

Echilibrul sistemelor de corpuri

- Noțiuni teoretice -

CHILIBARU-OPRIȚESCU CRISTINA

ECHILIBRUL CORPULUI RIGID

- ▶ Un corp rigid este în **echilibru** dacă sistemul de forțe (forțe date și de legătură) care acționează asupra sa este în echilibru, adică elementele torsorului de reducere în raport cu un punct oarecare O (orice punct) sunt nule

$$\vec{R} = 0$$

$$\vec{M}_O = 0$$

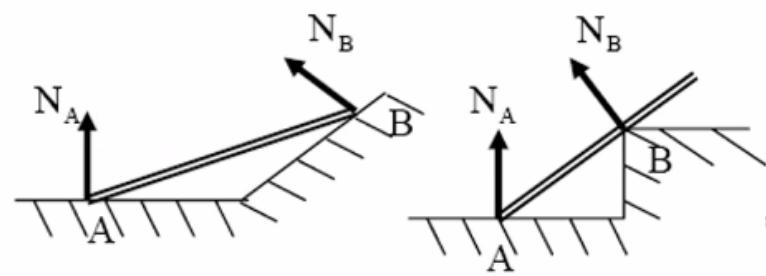
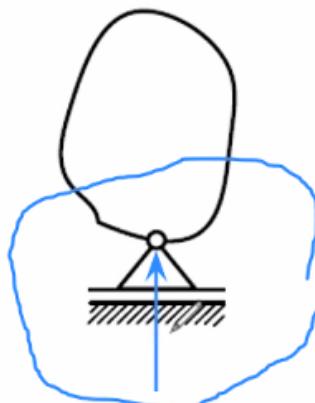
- ▶ Ecuațiile de echilibru sunt:

$$\begin{cases} \sum \bar{F}_d + \sum \bar{F}_l = 0 \\ \sum \bar{M}_d + \sum \bar{M}_l = 0 \end{cases}$$

TIPURI DE LEGĂTURI

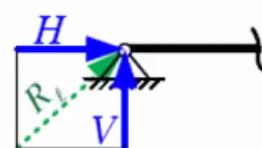
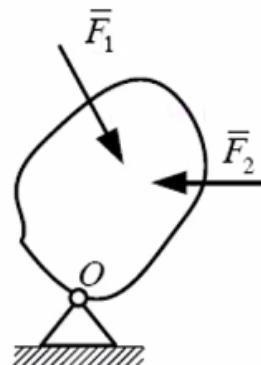
► Rezemarea

- introduce o legătură (reacții)



TIPURI DE LEGĂTURI

- ▶ **Articulația (reazemul fix)**
- ▶ introduce două legături (reacții)

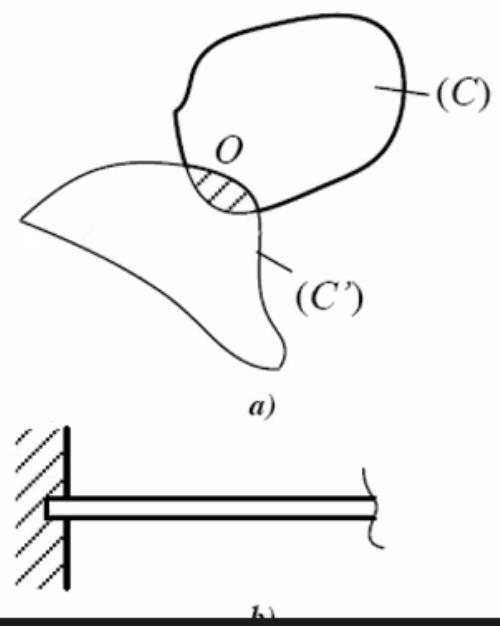
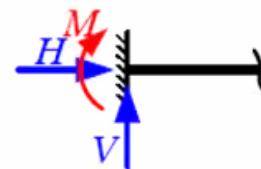




