиқ, текис шакл ва жисмнинг оғирлик маркази

Агар жисм бир жинсли бўлса, унинг ҳар қандай қисмининг  $G_k$  оғирлигини  $v_k$  ҳажми билан ҳажм бирлигининг  $\gamma$  оғирлик купайтмаси орқали  $G_k = \gamma v_k$  тенглик билан, бутун жисмнинг  $G$  оғирлигини  $G = \gamma V$  тенглик билан ифодаalayмиз. Бу ифодаларни (55) формулаларга қўйиб, суратдаги  $\gamma$  умумий купайтувчини қавсдан чиқариб, махраждаги  $\gamma$  билан қисқартирсак,

$$\begin{aligned}x_c &= \frac{\sum \gamma v_k x_k}{\gamma V} = \frac{\sum v_k x_k}{V}, \\y_c &= \frac{\sum \gamma v_k y_k}{\gamma V} = \frac{\sum v_k y_k}{V}, \\z_c &= \frac{\sum \gamma v_k z_k}{\gamma V} = \frac{\sum v_k z_k}{V},\end{aligned}\quad (56)$$

формулалар келиб чиқади. Бир жинсли жисмнинг оғирлик маркази жисмнинг фақат шаклига боғлиқ бўлиб,  $\gamma$  нинг қийматига боғлиқ эмас. Координаталари (56) формулалар билан аниқланадиган  $C$  нуқта *ҳажмнинг оғирлик маркази* деб аталади.

Агар жисм бир жинсли юпқа текис пластинка бўлса, шу каби йўллар билан унинг оғирлик маркази координаталари

$$x_c = \frac{\sum s_k x_k}{S}, \quad y_c = \frac{\sum s_k y_k}{S}, \quad z_c = \frac{\sum s_k z_k}{S} \quad (57)$$

формулалар билан ифодаланишини аниқлаш осон, бу ерда  $S$  — бутун пластинканинг юзаси,  $s_k$  — унинг қисмларининг юзаси. Координаталари (57) формулалар билан аниқланадиган  $C$  нуқта *юзасининг оғирлик маркази* деб аталади.

Чизиқнинг оғирлик маркази координаталарининг ифодаларни ҳам худди шу йўл билан чиқарилади:

$$x_c = \frac{\sum l_k x_k}{z}, \quad y_c = \frac{\sum l_k y_k}{z}, \quad z_c = \frac{\sum l_k z_k}{z}, \quad (58)$$

бу ерда  $z$  — бутун чизиқнинг узунлиги,  $l_k$  — унинг қисмларининг узунлиги.

Агар жисм бир жинсли бўлмасдан, моддий симметрия текислигига эга бўлса, яъни жисмнинг мана шу текисликдан



томонда турган ҳар бир заррасига бу текисликдан иккин-  
 — томонда оғирлиги худди аввалги зарраникига тенг бўлган  
 метрик жойлашган зарра мос келса, у ҳолда жисмнинг  
 оғирлик маркази симметрия текислигида ётади. Текисликдан  
 — томонда турган ҳар бир заррага текисликдан иккинчи то-  
 — монда оғирлиги худди шундай симметрик жойлашган зарра  
 — келса, бу икки зарра оғирлик кучларининг тенг таъсир  
 — таъсири симметрия текислигида ётган нуқтага қўйилади. Шу  
 — нинг билан жуфт-жуфти билан олинган бошқа симметрик зарра-  
 — лар оғирлик кучларининг тенг таъсир этувчилари қўйиладиган  
 — нуқталар ҳам симметрия текислигида ётади. Бу тенг таъсир  
 — этувчиларни қўшиб, уларнинг тенг таъсир этувчисини топа-  
 — миз, бу куч эса ўша текисликда жисмнинг оғирлик маркази-  
 — га қўйилади. Жисм симметрия ўқида ёки симметрия маркази-  
 — га бўлган ҳол учун ҳам шунга ўхшаш теоремани исбот  
 — қилиш мумкин. Бу теоремалардан қуйидаги натижаларни кел-  
 — тилиб чиқариш мумкин:

1) бир жинсли тўғри стерженнинг (ёки тўғри чизик кес-  
 — масининг) оғирлик маркази унинг ўртасида ётади;

