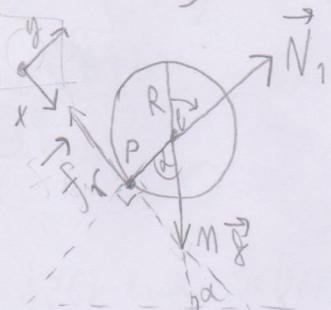
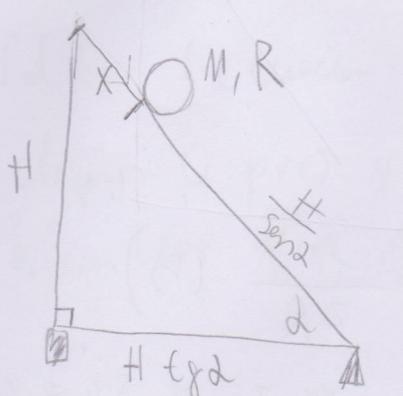


PA

DCL Ø

→ Descomponer & respecto  
e mis ejes

$$M\ddot{\gamma} = Mg \begin{bmatrix} \sin \alpha \\ -\cos \alpha \end{bmatrix}$$



$$\sum \vec{F} = M\ddot{\vec{e}}$$

$$\rightarrow \begin{bmatrix} 0 \\ N_1 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} -f_r \\ 0 \end{bmatrix} + Mg \begin{bmatrix} \sin \alpha \\ -\cos \alpha \end{bmatrix} = M \begin{bmatrix} ex \\ ey \end{bmatrix}$$

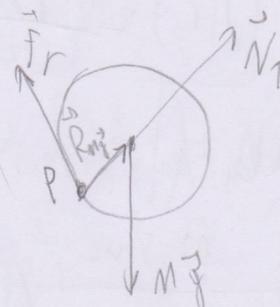
→ ex = 0, p'rs el aro solo se mueve en x

y:  $\rightarrow \boxed{N_1 = Mg \cos \alpha} \quad (1)$

x:  $\rightarrow Mg \sin \alpha - f_r = Ma_x \quad (2)$

→ evaluar torque respecto a P:

$$\sum \vec{T} = \vec{L}_p \rightarrow \vec{R}_{N_1} \times Mg \vec{j} + \vec{R}_{f_r} \times f_r \vec{i} + \vec{R}_{N_1} \times N_1 \vec{i} = \vec{L}_p$$



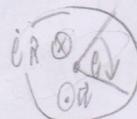
$$\rightarrow \vec{L}_p = Mg \begin{bmatrix} 0 \\ R \end{bmatrix} \times \begin{bmatrix} \sin \alpha \\ -\cos \alpha \end{bmatrix} = Mg \begin{bmatrix} 0 \\ R \sin \alpha \\ -R \cos \alpha \end{bmatrix} = -MgR \sin \alpha \vec{k} \quad (3)$$

→ Observación importante:  $\vec{L}_p = \vec{W} I_p \neq \vec{I}_p \vec{k}$

¿Por qué? El eje está definido horizontalmente (crece en x)

→ Veamos el signo de  $\vec{k}$

→ S:  $\dot{\theta} > 0$ , apunta hacia la derecha,



pero este rotando positivamente  $\rightarrow \vec{W}$  sale de la derecha

→ Como  $||\vec{W}|| = |\dot{\theta}|$ , entonces  $\vec{W} = -\dot{\theta} \vec{k}$

$$\vec{L}_p = \vec{W} I_p = -\dot{\theta} I_p \vec{k} \rightarrow \boxed{\vec{L}_p = -\dot{\theta} I_p R} \quad (4)$$

$$\rightarrow N_3 - M_y \text{Cor} + S_{ax} + M_y \text{Sen} + C_{ax} = 0 \rightarrow \left| N_3 = \frac{M_f \text{Cor} + S_{ax}}{2} = \frac{M_y \text{Sen}(22)}{4} \right|$$

$$\rightarrow N_2 + N_4 - M_y \frac{\text{Cor}^2}{2} - \frac{M_y S_{ax}^2}{2} = 0 \quad (7)$$