TIPURI DE LEGĂTURI

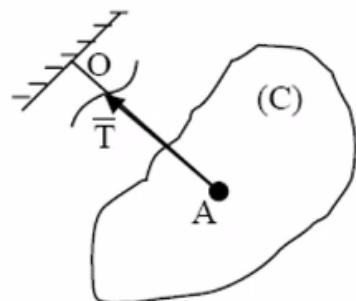
► Încastrarea

- introduce 3 legături: 2 reacțuni și un moment de încastrare

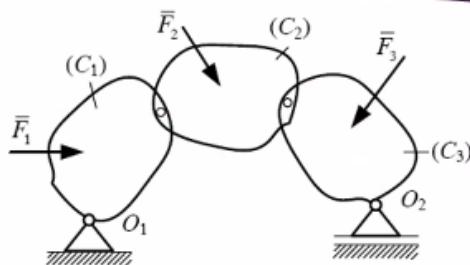


TIPURI DE LEGĂTURI

- ▶ Legătura prin fir
- ▶ Introduce o legătură (reacțiune): tensiune în fir

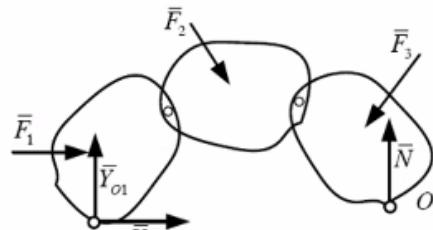


ECHILIBRUL SISTEMELOR DE CORPURI



Metoda solidificării sistemului.

Se consideră sistemul de corpuri ca un singur corp solidificat, asupra căruia acționează sistemul de forțe exterioare date. Se aplică axioma legăturilor pentru sistemul de corpuri solidificat pentru care se scriu ecuațiile de echilibru

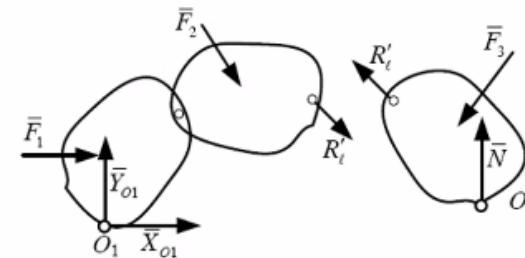


- Dacă sistemul de solide rigide este **în echilibru**, rezultă că fiecare rigid solid trebuie să fie în echilibru.

Pentru rezolvarea problemei de echilibru se utilizează **metodele**:

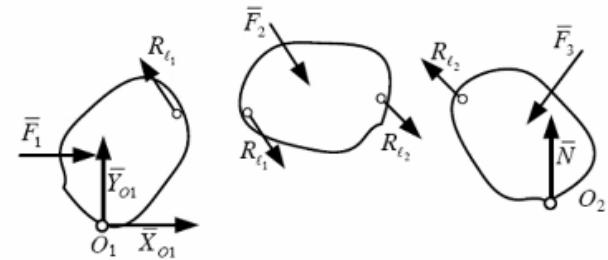
Metoda izolării partiale.

Se separă părți din sistem pentru care se aplică axioma legăturilor. Ecuațiile de echilibru se scriu pentru fiecare parte a sistemului.

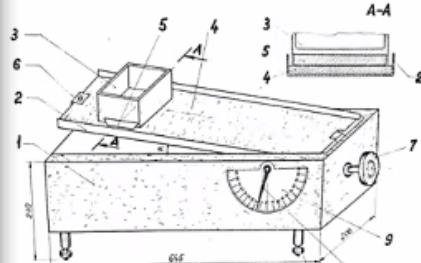
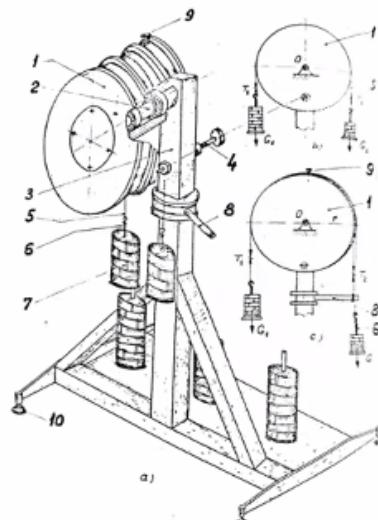


Metoda separării corpuri.

Se separă fiecare corp al sistemului pentru care se scriu ecuațiile de echilibru. La separarea corpuri trebuie să se țină seama că forțele de legătură interioare sistemului trebuie să fie egale și de sens contrar.



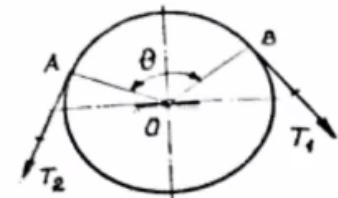
Informativ – Frecarea



În cadrul laboratorului de Mecanică, există **un dispozitiv** pentru:

- studiu experimental al frecării firelor.** Se poate determina coeficientul de frecare de aderență dintre fir și discul pe care se înfășoară

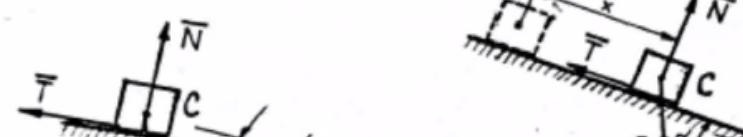
$$\mu_0 = \frac{1}{\theta} \ln \frac{T_1}{T_2}$$



