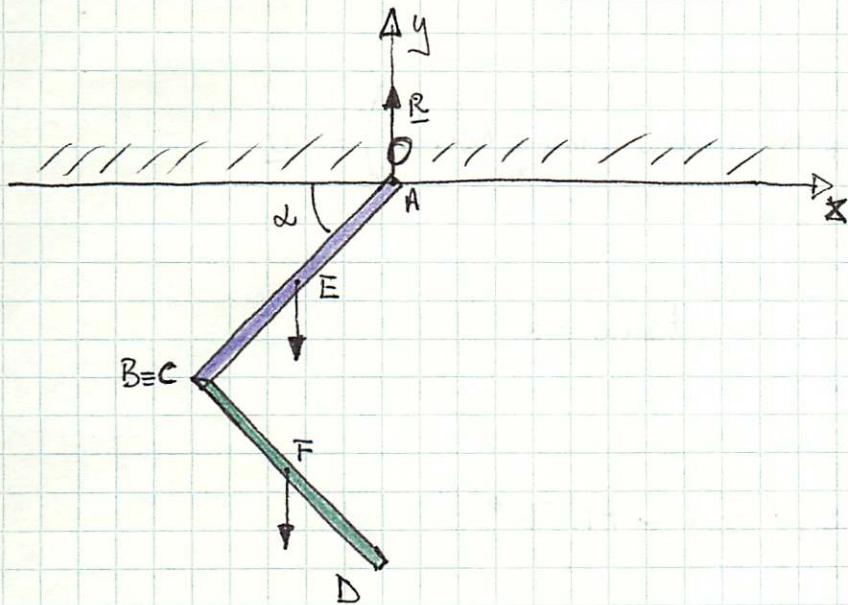


STATICA

DEI

SISTEMI RIGIDI

Due asti AB e CD omogenee, di lunghezza e massa uguali, sono saldate insieme agli estremi $B=C$ perpendicolarmente l'una all'altra. L'estremità A viene incernierato ad un punto O intorno al quale l'astro può ruotare senza attrito. Si calcoli il valore dell'angolo α formato da AB rispetto al piano orizzontale in condizioni di equilibrio.



zia la lunghezza delle asti ed m la loro massa.

Sul sistema rigido agiscono le forze esterne: le forze peso in E ed F e la reazione vincolare in O

All'equilibrio:

$$2mg + R = 0$$

$$\underline{E} \times mg + \underline{F} \times mg = 0$$

le prime fornisce $R_y = 2mg$ $R_x = R_z = 0$

Dalle seconde

$$\left(-\frac{l \cos \alpha}{2}, \frac{l \sin \alpha}{2}, 0 \right) \times (0, -g, 0) + \\ + \left(-l \cos \alpha + \frac{l \sin \alpha}{2}, l \sin \alpha - \frac{l \cos \alpha}{2}, 0 \right) \times (0, -g, 0) = 0$$

$$(0, 0, mg \frac{l \cos \alpha}{2} + mg l \cos \alpha - mg \frac{l \sin \alpha}{2}) = 0$$

$$3 \cos \alpha - \sin \alpha = 0 \quad \tan \alpha = 3$$

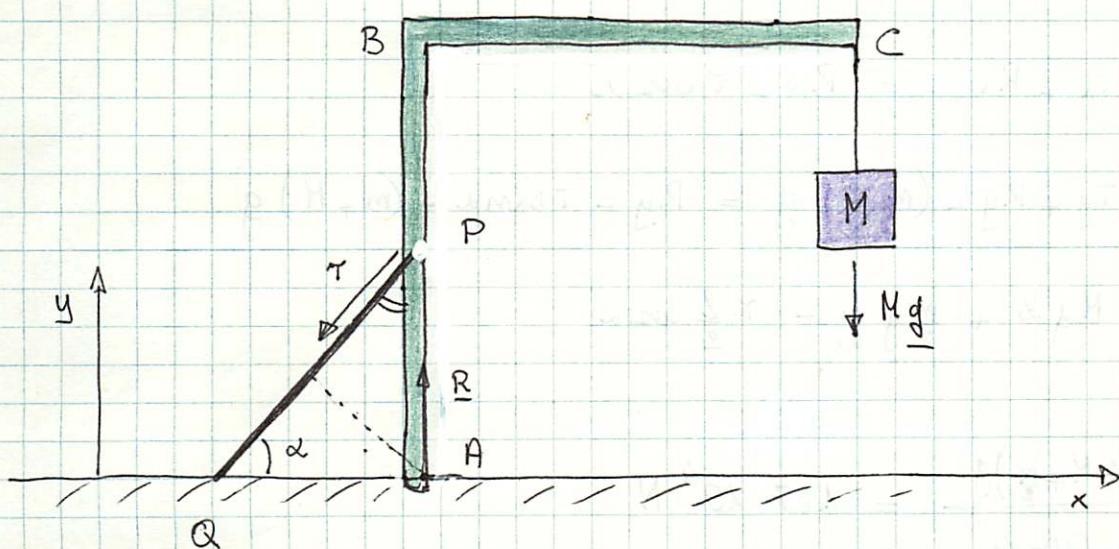
$$\alpha = \arctan 3 = 1.249 \text{ rad} = 71.56^\circ$$

La sbarra ABC in figura è incrinata

int

In C c'è oppure una molla $M = 400 \text{ Kg}$ ed in P c'è una corda che forma un angolo $\alpha = \frac{\pi}{3}$ con il piano orizzontale e sostiene la sbarra.