�ete la ecuación:  $\vec{z}_{\text{neto}} = 0$

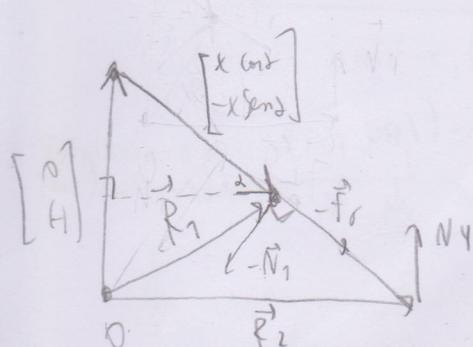
→ elegir 0 pres No fuer error saber Nodos de  $\vec{N}_3$ , y Si lo queremos en control  $\vec{N}_4$ , tiempo de  $\vec{N}_2$ .

$$\vec{R}_1 = \begin{bmatrix} x_{Gx2} \\ H - x_{Sen2} \end{bmatrix}, \quad \vec{R}_2 = \begin{bmatrix} H/Ey2 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$\text{en: } \vec{z}_{\text{neto}} = \vec{z}_{-N_1} + \vec{z}_{N_2}^0 + \vec{z}_{N_3} + \vec{z}_{N_4} + \vec{z}_{Fr}$$

$$= \vec{R}_1 \times (-\vec{N}_1) + \vec{R}_2 \times \vec{N}_4 + \vec{R}_1 \times (-\vec{F}_r)$$

$$= \begin{bmatrix} x_{Gx2} \\ H - x_{Sen2} \end{bmatrix} \times \left( M_y \frac{\text{Cor}^2}{2} \begin{bmatrix} \text{Sen} \\ -\text{Cor} \end{bmatrix} + \frac{M_y S_{ax}^2}{2} \begin{bmatrix} \text{Cor} \\ -\text{Sen} \end{bmatrix} \right) + \underbrace{N_4 H/Ey2}_{\vec{z}_{N_4}}$$



$$\vec{F}_M = \begin{bmatrix} x_{Gx2} & x_{Gx2} \\ H - x_{Sen2} & H - x_{Sen2} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix} = \frac{N_4 H}{Ey2} \begin{bmatrix} 1 & 1 \\ 1 & 1 \end{bmatrix} (H - x_{Sen2})$$

$$= M_y \left( -x_{Cor} \left( \frac{\text{Cor}^2}{2} + \frac{S_{ax}^2}{2} \right) + (H - x_{Sen}) \left( \frac{S_{ax} \text{Cor}}{2} \right) \right) \vec{R} + \frac{N_4 H}{Ey2} \vec{R}$$

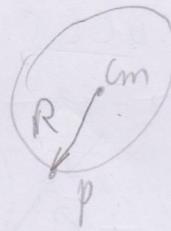
$$= M_y \left( -x_{Cor}^3/2 - x_{Cor} S_{ax}^2/2 + \frac{H S_{ax} \text{Cor}}{2} - x_{Sen}^2 \text{Cor} \right) \vec{R} + \frac{N_4 H}{Ey2} \vec{R}$$

$$= M_y \left( -x_{Cor}^3/2 - x_{Cor} S_{ax}^2/2 + H S_{ax} \text{Cor}/2 \right) \vec{R} + \frac{N_4 H}{Ey2} \vec{R} = 0$$

$$\rightarrow M_{qy} = M_y \left( x_{Cor}^3/2 + x_{Cor} S_{ax}^2/2 + H S_{ax} \text{Cor}/2 \right) \cdot \frac{Ey2}{H}$$

$$= M_y \left( x_{Cor} - \frac{H S_{ax} \text{Cor}}{2} \right) \cdot \frac{S_{ax}^2}{H \text{Cor}} = M_y \left( \frac{x_{Sen}}{H} - \frac{S_{ax}^2}{2} \right) \cdot \frac{S_{ax}^2}{H}$$

$$(4) \rightarrow -Mg R \sin \theta \hat{R} = -I \ddot{\theta} \hat{R}$$



Como  $I_{cm} = MR^2$ , por steiner

$$I_p = I_{cm} + MR^2 = 2MR^2$$

$$\therefore +I \cdot 2MR^2 \ddot{\theta} = Mg R \sin \theta \hat{R} \rightarrow \ddot{\theta} = \frac{g \sin \theta}{2R} \quad (5)$$