- determinarea experimentală a coeficienților de frecare** de aderență și de alunecare dintre corpi. Există 2 situații:

a) Corpul rămâne în repaus $\alpha \leq \varphi_0$ și la echilibru coeficient de frecare de aderență este

$$\mu_0 = \operatorname{tg} \alpha = \operatorname{tg} \varphi_0$$



b) Corpul alunecă pe plan $\alpha > \varphi_0$ și se obține coeficient de frecare de alunecare

$$\mu = \operatorname{tg} \alpha - \frac{2\ell}{gt_1^2 \cos \alpha}$$

t_1 timpul în care corpul parcurge distanța planului ℓ

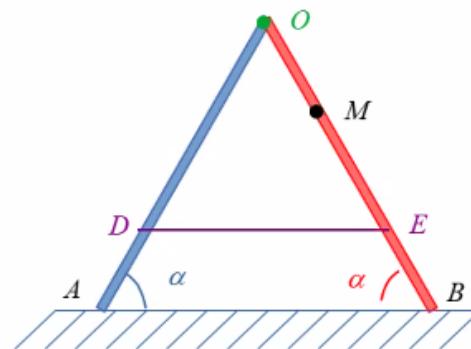
Echilibrul sistemelor de corpuri

- probleme-

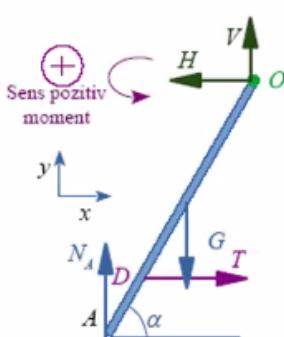
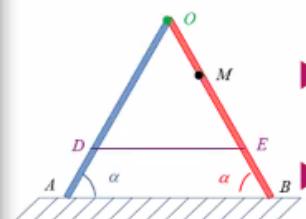
CHILIBARU-OPRIȚESCU CRISTINA

Problema 1

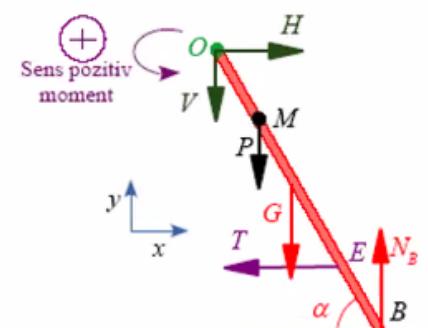
- Se consideră o scară formată din două bare OA și OB articulate în O și rezemate pe pământ în punctele A și B . Barele sunt de lungime $OA = OB = 2a$, de greutatea G . În punctul M se află un om de greutate P . Această scară este susținută printr-un fir DE care se află la distanța $AD = BE = h$ față de pământ. Știind că distanța $OM = d$ să se determine reacțiunile din rezemele A și B , efortul în firul DE precum și rectiunea din articulația O .



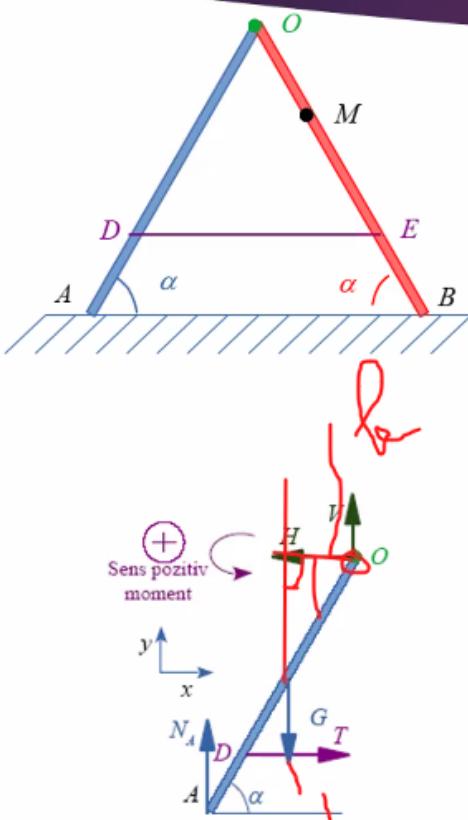
Separarea corpurilor



- Deoarece se dorește să se determine toate reacțiunile, inclusiv cele din legăturile interioare (articulația A și firul DE) se va utiliza **metoda izolării**:
- Se separă fiecare corp în parte (bară) și se introduc forțele date (greutățile G și P) și forțele de legătură:
 - **reazemele** introduc normalele N_A respectiv N_B ;
 - **articulația O** introduce asupra unei bare o reacțiune a cărei direcție și sens nu se cunoaște, dar care se poate considera ca fiind descompusă după două direcții: verticală V și orizontală H . Deoarece barele sunt articulate în punctul O reacțiunea din bara OA este egală și de sens contrar cu cea din bara OB ;
 - **firul** introduce un efort în fir care are direcția firului, sensul fiind dinspre corpul care se izolează spre locul în care se secționează firul.