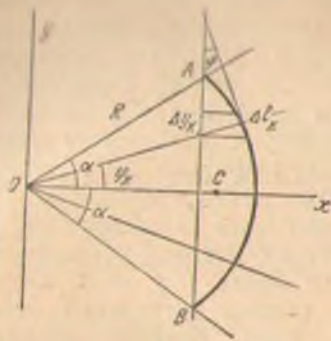
2) параллелограммининг (параллелограмм шаклида ншланган  
 — бир жинсли юпқа пластинканинг) оғирлик маркази унинг диа-  
 — гоналларининг кесишиш нуқтасида, яъни параллелограммининг  
 — симметрия марказида ётади;

3) бир жинсли мунтазам кўпбурчак, доира, эллипс ва шар-  
 — нинг оғирлик маркази уларнинг геометрик марказида ётади.  
 — Қаттиқ жисмнинг оғирлик марказини аниқлашнинг бу усули  
 — *симметрия усули* дейилади. Жисмнинг оғирлик маркази жисм-  
 — ни оғирлик маркази осон топиладиган қисмларга ажратиш  
 — йўли билан ҳам аниқланади. Бу ҳолда жисмнинг ҳар бир қис-  
 — ми ўша қисмнинг оғирлик марказига қўйилган тасвирловчи  
 — нуқта билан алмаштирилади. Кейин (56), (57), (58) формулалар-  
 — нинг биридан фойдаланиб бутун жисмнинг оғирлик маркази  
 — аниқланади. Агар жисмда ковак жойлар ёки тешиклар бўлса,  
 — ковакларнинг ҳажми ва тешикларнинг юзи манфий деб оли-  
 — ниб, оғирлик маркази олдин айтиб утилган усул ва формула-  
 — лар билан аниқланади. Бу усул баъзан *манфий массалар усу-  
 — ли* ёки *тўлдириш усули* деб аталади. Баъзан жисмларнинг  
 — оғирлик маркази ўрта мактабдан маълум бўлган эксперимен-  
 — тал усул билан ҳам аниқланади.

Айлана ёйининг ва учбурчак юзасининг оғирлик марказини  
 — аниқлашни мисол тариқасида кўрсатиб ўтамиз.

Айлана ёйининг оғирлик маркази.  $R$  радиусли айлананинг  
 — марказий бурчаги  $2\alpha$  бўлган  $AB$  ёйини кўриб чиқамиз (120-  
 — расм). Координата ўқларини расмда кўрсатилганча ўтказамиз.  
 —  $x$  ўқи бу ёйнинг симметрии ўқи. Бу ёйнинг оғирлик маркази  
 — симметрия ўқида, яъни  $x$  ўқида ётади, шунинг учун  $y_c = 0$ .  
 —  $x_c$  координатасини (58) формуладан топамиз:

$$x_c = \frac{\sum \Delta l_k x_k}{l}$$



Бунинг учун  $AB$  ёни  $\Delta_k$  элементар булакларга бўлиб, ҳар бир булакни тўғри чизиқ кесмаси деб фараз қиламиз.  $\Delta_k$  бўлакнинг ўртасига ўтказилган радиус  $x$  ўқи билан бурчак ҳосил қилса, расмдан

$$\cos \varphi_k = \frac{x_k}{R} = \frac{\Delta y_k}{\Delta l_k} \quad (8)$$

эканлиги кўринади. Бу ерда  $x_k$  —  $\Delta I_k$  булакнинг юқори тўғри  
ли чексиз кичик миқдор аниқлигида олинган абсциссаси ( $n$ )  
тенгликдан  $x_k \Delta I_k = R \Delta y_k$  тенглик келиб чиқади. Ҳамма булак  
тар учун мана шундай ифодалар тузиб, уларни жамлаймиз:

$$\sum \Delta l_{k \cdot x_k} - \sum R \Delta y_k - R \sum \Delta y_k = Rh,$$

бу ерда  $h$  — барча булакларнинг вертикал ўққа туширилган проекцияларининг йиғиндиси бўлиб,  $AB$  ватарнинг узунлигини тенг. Топилган ифодани (58) формулага қўйиб, ёйнинг  $x_c$  огирлик маркази аниқланади:

$$x_c = \frac{Rh}{l}.$$

$h = 2R \sin \alpha$  ва  $l = 2aR$  эканини ҳисобга олиб,  $x_c$  ни қуйида-  
гича ёзамиз:

$$x_c = R \frac{\sin \alpha}{\alpha}.$$

**Учбурчак юзасининг оғирлик маркази.** *ABD* учбурчакнинг юзасини бир томонига параллел бўлган тўғри чизиқлар билан жуда кўп энсиз тилнмларга бўламиз (121-расм). Булар шу қадар энсизки, уларни тўғри чизиқ кесмаси деб ҳисоблаш мумкин. Ҳар бир бундай кесманинг оғирлик маркази унинг ўртасида ётади, шунинг учун учбурчак юзасининг оғирлик маркази учбурчакнинг бир учини ўша учи қаршисидаги томоннинг ўртаси билан туташтирувчи медиананинг бир жойида ётади. Учбурчакнинг юзасини бошқа бир томонига параллел бўлган

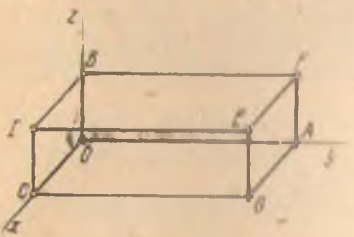


чи чизиқлар билан ўқсиз тилимларга бўлиб, уларнинг оғирлигнинг оғирлик маркази бошқи медианалар ҳам янада кесилиш хулосага келамиз. Демки, учбурчанинг оғирлик маркази медианалар кесишган нуқтада ётади. Параллелепипеднинг оғирлиги ҳам шунингдек медианалари кесилишган нуқтада ётади. Шунинг учун жинсли медиананинг учдан бир қисмида, учидан қичирлаётган учдан икки қисмида кесишади.

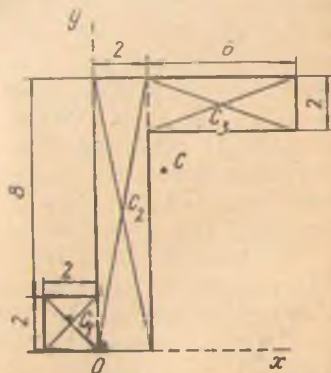
Шакли мураккаб жисмнинг оғирлик маркази координаталарини аниқлашда, аввал 47-§ да айтиб ўтилганидек, жисмнинг оғирлик маркази осон аниқланадиган қисмларга ажратилган. Уларни эса тасвирловчи нуқталар билан алмаштирамиз. Бундай жисмнинг оғирлик маркази координаталарини топиш учун ҳам жисмни тасвирловчи нуқталарнинг оғирлик марказини қисмларнинг материалли ҳар хил бўлганда (55) формулалардан, ҳамми қисмларнинг материалли бир хил бўлганда эса (56), (57) ёки (58) формулалардан фойдаланиб топамиз. Бироқ, амалда бу ҳисоблар анча машаққатли бўлади. Масалан, пароход, самолёт, ва ҳатто автомобил каби жисмларни баъзан бир неча минг тасвирловчи нуқта билан алмаштиришга тўғри келади. Бундай ҳолларда қуйидаги масаланинг ечимини кўрсатиладиган жиддий равиш билан бўйича ҳисоб қилиш анча қулай.

**23-масала.** Тўғри бурчакли параллелепипед (122-расм) контурининг оғирлик маркази координаталари аниқлансин. Параллелепипеднинг қирралари бир жинсли стерженлар бўлиб, лекин узунлиги бир хил бўлган баъзиларининг оғирлиги тенг эмаслиги шарҳида ёзиб кўрсатилган:  $OA = 8$  дм,  $OB = 4$  дм,  $OC = 6$  дм; оғирликлари тегишли қирра ёнига Ньютон ҳисобида ёзиб қўйилган:  $OA$  ники 250,  $OB$ ,  $OC$ ,  $CD$  ларники 75,  $CG$  ники 200,  $AF$  ники 125,  $AG$  ва  $GE$  ларники 50,  $BD$ ,  $BF$ ,  $DE$  ва  $EF$  ларники 25.

**Е ч и ш.** Стерженларни тасвирловчи нуқталар билан алмаштирамиз. Улардан ҳар бирининг координаталари ўзи тасвирлаётган стержень ўртасининг координатасига, ҳар бирининг оғирлиги эса ўша стерженнинг оғирлигига тенг. Координата



122-расм.



123-расм.