→ Condición de rodadura. Si  $\dot{\theta}$  es constante, el carro avanza  $\rightarrow R\dot{\theta} = ax$

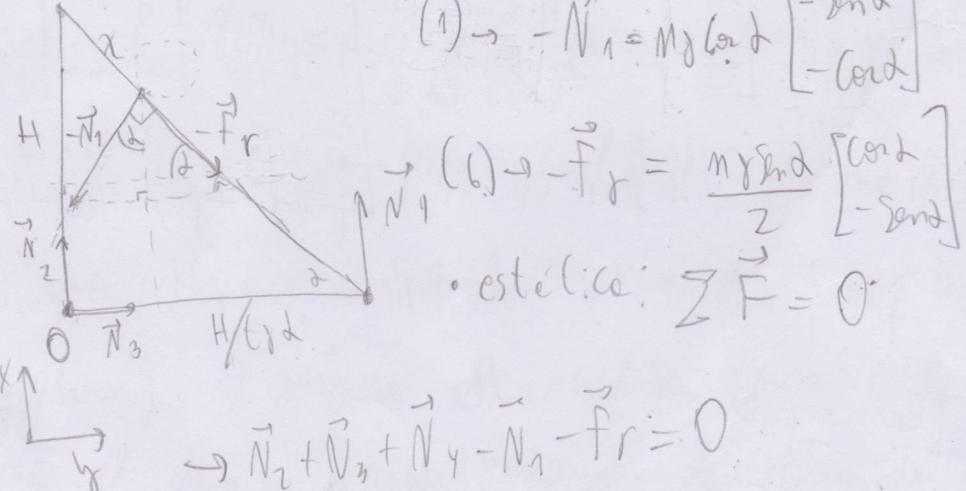
$$(2) \rightarrow Mg \sin \theta - F_r = MR \ddot{\theta} \stackrel{(5)}{=} MR \frac{g \sin \theta}{2R} = \frac{Mg \sin \theta}{2}$$

$$\rightarrow F_r = \frac{Mg \sin \theta}{2} \quad (6)$$

• Faltan las fuerzas que ejercen los soportes sobre el prisma

DCL prisma, ~~conociendo x~~ como la distancia recorrida por el carro → Descomponiendo fuerzas,

$$(1) \rightarrow -\vec{N}_1 = Mg \cos \theta \begin{bmatrix} \text{-Sens} \\ \text{-Cord} \end{bmatrix}$$



• La fuerza ejercida por el topo izquierdo se puede descomponer en fuerzas perpendiculares entre sí.

$$\rightarrow \begin{bmatrix} 0 \\ N_2 \end{bmatrix} + -\begin{bmatrix} N_3 \\ 0 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 \\ N_4 \end{bmatrix} + Mg \cos \theta \begin{bmatrix} \text{-Sens} \\ \text{-Cord} \end{bmatrix} + \frac{Mg \sin \theta}{2} \begin{bmatrix} \text{Cord} \\ \text{-Sens} \end{bmatrix} = 0$$