Bara 1-reprezentarea forțelor date și de legătură; ecuațiile de echilibru



- $\sum X = 0$
 $T - H = 0$

(1)

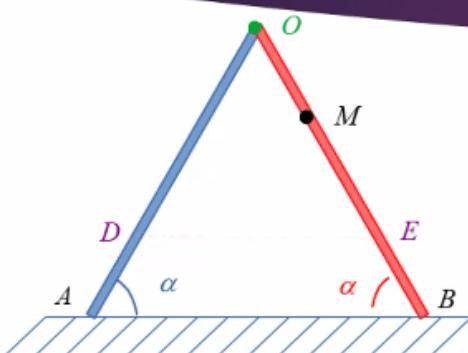
- $\sum Y = 0$
 $N_A - G + V = 0$

(2)

- $\sum M_O = 0$
 $-N_A \cdot 2a \cdot \cos\alpha + T \cdot (2a - h) \cdot \sin\alpha + G \cdot a \cdot \cos\alpha = 0$

(3)

Bara 2-reprezentarea forțelor date și de legătură; ecuațiile de echilibru

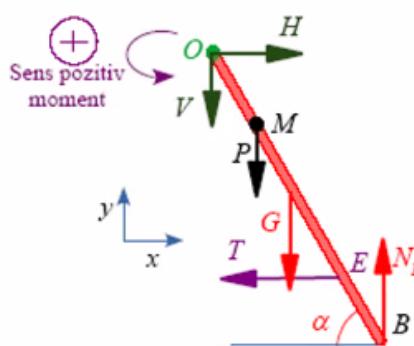


- $\sum X = 0$
 $-T + H = 0$

(4)

- $\sum Y = 0$
 $N_B - G - P - V = 0$

(5)



- $\sum M_O = 0$
 $N_B \cdot 2a \cdot \cos\alpha - T \cdot (2a - h) \cdot \sin\alpha - G \cdot a \cdot \cos\alpha - P \cdot d \cdot \cos\alpha = 0$

(6)

$$T - H = 0$$

$$N_A - G + V = 0$$

$$-N_A \cdot 2a \cdot \cos\alpha + T \cdot (2a - h) \cdot \sin\alpha + G \cdot a \cdot \cos\alpha = 0$$

$$T - H = 0$$

$$N_B - G - P - V = 0$$

$$N_B \cdot 2a \cdot \cos\alpha - T \cdot (2a - h) \cdot \sin\alpha - G \cdot a \cdot \cos\alpha - P \cdot d \cdot \cos\alpha = 0$$

(1)

(2)

(3)

(4)

(5)

(6)

Din ecuația (6) rezultă:

$$\begin{aligned} N_B &= \frac{T \cdot (2a - h) \cdot \sin\alpha + G \cdot a \cdot \cos\alpha + P \cdot d \cdot \cos\alpha}{2a \cdot \cos\alpha} \\ &= \frac{T \cdot (2a - h)}{2a} \cdot \tan\alpha + \frac{G}{2} + \frac{P \cdot d}{2a} \end{aligned} \quad (7)$$

Se înlocuiește în ecuația (5) și rezultă:

$$\begin{aligned} V &= N_B - G - P = \frac{T \cdot (2a - h)}{2a} \cdot \tan\alpha + \frac{G}{2} + \frac{P \cdot d}{2a} - G - P \\ &= \frac{T \cdot (2a - h)}{2a} \cdot \tan\alpha - \frac{G}{2} + \frac{P \cdot d}{2a} - P \end{aligned} \quad (8)$$

Se înlocuiește în ecuația (2) și rezultă:

$$\begin{aligned} N_A &= G - V = G - \frac{T \cdot (2a - h)}{2a} \cdot \tan\alpha + \frac{G}{2} - \frac{P \cdot d}{2a} + P \\ &= 3 \frac{G}{2} - \frac{T \cdot (2a - h)}{2a} \cdot \tan\alpha + P \cdot \left(1 - \frac{d}{2a}\right) \end{aligned} \quad (9)$$

