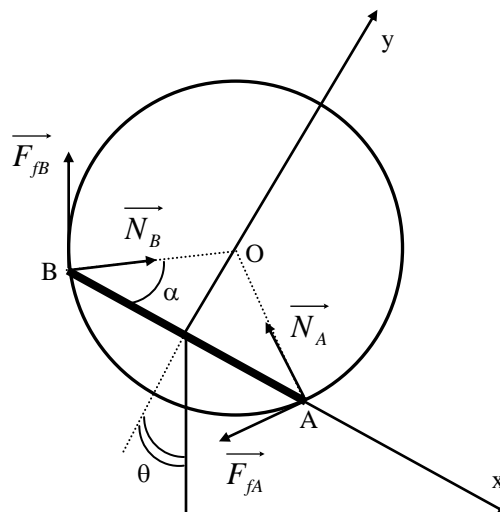


SOLUTII CLASA A X-A - EVRIKA

1. Se constata ca din punct de vedere geometric bara AB reprezinta o coarda in cercul cu centrul in O, iar triunghiul OAB fiind isoscel, perpendiculara din O pe AB o imparte, pe aceasta din urma in parti egale. La echilibru :



$$\vec{G} + \vec{N}_A + \vec{N}_B + \vec{F}_{fA} + \vec{F}_{fB} = 0 \Rightarrow$$

$$\begin{cases} -N_A \cos \alpha - F_{fA} \sin \alpha + N_B \cos \alpha - F_{fB} \sin \alpha + G \sin \theta = 0 \\ N_A \sin \alpha - F_{fA} \cos \alpha + N_B \sin \alpha + F_{fB} \cos \alpha - G \cos \theta = 0 \end{cases}$$

Tinand seama ca pentru echilibrul la limita al barei :

$$F_{fA} = \mu N_A ; F_{fB} = \mu N_B \text{ ecuatiile devin :}$$

$$(N_B - N_A) \cos \alpha - \mu \sin \alpha (N_A + N_B) = -G \sin \theta$$

$$\begin{aligned} \mu \cos \alpha (N_B - N_A) + \sin \alpha (N_A + N_B) &= G \cos \theta \\ (N_B - N_A) \cos \alpha - \mu \sin \alpha (N_A + N_B) &= -G \sin \theta \end{aligned}$$

Ecuatia de momente ale fortelor care actioneaza asupra sistemului in raport cu punctul O este:

$$\mu \cos \alpha (N_B - N_A) + \sin \alpha (N_A + N_B) = G \cos \theta \quad (2p)$$

$$r F_{fA} + r F_{fB} - G b \sin \theta = 0$$

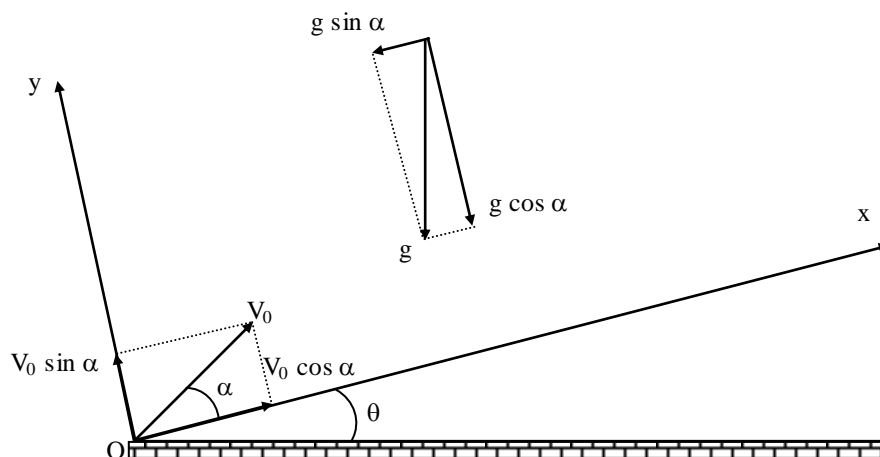
in care prin r s-a notat raza ghidajului circular iar prin b distanta de la centrul ghidajului la bara \Rightarrow

$$\mu \cdot (N_A + N_B) = G \sin \alpha \sin \beta \Rightarrow$$

$$\mu^2 \cos^2 \alpha + \mu \cdot \text{ctg} - \sin^2 \alpha = 0 \Rightarrow \mu = \sqrt{\frac{1}{4 \cos^4 \alpha \cdot \text{tg}^2 \theta} + \text{tg}^2 \alpha} - \frac{1}{2 \cos^2 \alpha \cdot \text{tg} \theta} \cong 0,13$$

$$b). \text{ daca } \theta = 0 \Rightarrow \mu = \text{tg} \alpha \Rightarrow \text{tg} \alpha = \text{tg} \beta \Rightarrow \varphi = \alpha$$

2.