Ўқларнинг расмда кўрсатилганча қилиб ўтказамиз. Жадвалга қаранг:

| Тўртбурчак<br>номи | Стержень<br>номи | $O_k$ | $x_k$ | $y_k$ | $z_k$ | $O_k x_k$ | $O_k y_k$ | $O_k z_k$ |
|--------------------|------------------|-------|-------|-------|-------|-----------|-----------|-----------|
| 1                  | OB               | 75    | 0     | 0     | 2     | 0         | 0         | 150       |
| 2                  | OC               | 75    | 3     | 0     | 0     | 225       | 0         | 0         |
| 3                  | CD               | 75    | 6     | 0     | 2     | 450       | 0         | 150       |
| 4                  | BD               | 25    | 3     | 0     | 4     | 75        | 0         | 100       |
| 5                  | BF               | 25    | 0     | 4     | 4     | 0         | 100       | 100       |
| 6                  | OA               | 250   | 0     | 4     | 0     | 0         | 1000      | 0         |
| 7                  | CG               | 200   | 6     | 4     | 0     | 1200      | 800       | 0         |
| 8                  | DE               | 25    | 6     | 4     | 4     | 150       | 100       | 100       |
| 9                  | AG               | 50    | 3     | 8     | 0     | 150       | 400       | 0         |
| 10                 | AF               | 125   | 0     | 8     | 2     | 0         | 1000      | 200       |
| 11                 | EG               | 50    | 6     | 8     | 2     | 300       | 400       | 100       |
| 12                 | EF               | 25    | 3     | 8     | 4     | 75        | 200       | 100       |
| $\Sigma$           |                  | 1000  |       |       |       | 2625      | 4000      | 1000      |

Ечилиши янада тушунарли бўлиши учун бир-икки стерженьни тасвирловчи нуқталар билан алмаштирганда жадвалнинг устунлари қандай тўлдирилганини изоҳлаб ўтамиз. Масалан, **OB** стержень ўзининг ўртасига қўйилган тасвирловчи нуқта билан алмаштирилди, унинг координаталари  $x_1 = 0$ ,  $y_1 = 0$  ва  $z_1 = 2$ , чунки бу тасвирловчи нуқта  $z$  ўқда **OB** стерженининг ўртасида ётибди;  $x_1 = 0$  ва  $y_1 = 0$  бўлгани учун  $G_1 x_1 = 75 \cdot 0 = 0$  ва  $G_1 y_1 = 75 \cdot 0 = 0$ ,  $G_1 z_1$  эса  $75 \cdot 2 = 150$  бўлди. **CG** стерженьни алмаштиргандаги тасвирловчи нуқта ўша стерженининг ўртасига қўйилади, бу стержень  $x$  у текисликда ётгани учун унинг  $z_6$  координатаси  $z_6 = 0$  бўлади,  $x_6$  ва  $y_6$  координаталари эса  $x_6 = 6$ ,  $y_6 = 4$ . Ўша сатрдаги 1200, 800 ва 0 рақамлари тасвирловчи нуқтанинг оғирлигини тегишли координатага кўпайтириб топилган.

Учинчи устундаги сонларни қўшиб чиқиб бутун конструкциянинг оғирлигини аниқлаймиз, охириги учта устундаги сонларни қўшиб чиқиб статик моментлар аниқланади; кейин статик моментни конструкциянинг бутун оғирлигига бўлиб, оғирлик марказининг координаталари аниқланади:  $x_c = 2,625$  дм;  $y_c = 4,000$  дм;  $z_c = 1,050$  дм.

Масала шартда ҳамма жойида материали бир хил бўлган жисмлар берилган ҳолларни кўриб чиқамиз. Бунда олдин лойиб ўтилганидек, (55) формула эмас, балки (56), (57), (58) лардан бири ишлатилади.

**24-масала.** Шакли 123-расмда кўрсатилган бир жинсли пластинканинг оғирлик маркази координаталари аниқлансин. Ўлчамлари сантиметр ҳисобида берилган.