Se $\overline{AB} = \overline{BC} = 4 \text{ m} = l$ e $\overline{AP} = \frac{l}{2}$ ri calcoli la tensione τ della corda e le reazioni vincolari in A nel caso a) de la molla sulla sbarra sia trascurabile e b) la molla della sbarra (soggetto a tensione costante) valga $m = 100 \text{ Kg}$



a) Sul sistema ^{rigido} agiscono la forza peso Mg la tensione τ della corda e la reazione vincolare R . All'equilibrio le risultanti di queste forze ed i momenti risultanti sono nulli. Scelto l'asse perpendicolare per A per il calcolo dei momenti si ha:

$$0 = \tau_x + R_x = -\tau \cos \alpha + R_x$$

$$0 = \tau_y + R_y - Mg = -\tau \sin \alpha - Mg + R_y$$

$$0 = Mg l - \tau \frac{l}{2} \cos \alpha$$

$$\tau = \frac{2Mg}{\cos \alpha} = 1.57 \cdot 10^4 \text{ N}$$

$$R_x = \tau \cos \alpha$$

$$R_y = Mg + \tau \sin \alpha$$

$$R_x = 2Mg = 7.84 \cdot 10^3 N$$

$$R_y = Mg + 2Mg \tan \alpha = 1.75 \cdot 10^4 N$$

b)

in questo caso occorre considerare anche il peso della sbarra il cui momento rispetto ad A è:

$$M_A = \int_0^l \frac{m/2}{l} dx \cdot g \cdot x = \frac{m/2}{l} g \cdot \frac{l^2}{2} = \frac{mg}{2} \cdot \frac{l}{2}$$

$$\left\{ \begin{array}{l} 0 = \tau_x + R_x = R_x - \tau \cos \alpha \\ 0 = \tau_y + R_y - (m+M)g = R_y - \tau \sin \alpha - (m+M)g \end{array} \right.$$

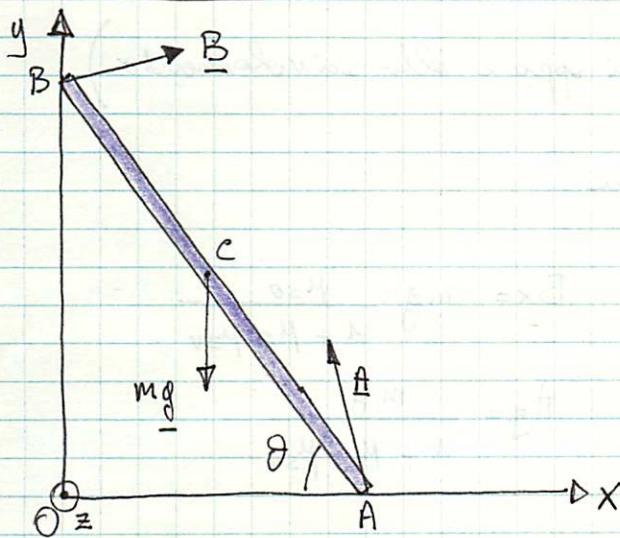
$$0 = Mg l + \frac{mg}{2} \frac{l}{2} - \tau \frac{l}{2} \cos \alpha$$

$$\tau = \frac{(2M + \frac{m}{2})g}{\cos \alpha} = 1.67 \cdot 10^4 N$$

$$R_x = \tau \cos \alpha = \left(2M + \frac{m}{2}\right)g = 8.33 \cdot 10^3 N$$

$$R_y = \tau \sin \alpha + (m+M)g = \left(2M + \frac{m}{2}\right)g \tan \alpha + (m+M)g = 1.94 \cdot 10^4 N$$

Una scela le cui masse è uniformemente distribuita lungo tutta la sua lunghezza poggia con una estremità su un piano orizzontale scorso ($\mu_{s0} = 0.2$) e con l'altra contro una parete verticale scolpita ($\mu_{sv} = 0.1$). Si determini l'angolo di minima inclinazione θ_{\min} che la scela deve formare con il piano orizzontale per non scivolare al moto.



Sono A e B le reazioni vincolari esercitate dai piani orizzontale e verticale; la forza peso anche ai fini del calcolo del momento può essere presa tutto concentrata nel centro di massa C (a metà scela).

All'equilibrio si ha:

$$A_x + B_x = 0$$

$$A_y + B_y - mg = 0$$

$$mg \frac{l}{2} \cos \theta - B_x l \sin \theta - B_y l \cos \theta = 0$$

essendo l la lunghezza della scela ed m la sua massa
e' avendo proiettato i momenti lungo l'asse parallelo a z

θ_{\min} è ottenuto quando le forze di attrito sono minime

$$A_x = -\mu_{so} A_y$$

$$B_y = \mu_{sv} B_x$$

(i segni sono tali che l'attrito si oppone allo scivolamento)

Dalle equazioni per le forze si ha

$$\begin{cases} -\mu_{so} A_y + B_x = 0 \\ A_y + \mu_{sv} B_x = mg \end{cases}$$

$$B_x = mg \frac{\mu_{so}}{1 + \mu_{so}\mu_{sv}}$$

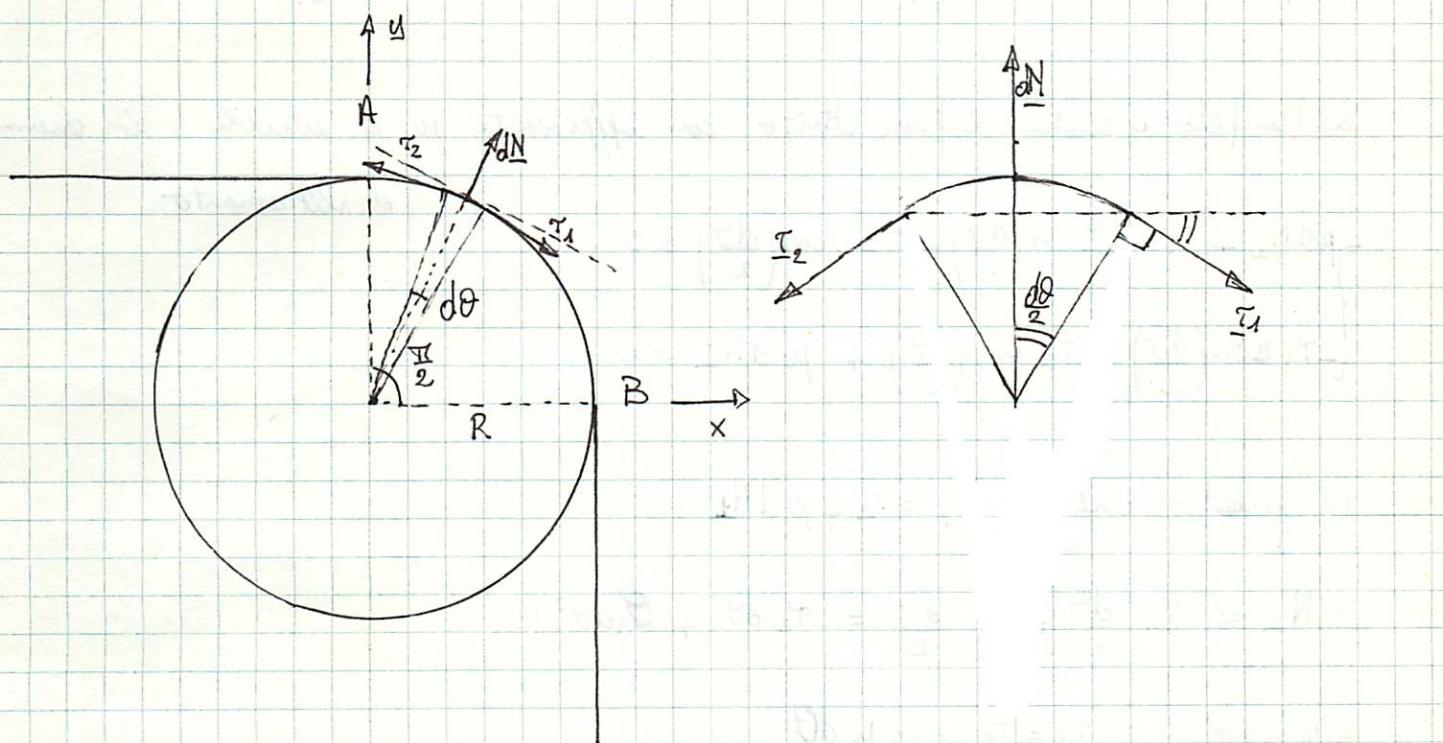
$$A_y = \frac{mg}{1 + \mu_{so}\mu_{sv}}$$