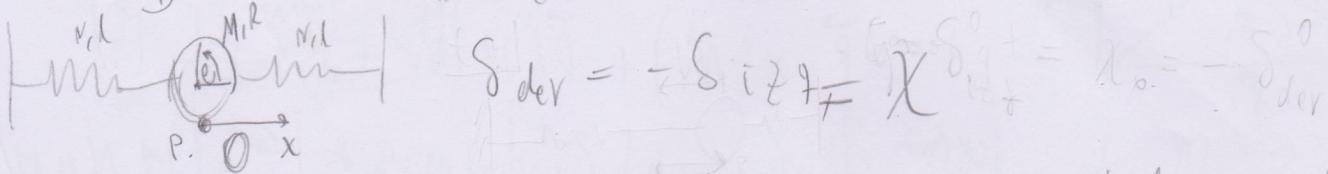
$$(7) \rightarrow N_2 = Mg \left( \omega^2 l + \frac{\dot{\theta}^2 l}{2} \right) - Mg \left( \frac{X_{\text{Send}}}{H} + \frac{\dot{\theta}^2 l}{2} \right)$$

$$= Mg \left( \frac{(\omega^2 l + \dot{\theta}^2 l)}{2} - \frac{X_{\text{Send}}}{H} \right) = \frac{Mg}{H} \left( 1 - \frac{X_{\text{Send}}}{l + H} \right)$$

$$= \frac{Mg}{2} - \frac{Mg}{H} \frac{X_{\text{Send}}}{l + H}$$

P2)  $V_0$  inicial, posición inicial  $X_0$  en el centro.

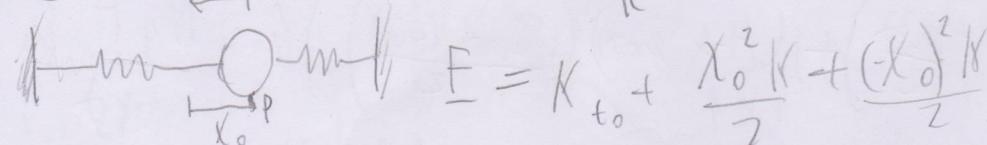
Dado fijo en  $S$  como la elongación de la resorte entre



$$S_{\text{der}} = -S_{\text{izq}} = X_0 = -S_{\text{der}}$$

Usar energía, recordemos que  $W_{\text{reco}} = 0$  para rodadura perfecta, pues cuando hay reposo instantáneo, así, calculamos la energía para el instante inicial:

$$t_0 \quad V_0 \rightarrow W_0 = \frac{V_0}{R}$$



$$E = K_{t_0} + \frac{\chi_0^2 K + (-\chi_0)^2 K}{2}$$

→ Para obtener  $K_{t_0}$ , recordemos que, en torno a P, el movimiento del resorte es puramente rotacional.  $\rightarrow K_{t_0} = \frac{I_p \omega_0^2}{2}$ ,  $I_p = I_o + M R^2 = 2 M R^2$

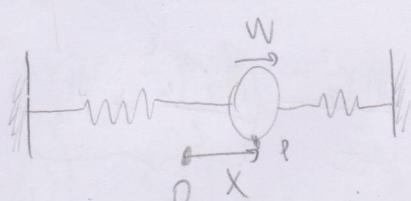
$$\text{entonces } E = \frac{2 M R^2}{2} \cdot \frac{V_0^2}{R^2} + \chi_0^2 K = M V_0^2 + \chi_0^2 K \quad (1)$$

en el instante de máxima compresión, se tiene que la velocidad angular y lineal son 0 (primera derivada de la posición). en, sólo los resortes contribuyen a la energía,

$$\rightarrow \frac{S_{\max}^2 K}{2} = E = \frac{M V_0^2}{2} + X_0^2 N \rightarrow \left\{ \begin{array}{l} S_{\max}^2 = \frac{M V_0^2}{N} + X_0^2 \end{array} \right. \quad (1)$$

→ Para encontrar  $X_{\max}$ , mejoramos la otra expresión para  $\dot{x}$  y multiplicarla por ( $\dot{x}=0$ )  $S_{\text{izq}}=X$ ,  $S_{\text{der}}=-X$

instante arbitrario.



