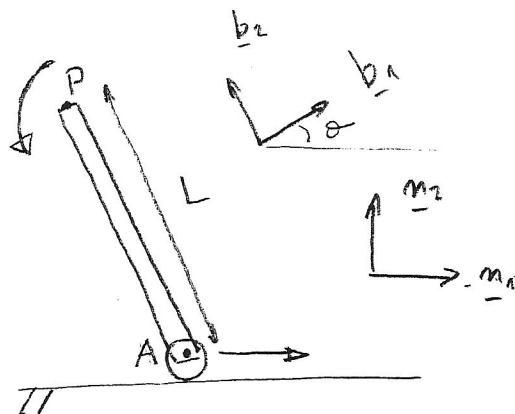
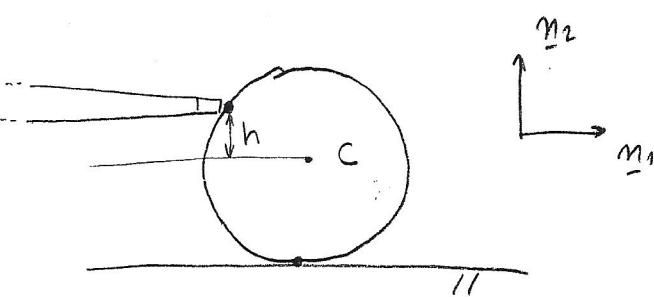


Considere todos os pedidos no referencial inercial.

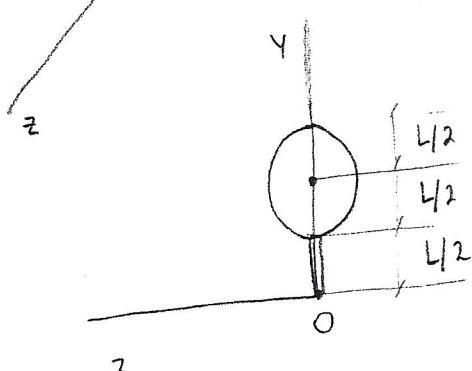
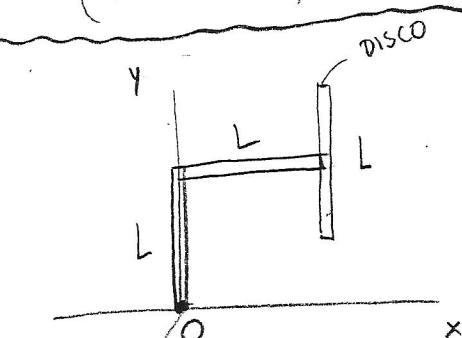
- 1) (2,5) Considere a barra de comprimento L e massa m mostrada na Fig. 1. A base  $\{n_1, n_2\}$  está fixa no referencial inercial e a base  $\{b_1, b_2\}$  está fixa na barra. A barra (livre para girar em torno do ponto A) está ligada a um disco de massa desprezível que se movimenta na direção  $n_1$ . Calcule (a) a aceleração do ponto P (na base B) e (b) a energia cinética da barra quando  $a^A = an_1$  (aceleração do ponto A),  $\alpha = +\alpha n_3$  (vetor aceleração angular da barra),  $v^A = vn_1$  (velocidade do ponto A) e  $\omega = +\omega n_3$  (vetor velocidade angular da barra).
- 2) (2,0) Considere a bola de sinuca de raio r e massa m (inicialmente parada) mostrada na Fig. 2; ela está sendo golpeada por um taco. (a) Faça o diagrama de corpo livre da bola mostrando as forças que atuam sobre ela. Se a força de impacto vale F e o tempo de impacto é  $\Delta t$  calcule (b) a velocidade do centro de massa logo após o impacto, e (c) a altura h acima do seu centro de massa C que a bola deve ser golpeada para começar a rolar sem deslizar. Obs. A base  $\{n_1, n_2\}$  está fixa no referencial inercial.
- 3) (2,5) Considere o sistema formado por três corpos soldados uns aos outros: duas barras de comprimento L e massa m e um disco de diâmetro L e massa 2m; conforme mostrado na Fig. 3. Calcule  $I_{yy}$  e  $I_{xy}$  do sistema em relação ao ponto O.
- 4) (3,0) O componente mecânico ilustrado na Fig. 4 é modelado como sendo equivalente a duas esferas de massa m conectadas por uma barra rígida (de massa desprezível) de comprimento L. O componente mecânico se movimenta sobre um plano horizontal sem atrito (gravidade na direção negativa de z) de tal forma que a esfera B movimenta-se ao longo do eixo Y e conecta-se através de uma mola linear de rigidez k. Sobre a esfera A atua a força externa  $F = Fn_2$ , e quando a esfera B encontra-se na origem do sistema de coordenadas, a mola está na sua posição de equilíbrio. (a) faça o diagrama de corpo livre do sistema (no plano X,Y) e escreva o vetor com as forças e momentos que atuam no sistema, (b) calcule a aceleração do centro de massa do sistema, (c) obtenha as equações de movimento no plano (X,Y) (lembre-se que número de incógnitas tem que ser igual a número de equações). Obs. A base  $\{n_1, n_2\}$  está fixa no referencial inercial e a base  $\{b_1, b_2\}$  está fixa na barra.