Ечиш. Координата ўқларини расмда кўрсатилгандек қилиб ўтказиб, пластинкани уч қисмга — учта тўғри тўртбурчакка бўламиз. Бўлиш чизиқлари пунктир билан кўрсатилган. Ҳар

тўғри тўртбурчак оғирлик марказининг координаталарини уларнинг юзларини ҳисоблаб чиқарамиз (жадвалга қаранг).

| Қисмлар | $x_k$ | $y_k$ | $z_k$ |
|---------|-------|-------|-------|
| 1       | -1    | 1     | 4     |
| 2       | 1     | 5     | 20    |
| 3       | 5     | 9     | 12    |

бу пластинканинг юзаси  $S = s_1 + s_2 + s_3 = 36$  см<sup>2</sup>. Ҳисоблаб топилган миқдорларни юзанинг оғирлик марказини кўрсатадиган (57) формулага қўямиз:

$$x_c = \frac{s_1 x_1 + s_2 x_2 + s_3 x_3}{S} = \frac{-4 + 20 + 60}{36} = 2\frac{1}{9} \text{ см};$$

$$y_c = \frac{s_1 y_1 + s_2 y_2 + s_3 y_3}{S} = \frac{4 + 100 + 108}{36} = 5\frac{8}{9} \text{ см};$$

оғирлик марказининг топилган вазияти расмда кўрсатилган. Нуқта пластинкадан ташқарида турар экан. Бу мисол оғирлик марказининг геометрик нуқта эканлигини ва бу нуқта расмдан ташқарида туриши мумкин эканлигини яна бир мар-

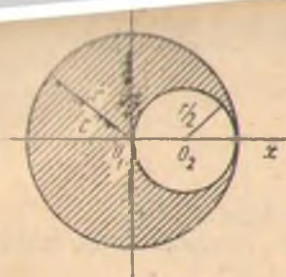
на кўрсатади. Тўлдириш усули (ёки манфий массалар усули) деб аталадиган усулга онд бир масалани ечамиз.

**25-масала.** Радиуси  $r$  бўлган бир жинсли дискдан радиуси бўлган доира кесиб олинган. Диск қолган қисмининг оғирлик маркази аниқлансин (124-расм).

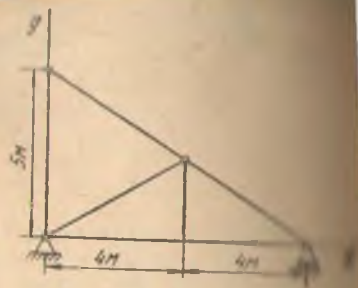
Ечиш. Координата ўқлари расмда кўрсатилгандек ўтказилса, координаталар боши дискнинг марказига тўғри келади. Диск қолган қисмининг симметрия ўқи бор, симметрия ўқини  $x$  ўқи деб оламиз. Изланаётган оғирлик маркази ўша симметрия ўқида ётади, шунинг учун  $y_c = 0$ . Оғирлик марказининг абсциссасини топамиз. Масалани тўлдириш усулидан фойдаланиб ечамиз. Дискнинг қолган қисмини икки тасвирловчи нуқта билан кўрсатамиз. Тасвирловчи нуқталарнинг биринчисини дискнинг марказида оламиз, бу нуқтанинг массаси тўлиқ дискнинг массасига тенг деб ҳисоблаймиз. Диск бир жинсли бўлгани сабабли массаси ўрнида унинг юзасини олиш мумкин. Демак,  $s_1 = \pi r^2$ ,  $x_1 = y_1 = 0$ . Тасвирловчи нуқтанинг иккинчиси кесиб олинган тўғрақнинг марказида ётади, массаси эса кесиб олинган доиранинг массасига тенг бўлиб, ишораси тескари деб фараз қилинади. Кесиб олинган доиранинг массаси ўрнида унинг юзаси олинади. Доиранинг юзаси  $s_2 = -\frac{\pi r^2}{4}$ ,  $x_2 =$

$-\frac{r}{2}$ ,  $y_2 = 0$ . Бу манфий юзани биринчи дискнинг юзасига қўшиб 124-расмда тасвирланган шакл ҳосил бўлади. Диск қолган қисмининг оғирлик маркази абсциссасини  $x_c = \frac{s_1 x_1 + s_2 x_2}{s_1 + s_2}$





124- расм.



125- расм.

формуладан топамиз:

$$x_c = \frac{\pi r^2 \cdot 0 - \frac{\pi r^2}{4} \cdot \frac{r}{2}}{\pi r^2 - \frac{\pi r^2}{4}} = -\frac{r}{6}.$$

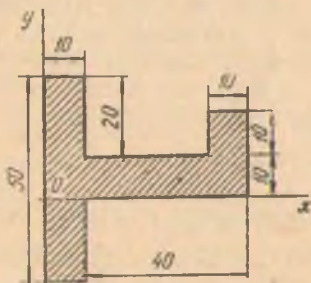
С оғирлик маркази катта дискнинг  $O$  марказидан чапга  $\frac{r}{6}$  қикатан ҳам  $x$  ўқида жойлашган.