$$E = \frac{I_p \dot{\theta}^2}{2} + \frac{S_{\text{izq}} N}{2} + \frac{S_{\text{der}} N}{2} \quad (2)$$

$$= M \dot{\theta}^2 + X^2 N / d$$

$$I_p = 2MR^2$$

$$\dot{\theta} = \frac{V}{R} = \frac{\dot{x}}{R}$$

$$\text{Con } E \text{ (de } (2) \text{), } M V^2 + X^2 N + 2 M R \dot{x} \ddot{x} + 2 M R \dot{x} \ddot{\theta} = M V^2 + X^2 N + 2 M R \dot{x} \ddot{x} + 2 M R \dot{x} \ddot{x} = M V^2 + X^2 N + 4 M R \dot{x} \ddot{x}$$

$$\text{Entonces } 0 = 2 M \dot{x} \ddot{x} + 2 X \dot{x} \ddot{\theta}, \dot{x} = 0 \rightarrow$$

$$0 = X \dot{x} \ddot{\theta} \rightarrow X = 0 \quad \checkmark \quad \dot{x} = 0$$

→  $0 = 2 X \dot{x} \ddot{x}$  teniendo este extrema, posición máxima

imponiendo  $X=0$  en (2), sabremos que entonces  $\dot{x} = X_{\max}$

$$\text{Con } E = \frac{M V_0^2}{2} + X_0^2 N = \frac{M X_{\max}^2}{2} \rightarrow \left\{ \begin{array}{l} X_{\max}^2 = V_0^2 + X_0^2 \frac{N}{M} \end{array} \right. \quad (2)$$

P3] • Se pide que  $M = M' + M_{\text{equijero}}$ , con  $M_{\text{equijero}}$  la masa que se quita al hacer el equijero. Tenemos que

$$M_{\text{equijero}} = P_{\text{disco}} \cdot \pi r_2^2, \text{ y la } P_{\text{disco}} = \frac{M}{\pi r_1^2} \rightarrow M_{\text{eq.}} = \frac{M}{\pi r_1^2} \cdot \pi r_2^2 \\ \rightarrow M' = M - M \left( \underbrace{\frac{r_2^2}{r_1^2}}_{M_{\text{eq.}}} \right) = M \left( 1 - \left( \frac{r_2}{r_1} \right)^2 \right) \\ = M \left( \frac{r_1^2 - r_2^2}{r_1^2} \right) \quad (1)$$

\* Recuérdese: el momento de Inercia es una propiedad aditiva, por lo tanto

$$I_{\text{pale}}^o + I_{\text{equijero}}^o = I_{\text{disco}}^o \rightarrow I_{\text{pale}}^o = \frac{M r_1^2}{2} - \left( \frac{M r_2^2}{2} + M_{\text{eq.}} s^2 \right)$$

$$\begin{aligned} \text{Con equijero} &= \frac{M r_1^2}{2} - M \left( \frac{r_2}{r_1} \right)^2 \left( \frac{r_2^2}{2} + s^2 \right) \quad | \quad I_{\text{disco}} = I_{\text{pale}} + I_{\text{equijero}} \text{ (Steiner)} \\ &= \frac{M}{2} \left( r_1^4 - \left( \frac{r_2^2}{r_1} \right)^2 r_2^2 - \left( \frac{r_2^2}{r_1} \right)^2 s^2 \right) \end{aligned}$$

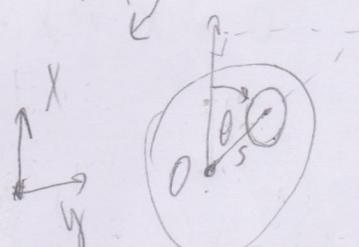
• Ocurre lo mismo con el centro de maseo

$$\vec{x}_{\text{cm}}^{\text{pale}} \cdot M' + \vec{x}_{\text{cm}}^{\text{equijero}} M_{\text{equijero}} = \vec{x}_{\text{cm}}^{\text{pale}} M$$

$$\vec{x}_{\text{cm}}^{\text{pale}} \cdot M \left( 1 - \left( \frac{r_2}{r_1} \right)^2 \right) + \left[ \begin{array}{l} \text{sen } \theta \\ \text{cosec } \theta \end{array} \right] M \left( \frac{r_2}{r_1} \right)^2 = 0$$