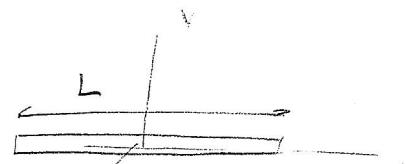
(FIGURA 1)



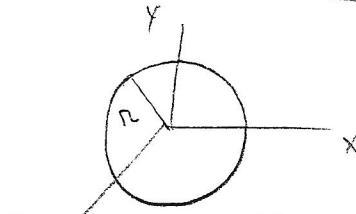
(FIGURA 2)



(FIGURA 3)



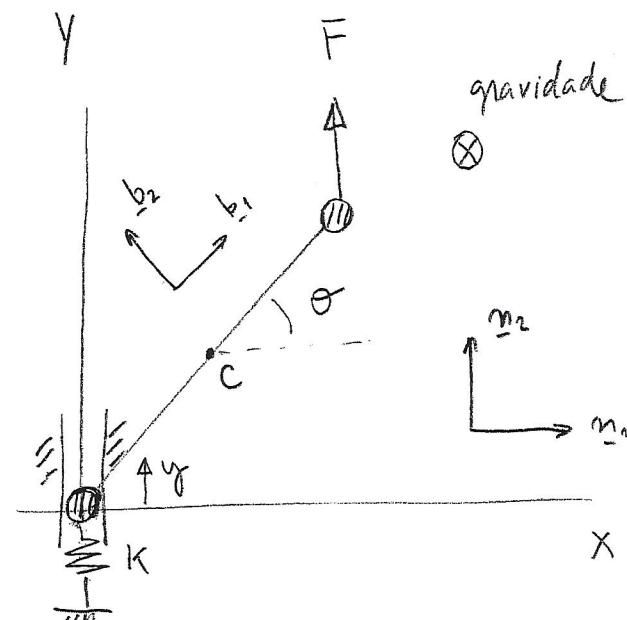
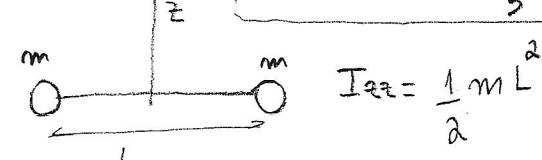
$$I_{yy} = I_{zz} = \frac{1}{12} m L^2$$



$$\text{DISCO: } I_{xx} = I_{yy} = \frac{1}{4} m r^2$$

$$I_{zz} = \frac{1}{2} m r^2$$

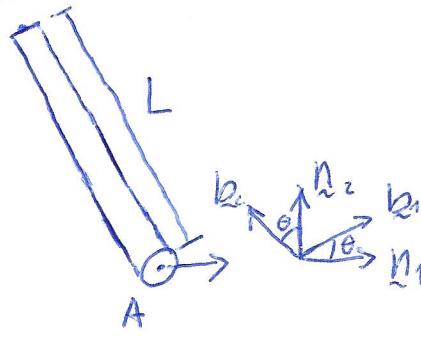
$$\text{ESFERA: } I_{xx} = I_{yy} = I_{zz} = \frac{2}{5} m r^2$$



(FIGURA 4)

