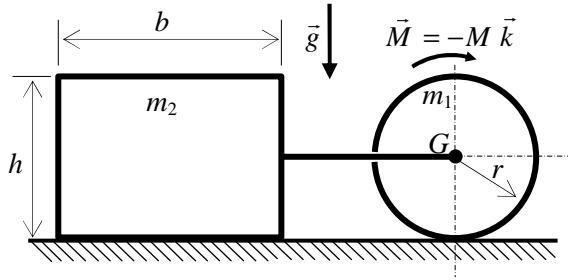




Duração da Prova: 120 minutos

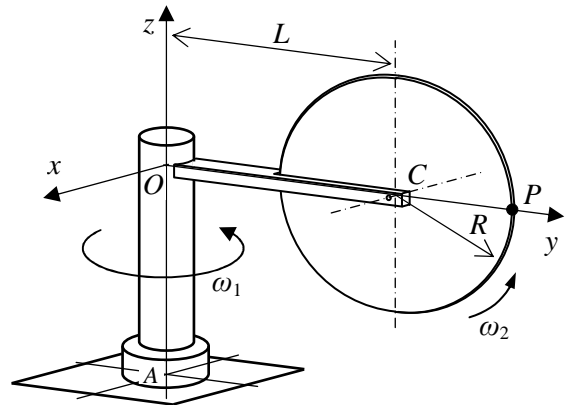
Não é permitido o porte de calculadoras, "tablets", celulares e dispositivos similares.

Questão 1 (3,0 pontos): Na figura abaixo, o disco homogêneo possui massa m_1 e o bloco homogêneo possui massa m_2 . Um cabo ideal horizontal une o disco (por meio de uma articulação no centro G) e o bloco. O conjunto é mantido em **equilíbrio estático** aplicando-se ao disco o momento $\vec{M} = -M \vec{k}$. O coeficiente de atrito entre a superfície plana horizontal e ambos os corpos é μ . Pede-se:



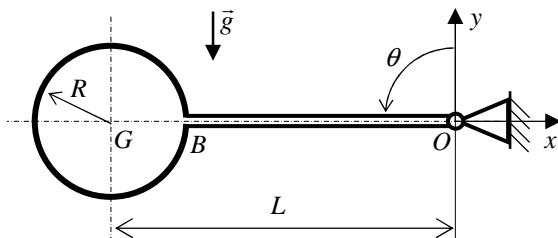
- os diagramas de corpo livre do disco e do bloco;
- em função de m_1 , m_2 , g e r , o valor máximo que M pode ter para que o sistema permaneça em equilíbrio sem que haja escorregamento do disco ou do bloco **na iminência do movimento do disco para a direita**. Desconsidere a possibilidade de tombamento do bloco.

Questão 2 (3,5 pontos): No mecanismo mostrado na figura, o segmento \overline{OA} é fixo, e a barra OC , de comprimento L e perpendicular a \overline{OA} , possui vetor de rotação $\vec{\omega}_1 = \omega_1 \vec{k}$ (constante) em relação a um referencial fixo no solo. O disco, de centro C e raio R , contido no plano Oyz , possui um vetor de rotação $\vec{\omega}_2 = \omega_2 \vec{i}$ em relação à barra OC , sendo ω_2 constante. O sistema de coordenadas $Oxyz$ é fixo na barra OC . Considerando a barra OC como referencial móvel, e o instante mostrado na figura, quando $(P-C)$ é paralelo ao eixo Oy , determine:



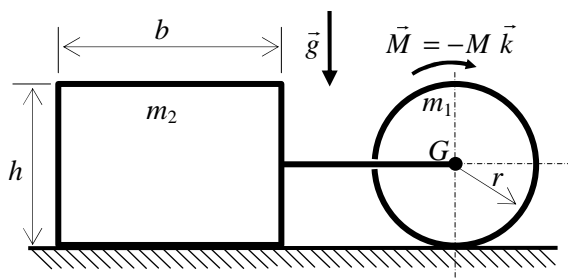
- as velocidades relativa ($\vec{v}_{P,rel}$), de arrastamento ($\vec{v}_{P,arr}$) e absoluta ($\vec{v}_{P,abs}$) do ponto P ;
- as acelerações relativa ($\vec{a}_{P,rel}$), de arrastamento ($\vec{a}_{P,arr}$), de Coriolis ($\vec{a}_{P,Cor}$) e absoluta ($\vec{a}_{P,abs}$) do ponto P ;
- o vetor de rotação absoluto ($\vec{\omega}_{D,abs}$) e o vetor aceleração angular absoluto ($\vec{\alpha}_{D,abs}$) do disco.