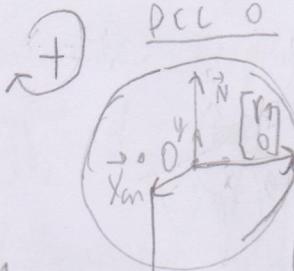
$$\rightarrow \vec{x}_{\text{cm}}^{\text{pale}} \left( 1 - \left( \frac{r_2}{r_1} \right)^2 \right) = - \left( \frac{r_2}{r_1} \right)^2 s \left[ \frac{\text{sen } \theta}{\text{cosec } \theta} \right]$$

$$\rightarrow \vec{x}_{\text{cm}}^{\text{pale}} = - \frac{\left( \frac{r_2}{r_1} \right)^2 s \left[ \frac{\text{sen } \theta}{\text{cosec } \theta} \right]}{1 - \left( \frac{r_2}{r_1} \right)^2} = \frac{\frac{1}{\left( \frac{r_1}{r_2} \right)^2} s \left[ \frac{\text{sen } \theta}{\text{cosec } \theta} \right]}{1 - \left( \frac{r_1}{r_2} \right)^2} \quad (2)$$



Necesitamos una expresión para la aceleración angular (ec. de movimiento).

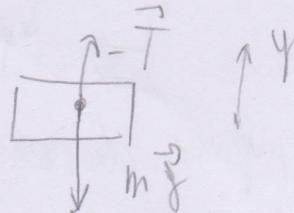
$$\vec{\epsilon}_0^{\text{heto}} = \vec{\epsilon}_0 = I_0 \alpha$$



$$F_0 = I_0 \alpha_{\text{poleo}}$$

$$\rightarrow \vec{x}_m^0 \times \vec{m}g + \vec{o} \times \vec{N} + [r_1] \times [\frac{0}{T}] = I_0 \alpha \vec{m}g \quad (4)$$

→ Necesitamos  $T$ , DCL (cota) →



$$T - mg = m \alpha y =$$

$\alpha y = -2 r_1 g$  (pues) Si  $y$  aumenta, la cota decrece.

$$\rightarrow T - mg = -mr_1 \alpha \rightarrow T = -mr_1 \alpha + mg \quad (5)$$

$$(5) \text{ y } (4) \rightarrow T \vec{x}_m^0 \times \vec{m}g + r_1 (-mr_1 \alpha + mg) = I_0 \alpha \quad (6)$$

$$= \frac{sm'g}{1 - (r_1/r_2)^2} \begin{bmatrix} \sin \theta \\ \cos \theta \end{bmatrix} \times \begin{bmatrix} 0 \\ -1 \end{bmatrix} + r_1 (-mr_1 \alpha + mg) = \alpha I_0 \quad (6)$$

$$\rightarrow \frac{sm'g}{1 - (r_1/r_2)^2} \begin{pmatrix} 0 \\ 1 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} m r_1^2 \\ -1 \end{pmatrix} + r_1 mg = \alpha (I_0 + mr_1^2) \quad (*)$$

Note:  
el (-) se  
debe al sist.  
de coord.  
invertido.

$$\rightarrow \frac{sm'g \sin \theta}{1 - (r_1/r_2)^2} + r_1 mg = \alpha (I_0 + mr_1^2)$$

$$= 2 \left( \frac{mr_1^2}{2} - M \left( \frac{r_2}{r_1} \right)^2 \cdot \frac{r_2^2}{2} + M \left( \frac{r_2}{r_1} \right)^2 \cdot s^2 \right)$$