dell'equazione dei momenti:

$$\begin{aligned} \tan \theta_{\min} &= \frac{\frac{1}{2}mg - B_y}{B_x} = \frac{1 + \mu_{so}\mu_{sv}}{mg\mu_{so}} \left(\frac{1}{2}mg - mg \frac{\mu_{so}\mu_{sv}}{1 + \mu_{so}\mu_{sv}} \right) = \\ &= \frac{1 + \mu_{so}\mu_{sv}}{\mu_{so}} \frac{1 + \mu_{so}\mu_{sv} - 2\mu_{so}\mu_{sv}}{2(1 + \mu_{so}\mu_{sv})} = \\ &= \frac{1 - \mu_{so}\mu_{sv}}{2\mu_{so}} \end{aligned}$$

$$\theta_{\min} = \arctan \left(\frac{1 - \mu_{so}\mu_{sv}}{2\mu_{so}} \right) \simeq 68^\circ$$

Un filo di mera trascinabile oppoggiandosi intorno ad una ruota viene deviato di 90° . Se l'appoggio è privo di attrito notiamo che in condizioni di equilibrio la tensione varia lungo il filo e soltanto le forze da cui il filo è esposto sono parallele.



Si consideri il tratto di filo di lunghezza $ds = R d\theta$; su esso agiscono le due tensioni T_1 e T_2 e la reazione vincolare N delle ruote mordente del filo. All'equilibrio $dN + T_1 + T_2 = 0$

Proiettando lungo le direzioni radiale e tangente alle ruote:

$$dN - T_1 \cos\left(\frac{d\theta}{2}\right) - T_2 \sin\left(\frac{d\theta}{2}\right) = 0$$

$$T_1 \cos\left(\frac{d\theta}{2}\right) - T_2 \cos\left(\frac{d\theta}{2}\right) = 0$$

da cui $T_1 = T_2$ $dN = (T_1 + T_2) \frac{d\theta}{2}$

La tensione T lungo il filo non varia da A a B

$$N_x = \int_0^{\frac{\pi}{2}} dN_x = \int_0^{\frac{\pi}{2}} \tau d\theta \cos\theta = \tau$$

$$N = \sqrt{N_x^2 + N_y^2} = \sqrt{2} \tau$$

$$N_y = \int dN_y = \int_0^{\frac{\pi}{2}} \tau d\theta \sin\theta = \tau$$

le forze esercitate dal filo sulle ruote sono
e $(-N_x, -N_y)$

Se tra filo e ruota ci sono attrito con coefficiente μ si avrà in assenza di slittamento

$$\begin{cases} -\mu dN_L + \tau_1 \cos\left(\frac{d\theta}{2}\right) - \tau_2 \cos\left(\frac{d\theta}{2}\right) = 0 \\ -\tau_1 \sin\left(\frac{d\theta}{2}\right) - \tau_2 \sin\left(\frac{d\theta}{2}\right) + dN_L = 0 \end{cases}$$

in questo caso $\tau_1 = \tau_2 + \mu dN_L$

$$dN_L = \tau_1 \frac{d\theta}{2} + \tau_2 \frac{d\theta}{2} = \tau_2 d\theta + O(d\theta^2)$$

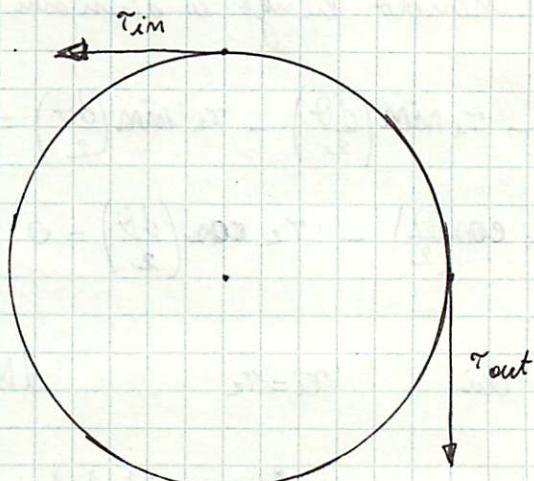
e quindi $\tau_1 = \tau_2 + \tau_2 \mu d\theta$

posto $\tau(\theta) = \tau_2$ e $d\tau = \tau_2 - \tau_1$ $d\tau = \mu \tau d\theta$

$$\frac{d\tau}{\tau} = \mu d\theta$$

$$\ln \frac{\tau_{out}}{\tau_{in}} = \mu \frac{\pi}{2}$$

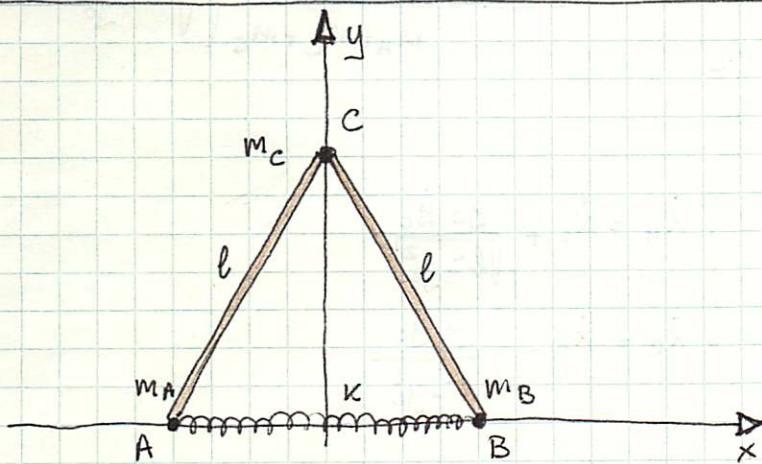
$$\tau_{out} = \tau_{in} e^{\mu \frac{\pi}{2}}$$