Questão 3 (3,5 pontos): A figura ilustra um **corpo rígido único** constituído por uma barra OB , de inércia desprezível, soldada a um disco homogêneo de centro G , raio R e massa m . Sabendo que o sistema parte do **repouso** da configuração $\theta = \pi/2$, e que o momento de inércia do corpo rígido em relação ao ponto O é J_{Oz} :



- desenhe o diagrama de corpo livre no instante inicial;
- na configuração inicial ($\theta = \pi/2$), e em função de R , m , g , L e J_{Oz} , determine o vetor aceleração angular ($\vec{\alpha}$) do corpo usando o teorema da quantidade de movimento angular, e calcule a aceleração do centro de massa G (\vec{a}_G);
- usando o teorema da resultante, determine as componentes da reação em O na mesma configuração do item (b);
- usando o teorema da energia cinética, determine o vetor rotação ($\vec{\omega}$) do corpo quando $\theta = \pi$, em função de R , m , g , L e J_{Oz} ;
- Dado $J_{Gz} = mR^2/2$, calcule o momento de inércia J_{Oz} em função de m , R e L .

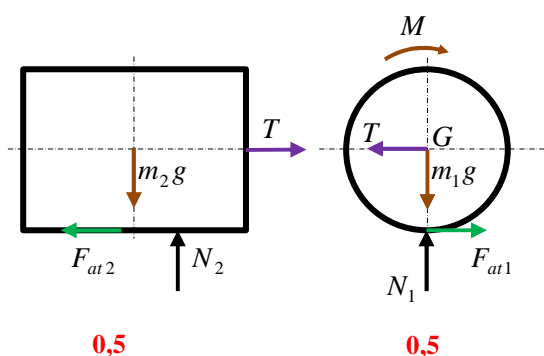
Questão 1 (3,0 pontos): Na figura abaixo, o disco homogêneo possui massa m_1 e o bloco homogêneo possui massa m_2 . Um cabo ideal horizontal une o disco (por meio de uma articulação no centro G) e o bloco. O conjunto é mantido em **equilíbrio estático** aplicando-se ao disco o momento $\vec{M} = -M \vec{k}$. O coeficiente de atrito entre a superfície plana horizontal e ambos os corpos é μ . Pede-se:



- a) os diagramas de corpo livre do disco e do bloco;
 b) em função de m_1 , m_2 , g e r , o valor máximo que M pode ter para que o sistema permaneça em equilíbrio sem que haja escorregamento do disco ou do bloco **na iminência do movimento do disco para a direita**. Desconsidere a possibilidade de tombamento do bloco.

Solução

a) Diagramas de corpo livre do disco e do bloco:



0,5

0,5

b) Equilíbrio do disco:

$$\sum F_x = 0 \Rightarrow F_{at1} - T = 0 \Rightarrow T = F_{at1} \quad (1)$$

$$\sum F_y = 0 \Rightarrow N_1 - m_1g = 0 \Rightarrow N_1 = m_1g \quad (2)$$

$$\sum M_{Gz} = 0 \Rightarrow F_{at1}r - M = 0 \Rightarrow F_{at1} = \frac{M}{r} \quad (3)$$

$$\text{De (1) e (3): } T = \frac{M}{r} \quad (4)$$

De (3) e (2), e impondo a condição limite para o atrito: $F_{at1} = \frac{M}{r} \leq \mu N_1 = \mu m_1g$, logo:

$$\boxed{M \leq \mu m_1 g r} \quad (\text{condição 1})$$

0,5

Equilíbrio do bloco (escorregamento):

$$\sum F_x = 0 \Rightarrow T - F_{at2} = 0 \Rightarrow F_{at2} = T \quad (5)$$

$$\sum F_y = 0 \Rightarrow N_2 - m_2g = 0 \Rightarrow N_2 = m_2g \quad (6)$$

$$\text{De (4) em (5): } F_{at2} = \frac{M}{r} \quad (7)$$

0,5

De (7) e (6), e impondo a condição limite para o atrito: $\Rightarrow F_{at2} = \frac{M}{r} \leq \mu N_2 = \mu m_2g$

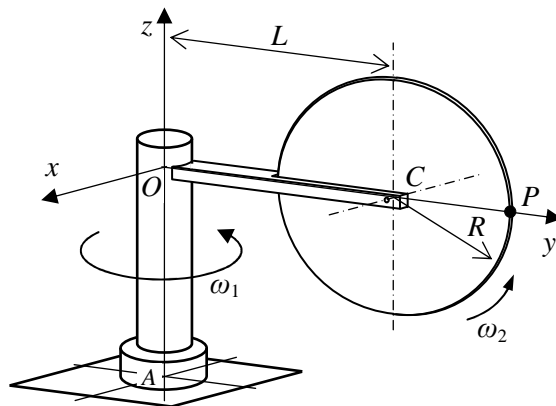
$$\Rightarrow \boxed{M \leq \mu m_2 g r} \quad (\text{condição 2})$$