P1 2012.1

1) a) p



$$a) \overset{R}{a} = \overset{R}{a} + \overset{R}{\omega}_x (\overset{R}{\omega}_x \overset{R}{p}) + \overset{R}{\alpha} \times \overset{R}{p}$$

$$\overset{R}{a} = a \underline{n}_1 = a \cos \theta \underline{b}_1 - a \sin \theta \underline{b}_2$$

$$\overset{R}{\alpha} = \alpha \underline{n}_3 = \alpha \underline{b}_3$$

$$\overset{R}{V} = V \underline{n}_1$$

$$\overset{R}{\omega} = \omega \underline{n}_3 = \omega \underline{b}_3$$

$$\overset{P_A}{p} = L \underline{b}_2 = L \sin \theta \underline{n}_1 + L \cos \theta \underline{n}_2$$

$$\overset{R}{a} = \begin{pmatrix} a \cos \theta \\ -a \sin \theta \\ 0 \end{pmatrix}_B + \begin{pmatrix} 0 \\ -\omega^2 L \\ 0 \end{pmatrix}_B + \begin{pmatrix} -\alpha L \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix}_B = \begin{pmatrix} a \cos \theta - \alpha L \\ -a \sin \theta - \omega^2 L \\ 0 \end{pmatrix}_B$$

$$b) K = \frac{1}{2} m \overset{R}{V}^T \overset{R}{V} + \frac{1}{2} \omega^T [\overset{R}{I}] \omega$$

$$\overset{R}{V}^* = \overset{R}{V} + \overset{R}{\omega}_x \overset{R}{p}^* = \begin{pmatrix} v \cos \theta \\ -v \sin \theta \\ 0 \end{pmatrix}_B + \begin{pmatrix} -\frac{\omega L}{2} \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix}_B = \left( v \cos \theta - \frac{\omega L}{2}, -v \sin \theta, 0 \right)_B$$

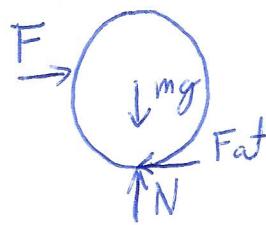
$$\frac{L}{2} \underline{b}_2$$

$$K = \frac{1}{2} m \left( v^2 \cos^2 \theta + \frac{\omega^2 L^2}{4} - w v L \cos \theta + v^2 \sin^2 \theta \right) + \frac{1}{2} \overset{R}{I}_{zz} \omega^2$$

$$\underbrace{v^2 + \frac{\omega^2 L^2}{4} - w v L \cos \theta}_{v^2 + \frac{\omega^2 L^2}{4}}$$

$$= \frac{1}{2} m \left( v^2 + \frac{\omega^2 L^2}{4} - w v L \cos \theta \right) + \frac{1}{2} \times \frac{1}{12} m \cdot 2^2 \omega^2$$

2) a)



$$b) \overset{R}{I}^{\text{kin}} = \Delta G = m (\overset{R}{V}_2^* - \overset{R}{V}_1^*)$$

$$\int_{t_0}^{t_1} F dt = m \overset{R}{V}_2^* \Rightarrow F(t_1 - t_0) = m \overset{R}{V}^*$$

$$\overset{R}{V}^* = \frac{F \Delta t}{m}$$

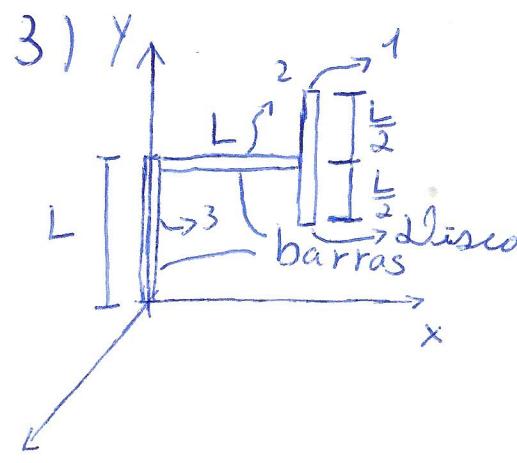
c) Condicion de não deslizamento:  ${}^R V_z^* = {}^R \omega_z^B r$

$$\underline{I}^{\text{ang}} = \Delta \underline{H} = \underline{H}_2 - \underline{H}_1^0$$

$$\int F_x h dt = H_2 = I \omega$$

$$F_h \Delta t = I \omega = \frac{2}{5} m r^2 \omega$$

$$\begin{cases} F_h \Delta t = \frac{2}{5} m r^2 \underline{V}_z^* \\ h = \frac{2}{5} \frac{m r^2 \underline{V}_z^*}{F \Delta t} = \frac{2}{5} \frac{m r^2 \underline{V}_z^*}{m r^2 \underline{V}_z^*} \\ h = \frac{2}{5} r \end{cases}$$