(1)

Due asti uguali, di lunghezza l e massa trascurabile, sono vincolate a muoversi in un piano verticale e sono incernierate tra loro ad un estremo C . Gli altri due estremi A e B , vincolati a muoversi lungo un'asse orizzontale, sono collegati da una molla di costante elastica k e lunghezza di riposo nulla.

Tre corpi puntiformi di masse m_A, m_B, m_C sono soldati ai vertici A, B e C . Trascurando tutti gli attriti si determini la minima altezza y_0 rispetto all'asse orizzontale del punto C nelle posizioni di equilibrio, l'intensità F_{\min} minima della forza diretta verso il basso da applicare a C ^{in questa posizione} affinché questo giunga sull'asse orizzontale, il corrispondente spostamento Δx_C lungo l'asse orizzontale ed il modulo delle velocità v_C .



Dati i vincoli il sistema ha due gradi di libertà effettivi ad esempio le coordinate x_C ed y_C di C

al $t=0$ $x_C = x_0 = 0$ e $y_C = y_0$ tale che il sistema sia in equilibrio

$$\text{energia del sistema} = U(y) = m_C g y + \frac{1}{2} k l^2 (l^2 - y_C^2)$$

$$\frac{dU}{dy_C} = m_C g - k l y_C = 0 \quad y_0 = \frac{m_C g}{4k} \quad (\text{se } m_C g \leq k l) \quad [\text{vedi p. 3-4}]$$

(2)

l'equilibrio in y_0 è instabile ($\frac{d^2M}{dy_c^2} = -\kappa_4 < 0$) per cui
 $F_{min} = 0$

Sul sistema agiscono solo forze esterne dirette lungo y
 (le tre forze peso e le reazioni vincolari (vincoli fissi)) a
 dunque la coordinate x del centro di massa rimane
 fisso nel passaggio di y_c da y_0 a 0:

$$x_{c.m.} = \frac{-m_A \sqrt{l^2 - y_0^2} + m_B \sqrt{l^2 - y_0^2} + m_c \cdot 0}{m_A + m_B + m_c} = \frac{m_A(\Delta x_c - l) + m_B(\Delta x_c + l) + m_c \Delta x_c}{m_A + m_B + m_c}$$

$$\Delta x_c = \frac{(m_B - m_A) \sqrt{l^2 - y_0^2} - (m_B - m_A) l}{m_A + m_B + m_c} = \frac{m_B - m_A}{m_A + m_B + m_c} \left(\sqrt{l^2 - y_0^2} - l \right)$$

$$\begin{cases} x_A = x_c - \sqrt{l^2 - y_c^2} \\ x_B = x_c + \sqrt{l^2 - y_c^2} \end{cases}$$

$$\begin{cases} \dot{x}_A = \dot{x}_c + \frac{y_c \ddot{y}_c}{\sqrt{l^2 - y_c^2}} \\ \dot{x}_B = \dot{x}_c - \frac{y_c \ddot{y}_c}{\sqrt{l^2 - y_c^2}} \end{cases}$$

$$\text{per } y_c = 0 \quad \dot{x}_A = \dot{x}_B = \dot{x}_c$$

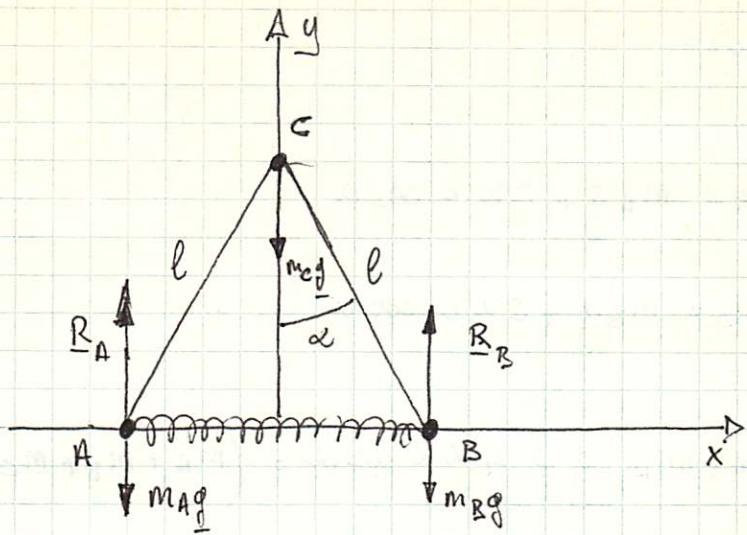
$$\text{ma } m_A \dot{x}_A + m_B \dot{x}_B + m_c \dot{x}_c = 0 \quad \text{quindi} \quad \dot{x}_A = \dot{x}_B = \dot{x}_c = 0$$

$v_c = \dot{y}_c$ si trova con la conservazione dell'energia

$$m_c g y_0 + \frac{1}{2} \kappa_4 (l^2 - y_0^2) = \frac{1}{2} m_c v_c^2 + \frac{1}{2} \kappa_4 l^2$$

$$v_c = \sqrt{\frac{2}{m_c} \left(m_c g y_0 - \frac{1}{2} \kappa_4 y_0^2 \right)} = \sqrt{\frac{m_c g^2}{4 \kappa_4}}$$

metodo delle forze



all'equilibrio $(m_A + m_B + m_C)g + R_A + R_B = 0$

$$R_A \neq R_B = (m_A + m_B + m_C)g$$

Poiché CB non ruota il momento delle forze interne ed esterne
per l'asse ortogonale a xy per C è nullo

$$0 = R_B l \sin \alpha - m_B g l \sin \alpha - \kappa_2 l \sin \alpha l \cos \alpha = \\ = l \sin \alpha (R_B - m_B g - 2 \kappa_2 l \cos \alpha)$$