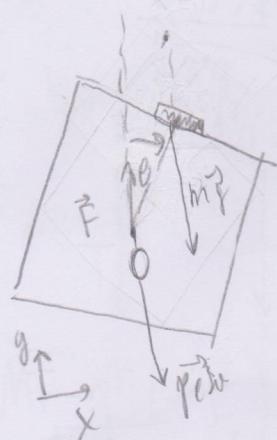
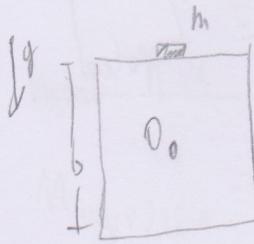
$$\rightarrow B = \frac{sm'g}{1 - (r_1/r_2)^2} \frac{1}{m r_1^2/2 - M(r_2/r_1)^2 \cdot r_2^2/2 + M \left( \frac{r_2}{r_1} \right)^2 \cdot s^2}$$

$$\rightarrow S^2 + S \frac{g}{B} + \frac{r_1^2 - r_2^2}{2r_2^2} = 0 \rightarrow S = \frac{-g/B + \sqrt{\left(\frac{g}{B}\right)^2 - 2(r_1^2 - r_2^2)}}{2}$$

Verif: cor. con (+) pues este vale más que positivo!

P91

②

DCL cubo + mordaza

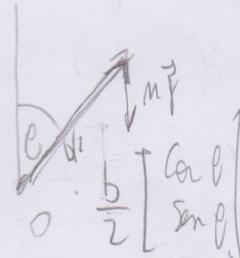
regresar la ecuación  
de torfie:

$$\vec{T}_N^o + \vec{T}_F^o + \vec{T}_{peso}^o = (I + m\left(\frac{b}{2}\right)^2)$$

inercia  
mordaza

$\rightarrow I = I_2$ , pver dorno  $\ell$  este definido positivamente en este sistema de referencia eloxido.

$$\vec{T}_N^o = \begin{bmatrix} \cos\theta \\ \frac{b}{2} \sin\theta \end{bmatrix} \times \begin{bmatrix} 0 \\ -mg \end{bmatrix} = \frac{b}{2} \frac{\ell}{2} \begin{bmatrix} \cos\theta & 0 \\ 0 & -mg \end{bmatrix}$$



$= \frac{b}{2} mg \sin\theta$ . El  $-$  se debe a que el trabajo es  
con un sentido positivo horario.

$$\text{enr} \quad \frac{b}{2} mg \sin\theta = (I + m\left(\frac{b}{2}\right)^2)\ell, \ell = \frac{\frac{b}{2} mg \sin\theta}{I + m\left(\frac{b}{2}\right)^2}$$

$\rightarrow$  Para encontrar  $W$ , usamos energía.

para el sistema completo,  $E_i = mg\frac{b}{2}$ , la energía potencial  
de los mordazas en los mordazados, la energía es  $E_f = U_{\text{mord.}} + K_{\text{mord.}}$   
 $+ U_{\text{mon}} + K_{\text{mon}} = 0 + \frac{Iw^2}{2} + \frac{mgb}{2} \cos\theta + \frac{m\left(\frac{b}{2}\right)^2 w^2}{2} = mg\frac{b}{2}$

$$\rightarrow w^2 \left( \frac{I}{J^2} + \frac{m\left(\frac{b}{2}\right)^2}{K} \right) = mg\frac{b}{2} (1 - \cos\theta)$$

$$\rightarrow w^2 = \frac{mg\frac{b}{2} (1 - \cos\theta)}{I + m\left(\frac{b}{2}\right)^2}$$

\* Separar el DCL en la horqueta

$$\text{Diagrama: } \begin{array}{c} \text{N} \\ \text{f}_r \\ \text{m}g \\ \text{x} \end{array} \quad \left[ \begin{matrix} 0 \\ N \end{matrix} \right] + \left[ \begin{matrix} -f_r \\ 0 \end{matrix} \right] + \left[ \begin{matrix} m\omega^2 b \\ -mg \cos \theta \end{matrix} \right] = m \ddot{\theta}_{\text{cent}} \text{ (centripeta)}$$

$$\rightarrow m\omega^2 b = f_r \text{ por } \ddot{\theta}_{\text{cent}} \text{ es nulo en } \theta, \text{ hipótesis}$$

$$\rightarrow N - mg \cos \theta = m \ddot{\theta}_{\text{cent}} = -m \omega^2 \frac{b}{2}$$