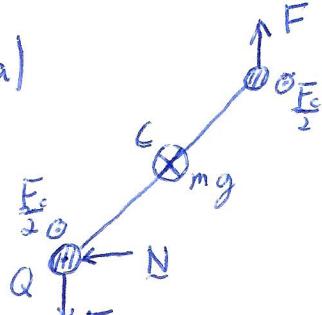


$$\begin{aligned} I_{yy}^{*1} &= \frac{1}{4} (2m) \left(\frac{L}{2}\right)^2 & I_{xy}^{*1} &= I_{xy}^{*2} = I_{xy}^{*3} = 0 \\ I_{yy}^{*2} &= \frac{1}{12} m L^2 & I_{xy}^{*1} &= -2m L^2 \\ I_{yy}^{*3} &= 0 & I_{xy}^{*2} &= -m L \frac{L}{2} \\ & & I_{xy}^{*3} &= -m 0 \frac{L}{2} = 0 \end{aligned}$$

$$I_{yy}^{01} = \frac{1}{8} m L^2 + 2m(L^2 + 0); I_{yy}^{02} = \frac{1}{12} m L^2 + m\left(\frac{L}{4}^2 + 0\right); I_{yy}^{03} = 0 + m(0+0) = 0$$

$$I_{yy}^{s0} = \frac{59}{24} m L^2; I_{xy}^{s0} = \frac{5}{2} m L^2$$

4) a)



$$\begin{aligned} F &= (F - F_m) \underline{n}_2 - N \underline{n}_1 + (F_c - mg) \underline{n}_3, \underline{k}_2 \underline{n}_2 \\ M^{F_C} &= (F \cos \theta + F_m \cos \alpha - N \sin \alpha) \frac{L}{2} \underline{n}_3 \end{aligned}$$

b)

$$\begin{aligned} \ddot{a} &= \ddot{y} \underline{n}_2 + \dot{\theta} \frac{L}{2} \underline{b}_1 + \ddot{\theta} \frac{L}{2} \underline{b}_2 = \left(-\cos \theta \dot{\theta}^2 \frac{L}{2} - \ddot{\theta} \frac{L}{2} \sin \theta\right) \underline{n}_1 + \\ &+ \left(\ddot{y} - \sin \theta \dot{\theta}^2 \frac{L}{2} + \cos \theta \ddot{\theta} \frac{L}{2}\right) \underline{n}_2 \end{aligned}$$

$$\ddot{a} = \ddot{y} \underline{n}_2 + \dot{\theta} \frac{L}{2} \underline{b}_1 + \ddot{\theta} \frac{L}{2} \underline{b}_2 = \ddot{y} \underline{n}_2 + \dot{\theta} \frac{L}{2} \underline{b}_1 + \ddot{\theta} \frac{L}{2} \underline{b}_2$$

$$\begin{aligned} \omega &= \dot{\theta} \underline{b}_3 \\ p^{\underline{c}Q} &= \frac{L}{2} \underline{b}_1 \end{aligned}$$

mov. no plano

$$\dot{H} = I \ddot{\theta} = M^{F_C}$$

c)  $F = m \ddot{a}$

$$-N = 2m \left(-\cos \theta \dot{\theta}^2 \frac{L}{2} - \ddot{\theta} \frac{L}{2} \sin \theta\right)$$

$$F - K_y = 2m \left(\ddot{y} - \dot{\theta}^2 \sin \theta \frac{L}{2} + \cos \theta \ddot{\theta} \frac{L}{2}\right)$$

$$F_c = mg$$

$$\begin{cases} \frac{1}{2} m L^2 \ddot{\theta} = (F \cos \theta + K_y \cos \theta - N \sin \theta) \frac{L}{2} \\ 4 \text{ incógnitas } (N, \theta, y, F_c) \text{ e } 4 \text{ equações} \end{cases}$$