Lo stesso cosa vale per AC

$$0 = l \sin \alpha (R_A - m_A g - 2 \kappa_1 l \cos \alpha)$$

1° soluz. $\alpha = 0$ $R_A + R_B = R = (m_A + m_B + m_C)g$

(4)

 ℓ^2 soluz.

$$R_A = m_A g + 2 \kappa l \cos \alpha$$

$$R_B = m_B g + 2 \kappa l \cos \alpha$$

$$(m_A + m_B)g + 4 \kappa l \cos \alpha = (m_A + m_B + m_C)g$$

$$y_0 = l \cos \alpha \quad y_0 = \frac{m_C g}{4 \kappa}$$

$$R_A = \left(m_A + \frac{1}{2} m_C \right) g$$

$$R_B = \left(m_B + \frac{1}{2} m_C \right) g$$

$$y_C(\alpha) = l \cos \alpha \quad U(\alpha) = m_C g l \cos \alpha + \frac{1}{2} \kappa (l \sin \alpha)^2$$

$$\frac{\partial U}{\partial \alpha} = -m_C g l \sin \alpha + 4 \kappa l^2 \sin \alpha \cos \alpha = l \sin \alpha (4 \kappa l \cos \alpha - m_C g)$$

$$\frac{\partial^2 U}{\partial \alpha^2} = l \cos \alpha (4 \kappa l \cos \alpha - m_C g) - 4 l^2 \sin^2 \alpha \kappa$$

$$\frac{\partial U}{\partial \alpha} = 0 \quad \alpha = 0 \text{ sempre}, \quad \cos \alpha = \frac{m_C g}{4 \kappa l} \quad \text{re } m_C g < 4 \kappa l, \quad \alpha = \pi \text{ sempre}$$

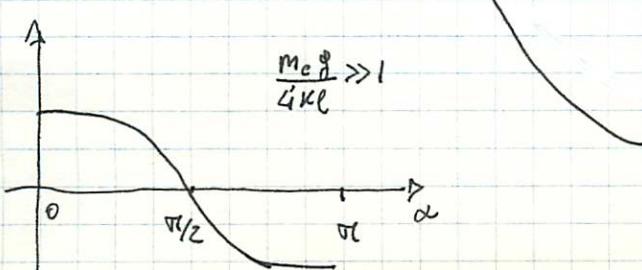
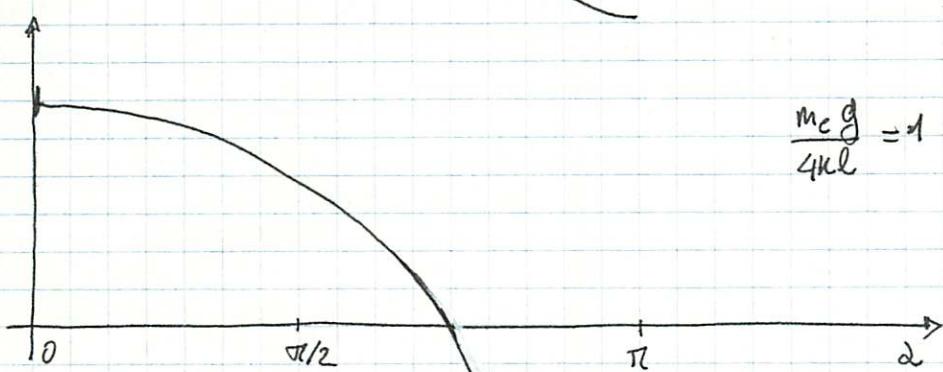
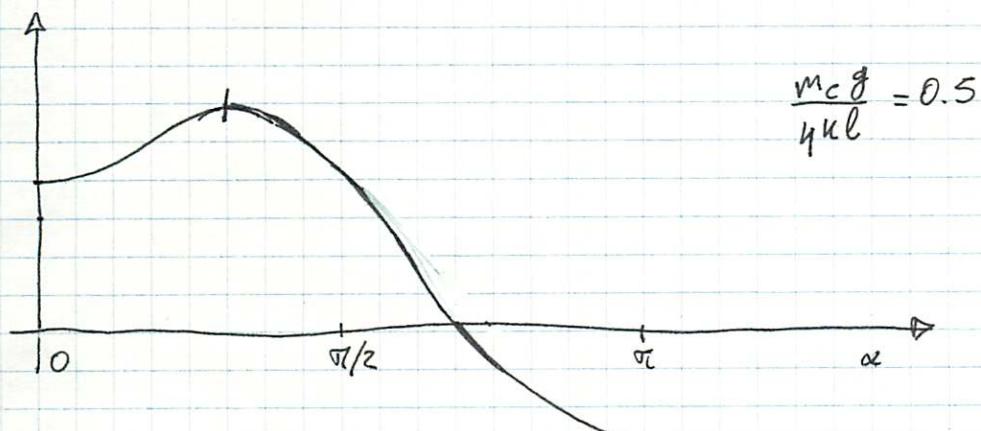
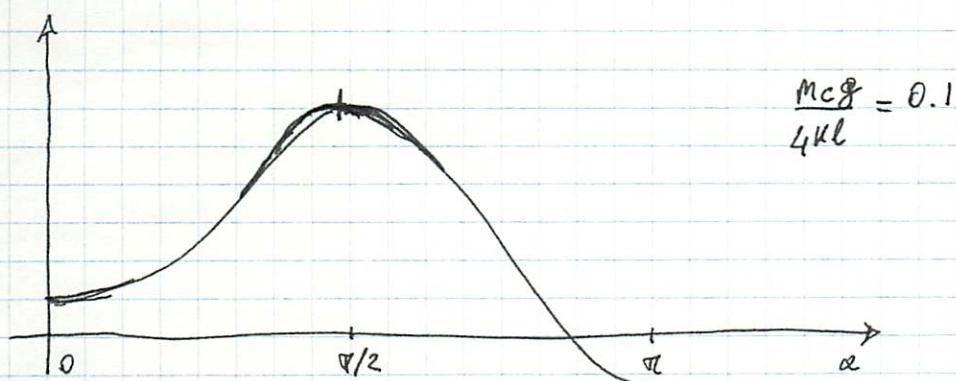
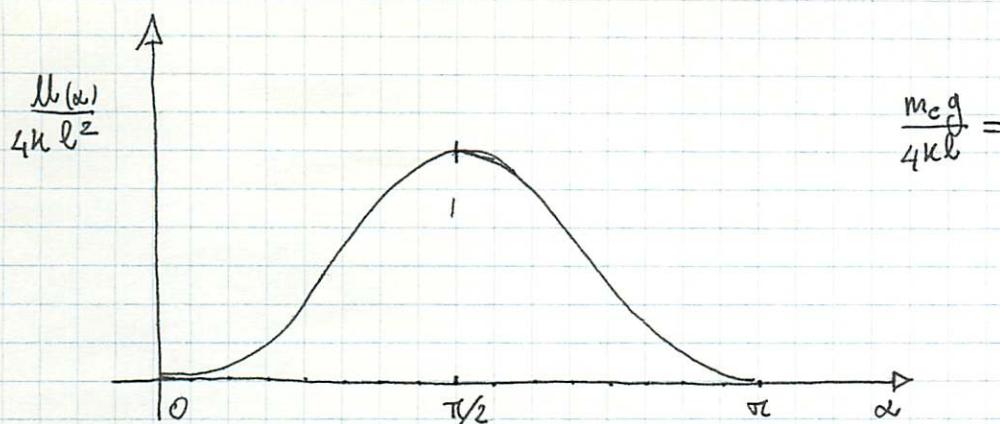
$$\left. \frac{\partial^2 U}{\partial \alpha^2} \right|_{\alpha=0} = l (4 \kappa l - m_C g) \quad \begin{cases} \text{stabile} & \text{re } 4 \kappa l > m_C g \\ \text{instabile} & \text{re } 4 \kappa l < m_C g \end{cases}$$