Studiem miscarea pe doua axe de coordonate ca in figura de mai sus.

$$Ox \begin{cases} v_x = v_0 \cos \alpha - gt \sin \theta \\ x = v_0 t \cos \alpha - \frac{1}{2} g t^2 \sin \theta \end{cases} ; \quad Oy \begin{cases} v_y = v_0 \sin \alpha - gt \cos \theta \\ y = v_0 t \sin \alpha - \frac{1}{2} g t^2 \cos \theta \end{cases}$$

Pentru ca mingea sa revina in punctul de lansare pe acelasi drum, trebuie ca in momentul in care atinge planul componenta vitezei de-a lungul planului sa fie nula.

$$y = 0 \Rightarrow t = \frac{2v_0 \sin \alpha}{g \cos \theta} \Rightarrow v_x = v_0 \left(\cos \alpha - \frac{2 \sin \alpha \sin \theta}{\cos \theta} \right) = 0 \Rightarrow \alpha = \arctg \frac{1}{2 \operatorname{tg} \theta}$$

Distanta dintre punctul de lansare si punctul in care mingea ciocneste planul inclinat se determina inlocuind timpul in expresia coordonatei x:

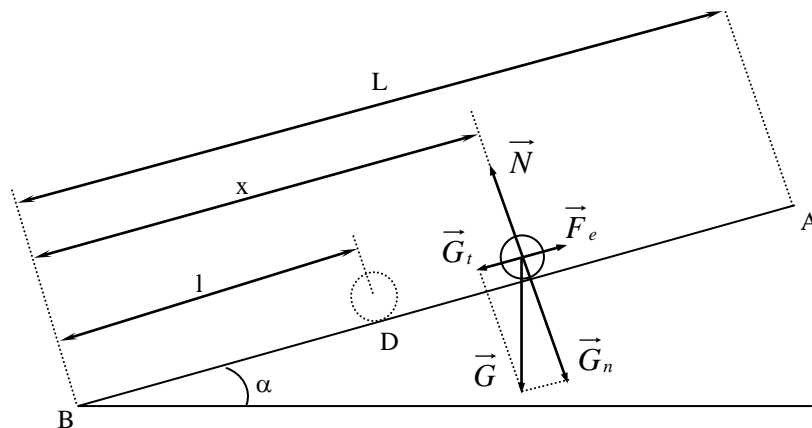
$$x = \frac{2v_0 \sin \alpha}{g \cos \theta} \left(\cos \alpha - \frac{\sin \alpha \sin \theta}{\cos \theta} \right) = 5,6m$$

$$x = \frac{2v_0^2}{g} \frac{\sin \theta}{1 + 3 \sin^2 \theta} \Rightarrow 3x \sin^2 \alpha - \frac{2v_0^2}{g} \sin \theta + x = 0$$

Pentru ca ecuatia sa aiba radacini reale trebuie ca $\Delta \geq 0 \Rightarrow$

$$x_{\max} = \frac{v_0^2}{2g} = 5,66m \quad \text{si unghiul pentru care } x \text{ este maxim va fi dat de: } \sin \theta = \frac{v_0^2}{3gx_{\max}} = \frac{\sqrt{3}}{3}$$

3.



Pe portiunea AB miscarea este accelerata, iar pe portiunea BC miscarea este incetinita.

In punctul B $a = 0$ si $v = v_{\max}$

$$R = 0 \Rightarrow G = F_e \Rightarrow x = \sqrt{\frac{q_1 q_2}{4\pi\epsilon \cdot mg \sin \alpha}}$$

$$\text{Fortele care actioneaza fiind conservative: } \begin{cases} E_A = E_D \\ E_A = mgL \cdot \sin \alpha + \frac{q_1 q_2}{4\pi\epsilon L} \\ E_D = mgl \cdot \sin \alpha + \frac{q_1 q_2}{4\pi\epsilon l} \end{cases} \Rightarrow x = \sqrt{L \cdot l}$$