#### 48-§ га доир масалалар

1. Текис ферманинг оғирлик маркази координаталари лансин (125- расм); ҳамма стерженларнинг узунлик бирлигининг оғирлиги бир хил деб ҳисобланг. Жавоб:  $x_c = 2,94$  м;  $y_c = 1,875$  м.

2. 126-расмда кўрсатилган бир жинсли юпқа пластинканинг оғирлик маркази координаталари  $x$  ва  $y$  ўқларига нисбатан аниқлансин. Ўлчамлар сантиметр ҳисобида берилган. Жавоб:  $x_c = 1,9$  см;  $y_c = 0,6$  см.

3. Радиуси  $R$  бўлган доиравий пластинкадан радиуси  $r$  бўлган доира кесиб олинган (127-расм).  $C_1, C_2 = a$ . Ўша пластинканинг оғирлик маркази координаталари  $x$  ва  $y$  ўқларига нисбатан аниқлансин.



126- расм.



127- расм.

## МУНДАРИЖА

|                                                                                         |    |
|-----------------------------------------------------------------------------------------|----|
| Муқаддима                                                                               | 4  |
| Статика                                                                                 | 7  |
| 1-б о б. Статиканинг асосий тушунча ва аксиомалари                                      | 7  |
| 1-§. Асосий тушунчалар                                                                  | 7  |
| 2-§. Векторлар                                                                          | 11 |
| 3-§. Статика аксиомалари                                                                | 11 |
| 4-§. Боғланишлар ва боғланиш реакциялари                                                | 14 |
| 5-§. Боғланишлар аксиомаси                                                              | 17 |
| 2-б о б. Кесишувчи кучлар системаси                                                     | 18 |
| 6-§. Тенг таъсир этувчининг аниқлашнинг геометрик усули                                 | 18 |
| 7-§. Кучни бир нуқтада кесишувчи тузувчиларга ажратиш                                   | 22 |
| 8-§. Кучнинг ўқдаги проекцияси                                                          | 25 |
| 9-§. Кучнинг текисликдаги проекцияси                                                    | 25 |
| 10-§. Кучларни ифодалашнинг аналитик усули                                              | 26 |
| 11-§. Тенг таъсир этувчининг тегишнинг аналитик усули                                   | 27 |
| 12-§. Фазода жойлашган кесишувчи кучлар системасининг мувозанат шартлари                | 28 |
| 13-§. Фазода жойлашган кесишувчи кучлар мувозанатининг геометрик шартлари               | 29 |
| 14-§. Фазода жойлашган кесишувчи кучлар мувозанатининг аналитик шартлари                | 30 |
| 15-§. Уч куч теоремаси                                                                  | 30 |
| 16-§. Масала ечиш                                                                       | 32 |
| 17-§. Фермалар                                                                          | 45 |
| 18-§. Фермалар ҳақида леммалар                                                          | 51 |
| 3-б о б. Кучнинг марказга ва ўққа нисбатан моментлари                                   | 53 |
| 19-§. Кучнинг марказга нисбатан momenti                                                 | 53 |
| 20-§. Тенг таъсир этувчининг momenti тўғрисида Вариньон теоремаси                       | 55 |
| 21-§. Кучнинг марказга нисбатан моментининг вектори                                     | 55 |
| 22-§. Кучнинг марказга нисбатан моментининг вектор купайтма орқали ифодаланиши          | 56 |
| 23-§. Кучнинг ўққа нисбатан momenti                                                     | 58 |
| 24-§. Кучнинг ўққа нисбатан моментининг аналитик ифодалари                              | 60 |
| 25-§. Кучнинг ўққа нисбатан momenti билан марказга нисбатан momenti орасидаги муносабат | 61 |
| 4-б о б. Жуфт кучлар назарияси                                                          | 63 |
| 26-§. Жуфт куч. Жуфт куч momenti                                                        | 63 |
| 27-§. Бир текисликда жойлашган эквивалент жуфтлар тўғрисида теорема                     | 64 |
| 28-§. Жуфтни ўз текислигига параллел бўлган бошқа текисликка кучириш тўғрисида теорема  | 66 |