$$\left. \frac{\partial^2 U}{\partial \alpha^2} \right|_{\alpha=\arccos\left(\frac{m_C g}{4 \kappa l}\right)} = -4 \kappa l^2 \sqrt{1 - \left(\frac{m_C g}{4 \kappa l}\right)^2} < 0 \quad \text{instabile}$$

$$\left. \frac{\partial^2 U}{\partial \alpha^2} \right|_{\alpha=\pi} = +l (4 \kappa l + m_C g) > 0 \quad \text{stabile}$$

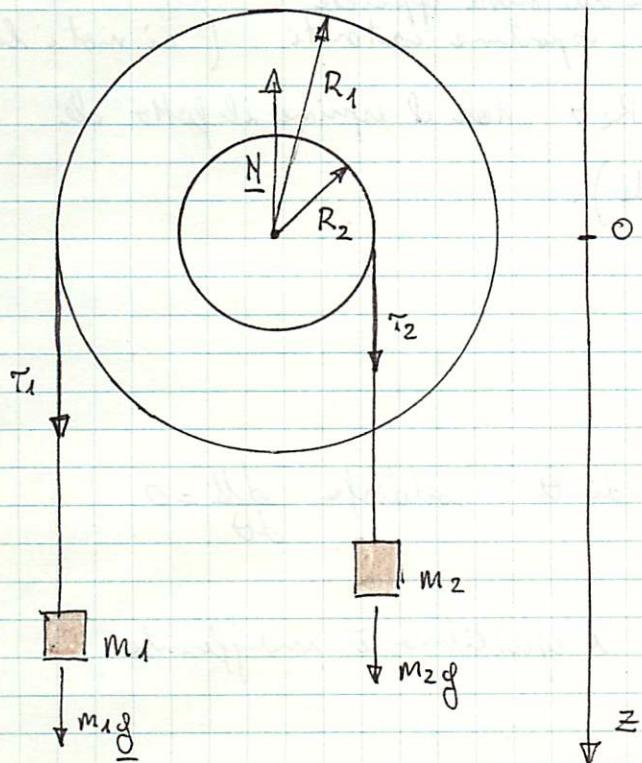
(5)

$$M(\alpha) = 4kl^2 \left(\frac{1}{2} \sin^2 \alpha + \frac{mcg}{4kl} \cos \alpha \right)$$



massimo: $\alpha = \arccos \left(\frac{mcg}{4kl} \right)$

Due ruote coassiali di raggi R_1 ed R_2 rigidamente collegate fra loro sono vincolate a ruotare intorno al loro asse comune orizzontale. Attorno alle ruote sono avvolti due fili alle cui estremità libere pendono due masse m_1 ed m_2 . Trascurando la massa dei fili, svolti inversi opposti, trovare la relazione tra m_1 ed m_2 affinché il sistema sia in equilibrio e discutere la stabilità.



Sulle ruote agiscono le tensioni dei fili τ_1 e τ_2 e la reazione vincolare N sull'asse di rotazione; poiché il momento di N rispetto all'asse di rotazione è nullo, all'equilibrio si ha

$$\tau_1 R_1 - \tau_2 R_2 = 0 \quad \text{e} \quad N - \tau_1 - \tau_2 = 0 \quad m_2$$

$$\tau_1 = m_1 g \quad \tau_2 = m_2 g \quad \text{cioè}$$

$$\frac{m_1}{m_2} = \frac{R_2}{R_1}$$

$$N = (m_1 + m_2) g$$

Se $\frac{m_1}{m_2} = \frac{R_2}{R_1}$ tutte le posizioni delle coppie di ruote sono

di equilibrio e l'equilibrio è indifferente.