Condições de equilíbrio: 1,0

Portanto:

$$\boxed{M_{\max} = \min(\text{condição 1, condição 2})}$$

Questão 2 (3,5 pontos): No mecanismo mostrado na figura, o segmento \overline{OA} é fixo, e a barra OC , de comprimento L e perpendicular a \overline{OA} , possui vetor de rotação $\vec{\omega}_1 = \omega_1 \vec{k}$ (constante) em relação a um referencial fixo no solo. O disco, de centro C e raio R , contido no plano Oyz , possui um vetor de rotação $\vec{\omega}_2 = \omega_2 \vec{i}$ em relação à barra OC , sendo ω_2 constante. O sistema de coordenadas $Oxyz$ é fixo na barra OC . Considerando a barra OC como referencial móvel, e o instante mostrado na figura, quando $(P-C)$ é paralelo ao eixo Oy , determine:



- a) as velocidades relativa ($\vec{v}_{P,rel}$), de arrastamento ($\vec{v}_{P,arr}$) e absoluta ($\vec{v}_{P,abs}$) do ponto P ;
 b) as acelerações relativa ($\vec{a}_{P,rel}$), de arrastamento ($\vec{a}_{P,arr}$), de Coriolis ($\vec{a}_{P,Cor}$) e absoluta ($\vec{a}_{P,abs}$) do ponto P ;
 c) o vetor de rotação absoluto ($\vec{\omega}_{D,abs}$) e o vetor aceleração angular absoluto ($\vec{\alpha}_{D,abs}$) do disco.

Solução

a)

$$\vec{v}_{P,rel} = \vec{v}_{C,rel} + \vec{\omega}_{rel} \wedge (P-C) = \vec{0} + \omega_2 \vec{i} \wedge R \vec{j} \Rightarrow \boxed{\vec{v}_{P,rel} = \omega_2 R \vec{k}} \quad 0,5$$

$$\vec{v}_{P,arr} = \vec{v}_O + \vec{\omega}_{arr} \wedge (P-O) = \vec{0} + \omega_1 \vec{k} \wedge (L+R) \vec{j} \Rightarrow \boxed{\vec{v}_{P,arr} = -\omega_1 (L+R) \vec{i}} \quad 0,5$$

$$\vec{v}_{P,abs} = \vec{v}_{P,rel} + \vec{v}_{P,arr} \Rightarrow \boxed{\vec{v}_{P,abs} = -\omega_1 (L+R) \vec{i} + \omega_2 R \vec{k}}$$

b)

$$\vec{a}_{P,rel} = \vec{a}_{C,rel} + \vec{\alpha}_{rel} \wedge (P-C) + \vec{\omega}_{rel} \wedge [\vec{\omega}_{rel} \wedge (P-C)]$$

$$\vec{a}_{P,rel} = \vec{0} + \vec{0} + \omega_2 \vec{i} \wedge (\omega_2 \vec{i} \wedge R \vec{j}) \Rightarrow \boxed{\vec{a}_{P,rel} = -\omega_2^2 R \vec{j}} \quad 0,5$$

$$\vec{a}_{P,arr} = \vec{a}_O + \vec{\alpha}_{arr} \wedge (P-O) + \vec{\omega}_{arr} \wedge [\vec{\omega}_{arr} \wedge (P-O)]$$

$$\vec{a}_{P,arr} = \vec{0} + \vec{0} + \omega_1 \vec{k} \wedge [\omega_1 \vec{k} \wedge (L+R) \vec{j}] \Rightarrow \boxed{\vec{a}_{P,arr} = -\omega_1^2 (L+R) \vec{j}} \quad 0,5$$

$$\vec{a}_{P,Cor} = 2\vec{\omega}_{arr} \wedge \vec{v}_{P,rel} \Rightarrow \vec{a}_{P,Cor} = 2\omega_1 \vec{k} \wedge \omega_2 R \vec{k} \Rightarrow \boxed{\vec{a}_{P,Cor} = \vec{0}} \quad 0,5$$