Tensiunea din fir

$$T - H = 0$$

$$N_A - G + V = 0$$

$$-N_A \cdot 2a \cdot \cos\alpha + T \cdot (2a - h) \cdot \sin\alpha + G \cdot a \cdot \cos\alpha = 0$$

$$T - H = 0$$

$$N_B - G - P - V = 0$$

$$N_B \cdot 2a \cdot \cos\alpha - T \cdot (2a - h) \cdot \sin\alpha - G \cdot a \cdot \cos\alpha - P \cdot d \cdot \cos\alpha = 0$$

$$(1) \quad N_A = \frac{T \cdot (2a - h)}{2a} \cdot \operatorname{tg}\alpha + \frac{G}{2} \quad (10)$$

$$(2) \quad (3) \quad \text{Fiind aceeași reacțiune se poate scrie (9)=(10):}$$

$$(4) \quad 3 \frac{G}{2} - \frac{T \cdot (2a - h)}{2a} \cdot \operatorname{tg}\alpha + P \cdot \left(1 - \frac{d}{2a}\right) = \frac{T \cdot (2a - h)}{2a} \cdot \operatorname{tg}\alpha + \frac{G}{2}$$

$$(5) \quad (6) \quad G + P \cdot \left(1 - \frac{d}{2a}\right) = \frac{2 \cdot T \cdot (2a - h)}{2a} \cdot \operatorname{tg}\alpha$$

de unde rezultă **efortul în fir**:

$$T = \frac{G + P \cdot \left(1 - \frac{d}{2a}\right)}{(2a - h) \cdot \operatorname{tg}\alpha} \cdot a$$

$$N_A = 3 \frac{G}{2} - \frac{T \cdot (2a - h)}{2a} \cdot \operatorname{tg}\alpha + P \cdot \left(1 - \frac{d}{2a}\right)$$

(9)

Reacțiunea din reazemul A

Cunoscându-se efortul din fir

$$T = \frac{G + P \cdot \left(1 - \frac{d}{2a}\right)}{(2a - h) \cdot \operatorname{tg} \alpha} \cdot a$$

se determină din ecuația (10)

$$N_A = \frac{T \cdot (2a - h)}{2a} \cdot \operatorname{tg} \alpha + \frac{G}{2}$$

reacțiunea din reazemul A:

$$N_A = \frac{\frac{G + P \cdot \left(1 - \frac{d}{2a}\right)}{(2a - h) \cdot \operatorname{tg} \alpha} \cdot a \cdot (2a - h)}{2a} \cdot \operatorname{tg} \alpha + \frac{G}{2} = \frac{G}{2} + \frac{P}{2} \cdot \left(1 - \frac{d}{2a}\right) + \frac{G}{2}$$

$$\mathbf{N_A = G + \frac{P}{2} \cdot \left(1 - \frac{d}{2a}\right)}$$

Reacțiunea din reazemul B

Cunoscându-se efortul din fir

$$T = \frac{G + P \cdot \left(1 - \frac{d}{2a}\right)}{(2a - h) \cdot \operatorname{tg} \alpha} \cdot a$$

se determină din ecuația (7)

$$N_B = \frac{T \cdot (2a - h)}{2a} \cdot \operatorname{tg} \alpha + \frac{G}{2} + \frac{P \cdot d}{2a}$$

reacțiunea din reazemul B:

$$N_B = \frac{\frac{G + P \cdot \left(1 - \frac{d}{2a}\right)}{(2a - h) \cdot \operatorname{tg} \alpha} \cdot a \cdot (2a - h)}{2a} \cdot \operatorname{tg} \alpha + \frac{G}{2} + \frac{P \cdot d}{2a} \cdot \operatorname{tg} \alpha = \frac{G}{2} + \frac{P}{2} \cdot \left(1 - \frac{d}{2a}\right) + \frac{G}{2} + \frac{P \cdot d}{2a} = G + \frac{P}{2} + \frac{P \cdot d}{4a}$$

$$\mathbf{N_B = G + \frac{P}{2} \cdot \left(1 + \frac{d}{2a}\right)}$$

Componenta verticală a reacțiunii din articulația O

Cunoscându-se efortul din fir

$$T = \frac{G + P \cdot \left(1 - \frac{d}{2a}\right)}{(2a - h) \cdot \operatorname{tg}\alpha} \cdot a$$

din ecuația (8)

$$V = \frac{T \cdot (2a - h)}{2a} \cdot \operatorname{tg}\alpha - \frac{G}{2} + \frac{P \cdot d}{2a} - P$$

rezultă:

$$V = \frac{\frac{G + P \cdot \left(1 - \frac{d}{2a}\right)}{(2a - h) \cdot \operatorname{tg}\alpha} \cdot a \cdot (2a - h)}{2a} \cdot \operatorname{tg}\alpha - \frac{G}{2} + \frac{P \cdot d}{2a} - P = \frac{G + P \cdot \left(1 - \frac{d}{2a}\right)}{2} - \frac{G}{2} + \frac{P \cdot d}{2a} - P = -\frac{P}{2} + \frac{P \cdot d}{4a}$$

$$V = \frac{P}{2} \cdot \left(\frac{d}{2a} - 1\right)$$

Componenta orizontală a reacțiunii din articulația O

Cunoscându-se efortul din fir

$$T = \frac{G + P \cdot \left(1 - \frac{d}{2a}\right)}{(2a - h) \cdot \operatorname{tg}\alpha} \cdot a$$

din ecuația (1) care este identică cu (4)

$$T - H = 0$$

rezultă:

$$H = T$$

$$H = \frac{G + P \cdot \left(1 - \frac{d}{2a}\right)}{(2a - h) \cdot \operatorname{tg}\alpha} \cdot a$$

Problema 2

Grinda orizontală omogenă din figură, de greutate G este supusă la legătură prin fir și se sprijină în punctul B pe un plan înclinat.

Să se calculeze:

- valoarea unghiului pentru care grinda se află în echilibru în poziția dată, frecarea cu planul înclinat fiind neglijabilă;
- efortul din fir în acest caz.

Se dau

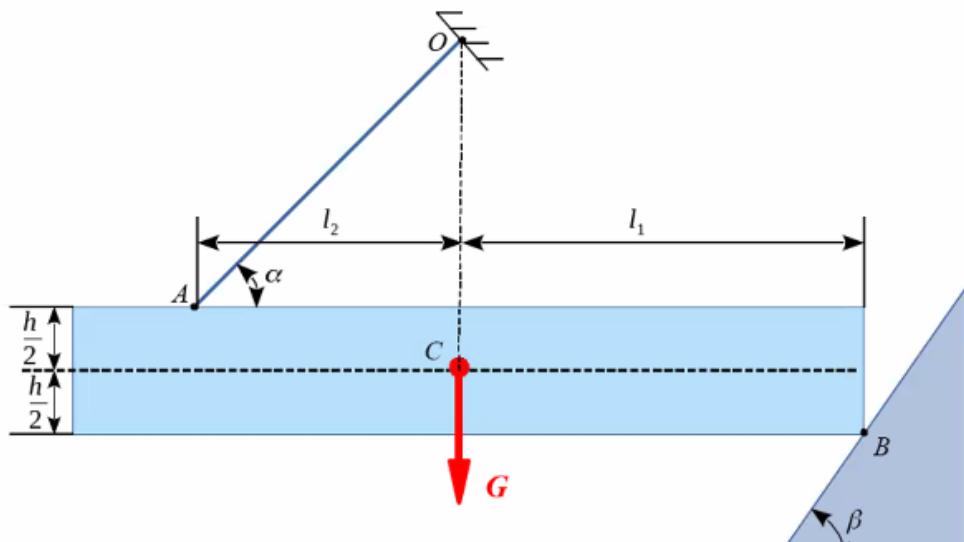
$$G = 1200N$$

$$\alpha = \frac{\pi}{4}$$

$$l_2 = 0,8m$$

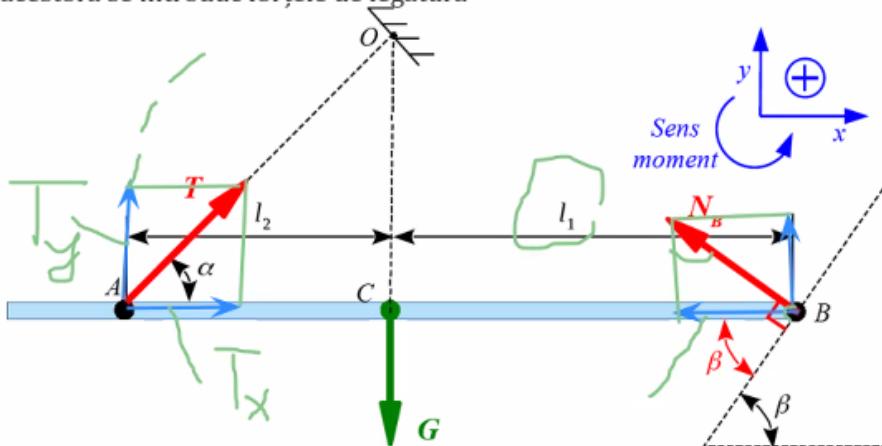
$$l_1 = 1m$$

$$h = 0,2m$$



CAZ 1 Pentru început se consideră cazul în care grinda este o bară de secțiune neglijabilă, precum în figură.