Ciò però avviene ricavato con il metodo dell'energia potenziale:

$$U(\theta) = -m_1 g (z_0 + R_1 \theta) - m_2 g (z_0 - R_2 \theta) = -m_1 g z_1 - m_2 g z_2$$

essendo θ l'angolo di rotazione delle ruote rispetto ad un raggio di
riferimento e z_0 la quota delle due mose opposte
(si noti la
differenza di segno $+R_1 \theta - R_2 \theta$ tale esprime il fatto che
se una mose sale l'altra scende).

$$\frac{dU}{d\theta} = -m_1 g R_1 + m_2 g R_2 = 0$$

$$\text{se } \frac{m_1}{m_2} = \frac{R_2}{R_1} \quad \text{ogni valore di } \theta \text{ soddisfa } \frac{dU}{d\theta} = 0$$

poiché $\frac{dU}{d\theta} = \text{costante}$ l'equilibrio è indifferente

Se le corde avessero mose non trasandabili dette μ_1 e μ_2 le
rispettive durate lineari di mose si avrebbe:

$$U(\theta) = -m_1 g (z_0 + R_1 \theta) - \mu_1 g \frac{1}{2} (z_0 + R_1 \theta)^2 - m_2 g (z_0 - R_2 \theta) - \mu_2 g \frac{1}{2} (z_0 - R_2 \theta)^2$$

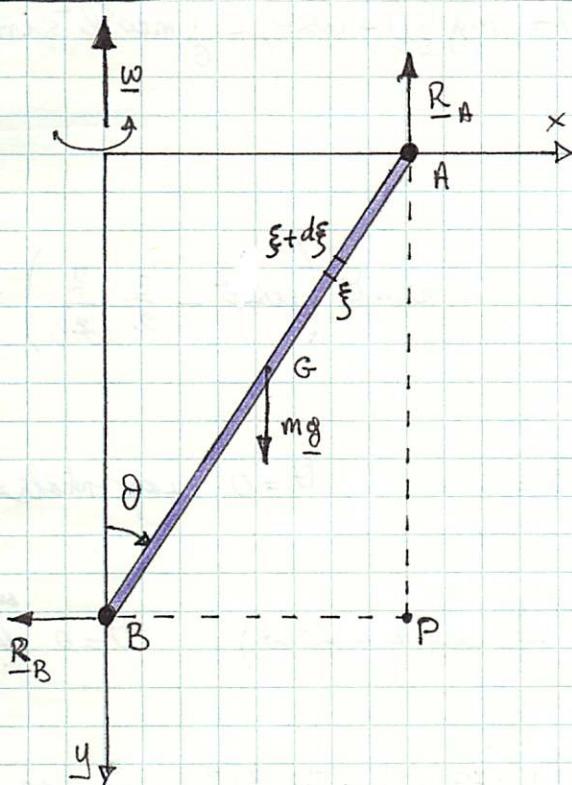
$$\frac{dU}{d\theta} = -m_1 g R_1 - \mu_1 z_1 g R_1 + m_2 g R_2 + \mu_2 z_2 g R_2$$

$$\frac{d^2U}{d\theta^2} = -\mu_1 g R_1^2 - \mu_2 g R_2^2 < 0$$

per $\frac{m_1}{m_2} = \frac{R_2}{R_1}$ si avrebbe equilibrio solo per $\mu_1 z_1 R_1 = \mu_2 z_2 R_2$

cioè $\frac{\mu_1 z_1}{\mu_2 z_2} = \frac{R_2}{R_1}$ e l'equilibrio sarebbe instabile

Gli estremi di una asta omogenea di massa m e lunghezza $= 1 \text{ kg}$
 $b = 80 \text{ cm}$ sono vincolati a muoversi lungo due guida rettilinee
 linee e ortogonali fra loro. Una guida si trova in posizione
 verticale e l'altra ruota attorno alle prime con velocità angolare
 costante $\omega = 8 \text{ rad.s}^{-1}$. Si determini l'angolo θ che l'asta
 forma con la verticale e le reazioni dei vincoli all'equilibrio



Nel sistema di riferimento $x-y$ solidali alle due guida le forze
 esterne agenti sull'asta sono le forze peso, le reazioni vincolari
 in A e B (ortogonali alle guida), le forze centrifuge $[\underline{\omega} \times (\underline{\omega} \times \underline{r})]$

All'equilibrio ($\omega = \text{costante}$) la somma delle forze e il risultante
 dei momenti rispetto ad un punto qualsiasi devono annullarsi.

Scelto come polo P (così che le reazioni vincolari non contribuiscono)

si ha

$$m\underline{g} + \underline{R}_A + \underline{R}_B + \hat{\underline{x}} \int_0^l \omega^2 \xi \sin \theta \frac{d\xi}{\ell} m = 0$$

$$-m\underline{g} \frac{l}{2} \sin \theta + \int_0^l \omega^2 \xi \sin \theta \frac{d\xi}{\ell} m \xi \cos \theta = 0$$

avendo proiettato i momenti null' ore per P ortogonale ad xy

$$\begin{cases} -R_B + \omega^2 \frac{m}{l} \sin\theta \frac{1}{2} l^2 = 0 \\ -R_A + mg = 0 \\ -mg \frac{l}{2} \sin\theta + \omega^2 \frac{m}{l} \sin\theta \cos\theta \frac{1}{3} l^3 = 0 \end{cases}$$

$\uparrow \quad -\frac{\partial M}{\partial \theta} = 0 \quad M(\theta) = mg \frac{l}{2} (1 - \cos\theta) - \frac{1}{6} m \omega^2 l^2 \sin^2 \theta$

$$\sin\theta \cos\theta = \frac{3}{2} \frac{g}{\omega^2 l} \sin\theta$$

$$\sin\theta \left(\cos\theta - \frac{3}{2} \frac{g}{\omega^2 l} \right) = 0$$

$$\text{se } \frac{3}{2} \frac{g}{\omega^2 l} > 1 \quad \sin\theta = 0$$

$$\theta = 0 \quad \text{eq. STABILE}$$

$$\text{se } \frac{3}{2} \frac{g}{\omega^2 l} \leq 1 \quad (\text{come nel caso numerico}) \quad \theta = 0 \quad \text{eq. INSTABILE} \quad R_B = 0$$

$$R_A = mg = 9.8 N$$

$$\theta = \arccos \left(\frac{3}{2} \frac{g}{\omega^2 l} \right) \approx 1.279 \text{ rad} = 73.31^\circ$$

$$R_A = mg = 9.80 N$$

eq. STABILE

$$R_B = \frac{1}{2} m \omega^2 l \sin\theta = 24.52 N$$

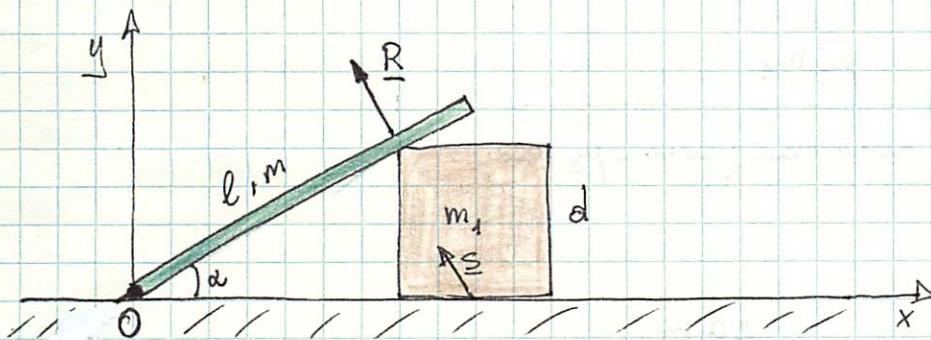
Nota che momento forza peso = $\underline{P_G} \times \underline{m g}$ ma

momento forza centrifuga $\neq \underline{P_G} \times \underline{\text{forza centrifuga}}$