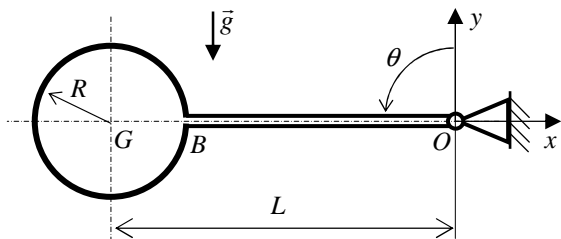
$$\vec{a}_{P,abs} = \vec{a}_{P,rel} + \vec{a}_{P,arr} + \vec{a}_{P,Cor} \Rightarrow \boxed{\vec{a}_{P,abs} = -[\omega_1^2 (L+R) + \omega_2^2 R] \vec{j}}$$

c)

$$\vec{\omega}_{D,abs} = \vec{\omega}_{D,rel} + \vec{\omega}_{D,arr} \Rightarrow \boxed{\vec{\omega}_{D,abs} = \omega_2 \vec{i} + \omega_1 \vec{k}} \quad 0,5$$

$$\vec{\alpha}_{D,abs} = \vec{\alpha}_{D,rel} + \vec{\alpha}_{D,arr} + \vec{\omega}_{D,arr} \wedge \vec{\omega}_{D,rel} \Rightarrow \vec{\alpha}_{D,abs} = \vec{0} + \vec{0} + \omega_1 \vec{k} \wedge \omega_2 \vec{i} \Rightarrow \boxed{\vec{\alpha}_{D,abs} = \omega_1 \omega_2 \vec{j}} \quad 0,5$$

Questão 3 (3,5 pontos): A figura ilustra um **corpo rígido único** constituído por uma barra OB , de inércia desprezível, soldada a um disco homogêneo de centro G , raio R e massa m . Sabendo que o sistema parte do **repouso** da configuração $\theta = \pi/2$, e que o momento de inércia do corpo rígido em relação ao ponto O é J_{Oz} :



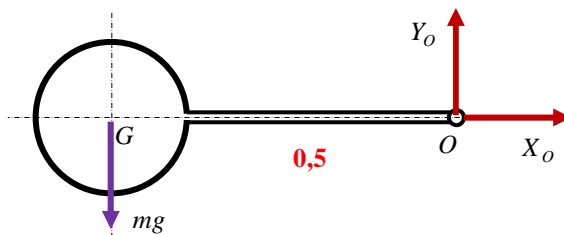
- a) desenhe o diagrama de corpo livre no instante inicial;
 b) na configuração inicial ($\theta = \pi/2$), e em função de R , m , g , L e J_{Oz} , determine o vetor aceleração angular ($\vec{\alpha}$) do corpo usando o teorema da quantidade de movimento angular, e calcule a aceleração do centro de massa G (\vec{a}_G);
 c) usando o teorema da resultante, determine as componentes da reação em O na mesma configuração do item (b);

d) usando o teorema da energia cinética, determine o vetor rotação ($\vec{\omega}$) do corpo quando $\theta = \pi$, em função de R , m , g , L e J_{Oz} ;

e) Dado $J_{Gz} = mR^2/2$, calcule o momento de inércia J_{Oz} em função de m , R e L .

Solução

a) Diagrama de corpo livre:



b) Teorema da Quantidade de Movimento Angular, pólo O :

$$J_{Oz}\alpha = M_{Oz} \Rightarrow J_{Oz}\alpha = mgL \Rightarrow \boxed{\vec{\alpha} = \frac{mgL}{J_{Oz}} \vec{k}} \quad 0,5$$

Campo de acelerações:

$$\vec{a}_G = \vec{a}_O + \vec{\alpha} \wedge (G - O) + \vec{\omega} \wedge [\vec{\omega} \wedge (G - O)] \Rightarrow \vec{a}_G = \vec{0} + \frac{mgL}{J_{Oz}} \vec{k} \wedge (-L\vec{i}) + \vec{0} \wedge [\vec{0} \wedge (G - O)]$$

$$\boxed{\vec{a}_G = -\frac{mgL^2}{J_{Oz}} \vec{j}} \quad 0,5$$

c) Teorema da resultante:

$$ma_{Gx} = X_O \Rightarrow \boxed{X_O = 0}$$

$$ma_{Gy} = Y_O - mg \Rightarrow Y_O = m(a_{Gy} + g) \Rightarrow \boxed{Y_O = mg \left(-\frac{mL^2}{J_{Oz}} + 1 \right)} \quad 0,5$$

d) Teorema da Energia Cinética:

$$\text{Como parte do repouso: } E_f - E_i = W \Rightarrow \frac{J_{Oz}\omega^2}{2} - 0 = mgL \Rightarrow \omega^2 = \frac{2mgL}{J_{Oz}} \Rightarrow \boxed{\vec{\omega} = \sqrt{\frac{2mgL}{J_{Oz}}} \vec{k}} \quad 1,0$$

e) Momento de inércia em relação ao pólo O :

Usando o teorema dos eixos paralelos:

$$J_{Oz} = J_{Gz} + mL^2 \Rightarrow J_{Oz} = \frac{mR^2}{2} + mL^2 \Rightarrow \boxed{J_{Oz} = m \left(\frac{R^2}{2} + L^2 \right)} \quad 0,5$$