Se aplică axioma legăturilor: se îndepărtează legăturile și în locul acestora se introduc forțele de legătură



Se proiectează pe sistemul de axe ales:

$$\sum X = 0$$

$$T \cdot \cos\alpha - N_B \cdot \sin\beta = 0 \quad (1)$$

$$\sum Y = 0$$

$$T \cdot \sin\alpha - G + N_B \cdot \cos\beta = 0 \quad (2)$$

$$\sum M_B = 0$$

$$-(l_1 + l_2) \cdot T \cdot \sin\alpha + l_1 \cdot G = 0 \quad (3)$$

► Condițiile de echilibru sub formă vectorială sunt:

$$\begin{cases} \sum \vec{F}_d + \sum \vec{F}_l = 0 \\ \sum \vec{M}_d + \sum \vec{M}_l = 0 \end{cases}$$

Unde Forța dată este G, iar forțele de legătură sunt T, și N_B

Din ecuația (3)

$$-(l_1 + l_2) \cdot T \cdot \sin\alpha + l_1 \cdot G = 0$$

se poate determina **efortul din fir**:

$$T = \frac{l_1}{(l_1 + l_2) \cdot \sin\alpha} \cdot G$$

Se înlocuiește efortul din fir în ecuația (1)

$$T \cdot \cos\alpha - N_B \cdot \sin\beta = 0$$

și se determină reacțiunea normală:

$$N_B = T \cdot \frac{\cos\alpha}{\sin\beta} = \frac{l_1}{(l_1 + l_2) \cdot \sin\alpha} \cdot G \cdot \frac{\cos\alpha}{\sin\beta}$$
(4)



Se înlocuiește efortul din fir $T = \frac{l_1}{(l_1+l_2) \cdot \sin\alpha} \cdot G$

în ecuația (2) $T \cdot \sin\alpha - G + N_B \cdot \cos\beta = 0$

și se determină reacțiunea normală:

$$\begin{aligned}
 N_B &= \frac{G - T \cdot \sin\alpha}{\cos\beta} \\
 &= \frac{G}{\cos\beta} - \frac{l_1}{(l_1 + l_2) \cdot \sin\alpha} \cdot G \cdot \frac{\sin\alpha}{\cos\beta} \\
 &= \frac{G}{\cos\beta} - \frac{l_1}{(l_1 + l_2)} \cdot G \cdot \frac{1}{\cos\beta} \\
 &= \frac{G}{\cos\beta} \cdot \left(1 - \frac{l_1}{(l_1 + l_2)}\right) \\
 &= \frac{G}{\cos\beta} \cdot \frac{l_2}{(l_1 + l_2)}
 \end{aligned}$$

(5)

Deoarece ecuațiile (4)

$$N_B = \frac{l_1}{(l_1 + l_2) \cdot \sin\alpha} \cdot G \cdot \frac{\cos\alpha}{\sin\beta}$$

și (5) reprezintă același element, se pot egala între ele și rezultă:

$$\begin{aligned}
 \frac{l_1}{(l_1 + l_2) \cdot \sin\alpha} \cdot G \cdot \frac{\cos\alpha}{\sin\beta} &= \frac{G}{\cos\beta} \cdot \frac{l_2}{(l_1 + l_2)} \\
 \frac{l_1}{\sin\alpha} \cdot \frac{\cos\alpha}{\sin\beta} &= \frac{l_2}{\cos\beta} \\
 \frac{\sin\beta}{\cos\beta} &= \frac{l_1}{l_2} \cdot \frac{\cos\alpha}{\sin\alpha}
 \end{aligned}$$