Una tavola sottile di massa m e lunghezza l è incorniciata ad un estremo ad un'area orizzontale e oppoggiata allo spigolo di un blocco cubico di lato $d = l/2$ e massa $m_1 = 1 \text{ kg}$

Il blocco poggia su un piano orizzontale con coefficiente di attrito statico $\mu_s = 0.2$ e tutti gli altri attriti sono trascurabili.

La tavola è inclinata di $\alpha = 30^\circ$ rispetto all'orizzontale e la reazione R esercitata dal blocco è perpendicolare alla tavola. Si calcoli il valore m_{\max} di m affinché la posizione sia di equilibrio.



Detto S la tensione vincolare offerta dal piano ^{su} m_1 , si ha:

$$0 = R \sin \alpha + S_x$$

$$0 = -m_1 g + S_y - R \cos \alpha$$

per l'equilibrio delle tavole, la somma dei momenti rispetto all'area passante per O è nulla (essendo $\sum F=0$ il polo è arbitrario)

$$0 = mg \frac{l}{2} \cos \alpha - R \cdot \frac{d}{\sin \alpha}$$

$$R = \frac{mg}{2d} \sin\alpha \cos\alpha$$

$$S_y = m_1 g + R \cos\alpha = m_1 g + mg \frac{l}{2d} \sin\alpha \cos^2\alpha$$

$$S_x = -R \sin\alpha$$

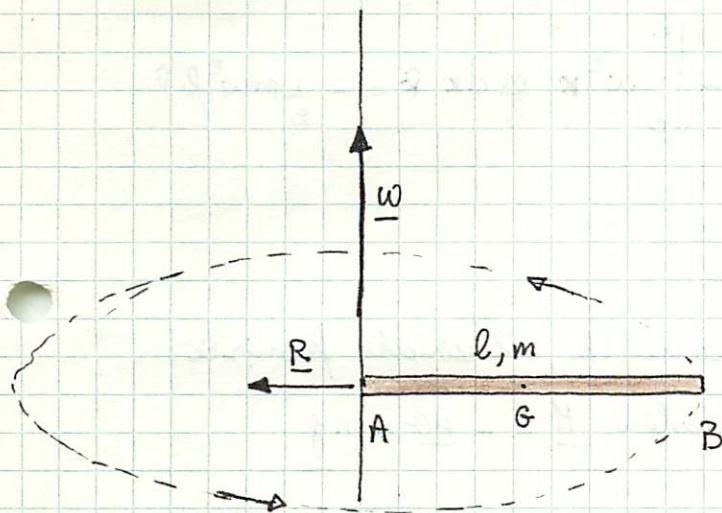
$$|S_x| \leq \mu_s |S_y|$$

$$mg \frac{l}{2d} \sin^2\alpha \cos\alpha \leq \mu_s m_1 g + \mu_s mg \frac{l}{2d} \sin\alpha \cos^2\alpha$$

$$m \leq \frac{\mu_s m_1}{\frac{l}{2d} \sin\alpha \cos\alpha (\sin\alpha - \mu_s \cos\alpha)}$$

$$m_{max} = m_1 \frac{\frac{2d\mu_s}{l \sin\alpha \cos\alpha (\sin\alpha - \mu_s \cos\alpha)}}{} = 0.707 \text{ kg}$$

Una sbarra AB omogenea di lunghezza l e massa m è vincolata a ruotare attorno ad un asse ad essa perpendicolare passante per A, ruota con velocità ω costante. Calcolare le quantità di moto del sistema e la reazione vincolare in A trascurando il peso delle sbarre.



$$\underline{P} = \int \underline{v} dm = m \underline{v}_G \quad G = \text{centro di massa}$$

G è metà tra A e B (sbarra omogenea) e descrive una traiettoria circolare di raggio $\frac{l}{2}$ a velocità angolare costante ω :

$$\underline{v}_G = \underline{\omega} \times \underline{AG} \quad |\underline{v}_G| = \omega \frac{l}{2}$$

$$\underline{P} = m \underline{\omega} \times \underline{AG}$$

$$\begin{aligned} \underline{P}_{\text{esterna}} &= \underline{R} = \frac{d}{dt} \underline{P} = m \cancel{\frac{d \underline{\omega}}{dt} \times \underline{AG}} + m \underline{\omega} \times \cancel{\frac{d \underline{AG}}{dt}} = \\ &= m \underline{\omega} \times \underline{v}_G = m \underline{\omega} \times (\underline{\omega} \times \underline{AG}) \end{aligned}$$

$$\underline{A} \times (\underline{B} \times \underline{C}) = (\underline{A} \cdot \underline{C}) \underline{B} - (\underline{A} \cdot \underline{B}) \underline{C}$$

$$\underline{R} = -m\omega^2 \underline{AG}$$

$$|\underline{R}| = m\omega^2 \frac{l}{2}$$

si mette $\underline{R} = -$ risultante forze centrifughe =

$$= - \int \omega^2 r dm = - \int_0^l \omega^2 \star \frac{m}{l} dx \hat{x} = - \frac{1}{2} m \omega^2 l \hat{v}$$

Se il peso delle sbarre non è trascurabile il vincolo fornisce
oltre ad $\underline{R} = -m\omega^2 \underline{AG} - mg$
 \underline{M} un momento vincolare

supponendo che il vincolo sia realizzato mediante un albero rotante
due cuscinetti a distanza $\frac{d}{2}$ da A il momento
vincolare corrisponde a due forze \underline{R}_1 ed \underline{R}_2 come in figura

$$\text{con } |\underline{R}_1| = |\underline{R}_2| = \frac{1}{2} \frac{|\underline{M}|}{d/2} = \frac{1}{2} \frac{l}{2} \frac{mg}{d}$$