|          |                                                                                                |     |
|----------|------------------------------------------------------------------------------------------------|-----|
| 30- §    | Жуфт моментнинг вектори . . . . .                                                              | 110 |
| 31- §    | Фазодаги жуфт кучларни қўйиш . . . . .                                                         | 111 |
| 32- §    | Жуфт кучларнинг мувозанат шarti . . . . .                                                      | 112 |
| 6- б о б | Фазода ихтиёрий равишда жойлашган кучлар системаси . . . . .                                   | 113 |
| 33- §    | Кучни ўзига параллел кўчириш тўғрисида теорема . . . . .                                       | 114 |
| 34- §    | Фазода ихтиёрий равишда жойлашган кучларни бир миярава<br>га келтириш . . . . .                | 115 |
| 35- §    | Фазода ихтиёрий равишда жойлашган кучлар<br>мувозанатининг аналитик шартлари . . . . .         | 116 |
| 36- §    | Текисликда ихтиёрий равишда жойлашган кучлар муносаба<br>тининг аналитик шартлари . . . . .    | 117 |
| 37- §    | Текисликда параллел жойлашган кучлар мувозанатининг аналитик<br>шартлари . . . . .             | 118 |
| 38- §    | Ёйилган кучлар . . . . .                                                                       | 119 |
| 39- §    | Масала ечиш . . . . .                                                                          | 120 |
| 40- §    | Эркин бўлмаган жисмнинг мувозанат шартлари . . . . .                                           | 121 |
| 41- §    | Текисликда ихтиёрий равишда жойлашган кучлар системасини<br>содда кўринишга келтириш . . . . . | 122 |
| 42- §    | Фазода ихтиёрий равишда жойлашган кучлар системасини<br>содда кўринишга келтириш . . . . .     | 123 |
| 43- §    | Тенг таъсир этувчининг ўққа нисбатан моменти тўғрисида<br>Вариньон теоремаси . . . . .         | 124 |
| 6- б о б | Ишқаланиш . . . . .                                                                            | 125 |
| 44- §    | Схрпаниб ишқаланиш . . . . .                                                                   | 126 |
| 45- §    | Думалаб ишқаланиш . . . . .                                                                    | 127 |
| 7- б о б | Оғирлик маркази . . . . .                                                                      | 128 |
| 46- §    | Параллел кучлар марказининг координаталари . . . . .                                           | 129 |
| 47- §    | Каттик жисмнинг оғирлик маркази ва унинг координаталари . . . . .                              | 130 |
| 48- §    | Чизик, текис шакл ва жисмнинг оғирлик маркази . . . . .                                        | 131 |

*На узбекском языке*

РАХМАТ ХУДАЙБЕРДИЕВ  
РАШИД САИДАЛИЕВ

**ТЕОРЕТИЧЕСКАЯ МЕХАНИКА**

*Учебное пособие для студентов  
немашиностроительных ВУЗов*

*Тошкент „Ўқитувчи“ 1992*

Мухаррир Ж. Пирмухамедов, Ф. Орипова  
Бадий мухаррир Ф. Некчадамбоев  
Техник мухаррир Т. Грешникова  
Мусаххиллар М. Минажмедова, А. Иброҳимов

ИБ№ 4996

Тершига берилди 28.08.91. Ёзишга рухсат этилди. 15.01.92. Формати 60×90<sup>1/16</sup>.  
Литературная гарнитура. Кейин 10 шпониз. Юқори босма усулида босилди. Шарт-  
ли 6. л. 8,5. Шартли кр. өтт. в. 70. Нашр. л. 8,48. Тиражи 5000. Зак. № 6170. Ба-  
хоси 11 с. 90 т.

„Ўқитувчи“ нашриёти, Тошкент, 129. Павойи кўчаси, 30. Шартнома 11—134—89.

Область газеталаринини М. В. Морозов номидаги босмахонаси ва бирлашган наш-  
риёти. Самарқанд ш. У. Турсунов кўчаси, 82. 1992.

Объединённое издательство и типография областных газет имени М. В. Морозо-  
ва. г. Самарканд, ул. У. Турсунова, 82.



**X 87**

**Худойбердиев Р., Сайдалиев Р.**

Назарий механика: Олий ўқув юрт. машина-созликдан бошқа ихтисос оладиган студентлари учун ўқув қўлл. — Т.: Ўқитувчи, 199. — 136 б.

**1. Автордош.**

Худайбердиев Р., Сайдалиев Р. Статика: Для студентов вузов.

**ББК 22.21я73**