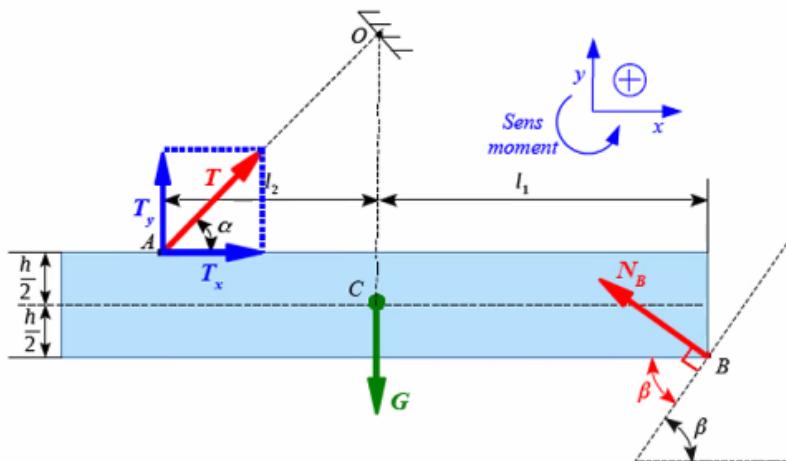
rezultă

$$\tan\beta = \frac{l_1}{l_2 \cdot \tan\alpha}$$

deci **unghiul va fi:**

$$\beta = \arctan\left(\frac{l_1}{l_2 \cdot \tan\alpha}\right)$$

CAZ 2 Pentru grinda de secțiune dată, se aplică axioma legăturilor asemănător cazului anterior.



$$\sum X = 0$$

$$T \cdot \cos\alpha - N_B \cdot \sin\beta = 0 \quad (6)$$

$$\sum Y = 0$$

$$T \cdot \sin\alpha - G + N_B \cdot \cos\beta = 0 \quad (7)$$

$$\sum M_B = 0$$

$$-(l_1 + l_2) \cdot T \cdot \sin\alpha - h \cdot T \cdot \cos\alpha + l_1 \cdot G = 0 \quad (8)$$

$$T \cdot \cos\alpha - N_B \cdot \sin\beta = 0 \quad (6)$$

$$T \cdot \sin\alpha - G + N_B \cdot \cos\beta = 0 \quad (7)$$

$$-(l_1 + l_2) \cdot T \cdot \sin\alpha - h \cdot T \cdot \cos\alpha + l_1 \cdot G = 0 \quad (8)$$

Din ecuația (8) se determină **efortul din fir**:

$$T = \frac{l_1 \cdot G}{(l_1 + l_2) \cdot \sin\alpha + h \cdot \cos\alpha}$$

Se înlocuiește efortul din fir în ecuația (6) și se determină **reacțiunea normală**:

$$N_B = T \cdot \frac{\cos\alpha}{\sin\beta} = \frac{l_1}{(l_1 + l_2) \cdot \sin\alpha + h \cdot \cos\alpha} \cdot G \cdot \frac{\cos\alpha}{\sin\beta} \quad (9)$$

Se înlocuiește efortul din fir în ecuația (7) și se determină **reacțiunea normală**:

$$\begin{aligned} N_B &= \frac{G - T \cdot \sin\alpha}{\cos\beta} = \frac{G}{\cos\beta} - \frac{l_1}{(l_1 + l_2) \cdot \sin\alpha + h \cdot \cos\alpha} \cdot G \cdot \frac{\sin\alpha}{\cos\beta} = \frac{G}{\cos\beta} \cdot \left(1 - \frac{l_1 \cdot \sin\alpha}{(l_1 + l_2) \cdot \sin\alpha + h \cdot \cos\alpha} \right) \\ &= \frac{G}{\cos\beta} \cdot \frac{l_2 \cdot \sin\alpha + h \cdot \cos\alpha}{(l_1 + l_2) \cdot \sin\alpha + h \cdot \cos\alpha} \end{aligned} \quad (10)$$

Deoarece ecuațiile (9) $N_B = \frac{l_1}{(l_1+l_2) \cdot \sin\alpha + h \cdot \cos\alpha} \cdot G \cdot \frac{\cos\alpha}{\sin\beta}$

și (10) $N_B = \frac{G}{\cos\beta} \cdot \frac{l_2 \cdot \sin\alpha + h \cdot \cos\alpha}{(l_1+l_2) \cdot \sin\alpha + h \cdot \cos\alpha}$

reprezintă același element, se pot egala între ele și rezultă:

$$\frac{l_1}{(l_1 + l_2) \cdot \sin\alpha + h \cdot \cos\alpha} \cdot G \cdot \frac{\cos\alpha}{\sin\beta} = \frac{G}{\cos\beta} \cdot \frac{l_2 \cdot \sin\alpha + h \cdot \cos\alpha}{(l_1 + l_2) \cdot \sin\alpha + h \cdot \cos\alpha}$$

$$l_1 \cdot \frac{\cos\alpha}{\sin\beta} = \frac{l_2 \cdot \sin\alpha + h \cdot \cos\alpha}{\cos\beta}$$

$$\tan\beta = \frac{l_1 \cdot \cos\alpha}{l_2 \cdot \sin\alpha + h \cdot \cos\alpha}$$

deci unghiul va fi:

$$\beta = \arctg \left(\frac{l_1 \cdot \cos\alpha}{l_2 \cdot \sin\alpha + h \cdot \cos\alpha} \right)$$