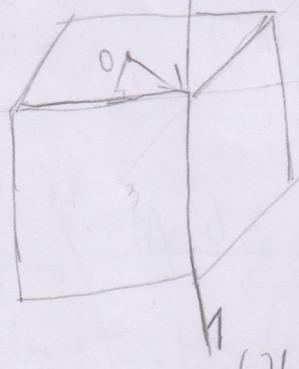
$$\rightarrow N = mg \cos \theta - m \omega^2 \frac{b}{2}, \text{ porque } \theta \text{ se despeja}$$

e) Necesario que  $N = 0$

$$\rightarrow N - N = 0 = mg \cos \theta - m \omega^2 \frac{b}{2} \Rightarrow \omega^2 = \frac{2g \cos \theta}{b}$$

$$\rightarrow \frac{m \omega b (1 - \cos \theta)}{I + mb^2/4} = \frac{2g \cos \theta}{b} \rightarrow \cos \theta = \frac{m b^2 (1 - \cos \theta)}{2(I + mb^2/4)}$$

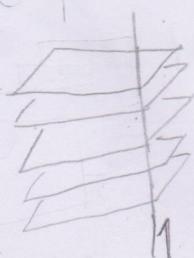
$\oplus I_1$



- Primero, obtener  $\omega$  por Steiner, el momento de inercia con respecto al eje 1 de las figuras es  $I_1 = I_0 + m \left( \frac{b}{2} \right)^2$
- Recordando  $\omega$  por el eje prismático recto

(Una figura bidimensional tres dimensiones en un eje perpendicular al pleno), el momento de inercia en este eje es el mismo que el de la figura, pero con la masa del prisma,

el punto?  $\rightarrow$  el momento de inercia de cada cuadrado es el mismo, ya que tienen la misma distribución de masas respecto al eje



$\rightarrow$  así, el momento de inercia total en el eje de todos

busq'era el momento de inercia de uno de los cuadradec. Usando el teorema de los ejes perpendiculares,

$$\text{tenemos } I = dI_3^{\text{cuad}} + dI_2^{\text{cuad}} = dI_1^{\text{cuad}}$$

$\rightarrow dI$  simboliza el momento de inercia de cada trozo cuadradec del cubo.  
 $\rightarrow$  por simetría,  $dI_3^c = dI_2^c$

$\rightarrow$  para encontrar  $dI_3^c$ , usen el mismo argumento que antes

$\rightarrow$  el cuadrado se puede descomponer en infinitos rectángulos de largo  $b$ , este vez, cada uno tiene momento de inercia  $dI = \frac{1}{3} b^2 dm_b$ , con  $dm_b$  simbolizando la masa de cada barra.

$\rightarrow$  podemos usar (\*), o de mostrarlo pone este como: (no tienen que saber esto)

$$dI_2^c_{\text{cuad}} = \sum_{\text{cuad}} \frac{1}{3} b^2 dm_b = \int_{\text{cuad}} \frac{1}{3} b^2 dm_b = \frac{1}{3} b^2 \int dm_b = \frac{1}{3} b^2 dm_{\text{cubo}}$$

$$\text{entonces, } dI_3^c = 2dI_2^c = \int \frac{2}{3} b^2 dm_c, \text{ por lo que}$$

$$I_1 = \int_{\text{cubo}} dI_1^c = \int_{\text{cubo}} \frac{2}{3} b^2 dm_c = \frac{2}{3} b^2 \int_{\text{cubo}} dm_c = \frac{2}{3} b^2 M$$

$$\therefore I = I_1 - m \left( \frac{b}{2} \cos(\pi/1) \right)^2 = \frac{2}{3} b^2 M - m \left( \frac{b}{2} \underbrace{\cos(\pi/1)}_{\frac{1}{2}} \right)^2$$

$$= \frac{2}{3} b^2 M - \frac{m b^2}{8}$$

$\rightarrow$  la idea es que se aplique (\*), lo

"de muestra" es para que se entienda el por qué.