



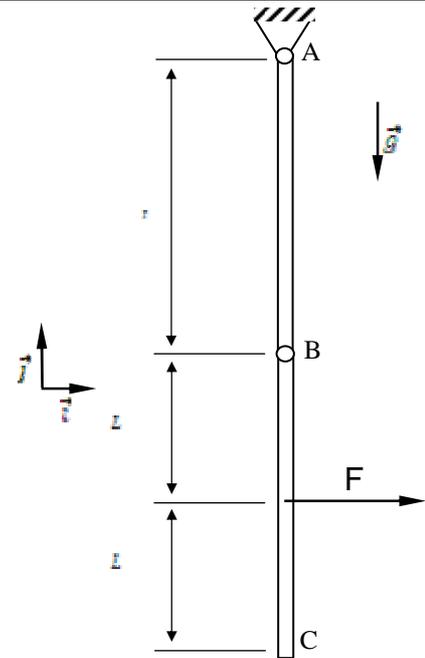
PME 3100 – MECÂNICA I – P3 - reoferecimento – 22 de junho de 2016

Duração da Prova: 110 minutos

- Não é permitido o uso de dispositivos eletrônicos, como calculadoras, "tablets" e celulares.
- Após a distribuição do enunciado da prova, é proibido sair da sala antes de decorridos 40 minutos.
- A partir do momento em que a prova for encerrada, não é permitido ao aluno escrever mais nada na folha de respostas, havendo possibilidade de anulação da respectiva prova se isto ocorrer.

**Questão 1 (5,0 pontos):** O sistema ao lado é formado por duas barras homogêneas de massa  $m$  e comprimento  $L$  ( $J_{Gz} = mL^2/12$ ). Em A e em B há articulações ideais. Em determinado instante o sistema, inicialmente em repouso na vertical, recebe a ação de uma força  $F$  conforme indicado. Para esse instante pedem-se:

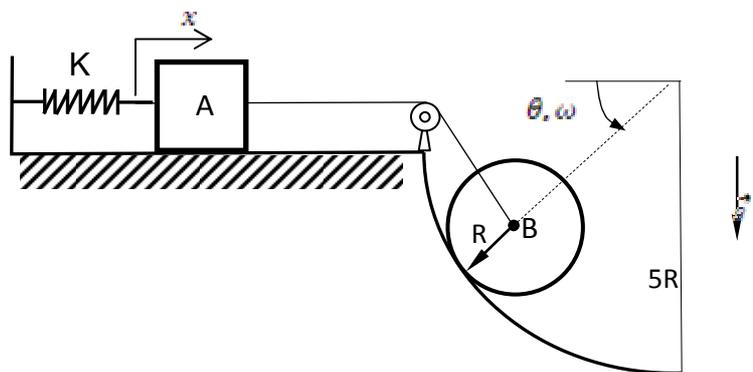
- os diagramas de corpo livre das duas barras;
- a aplicação dos teoremas da resultante e do momento da quantidade de movimento para os dois corpos;
- as forças atuantes em A e em B;
- as acelerações angulares  $\dot{\omega}_{AB}$  e  $\dot{\omega}_{BC}$  das barras AB e BC.



**Questão 2 (5,0 pontos):** O disco rígido homogêneo de massa  $3m$ , centro B e raio  $R$  é abandonado a partir do repouso em uma posição inicial  $\theta_0$

e rola sem escorregar sobre uma rampa cilíndrica de raio  $5R$ . O movimento é transmitido, através de um cabo inextensível e de uma polia, ambos de massa desprezível, ao bloco A, de massa  $m$  que, por sua vez, está conectado a uma mola ideal de constante elástica  $K$ . O movimento do disco é responsável por arrastar o bloco A (sem tombamento) sobre a superfície horizontal rugosa (coeficiente de atrito dinâmico  $\mu$ ). Considerando que na posição inicial a mola não está deformada e que a coordenada linear  $x$  possui valor nulo exatamente nessa posição, pedem-se:

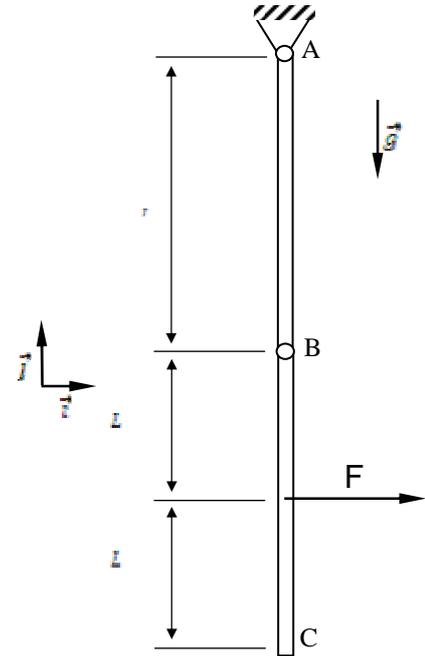
- os diagramas de corpo livre do bloco A e do disco de centro B;
- a energia cinética do sistema constituído pelo disco B e pelo bloco A em função da velocidade angular  $\omega$  e dos parâmetros geométricos do problema, para uma posição genérica  $\theta > \theta_0$ ;
- o trabalho realizado por todas as forças atuantes nesse sistema entre a posição inicial e uma posição  $\theta$  genérica (identificar claramente qual força realiza qual trabalho);
- a velocidade angular  $\omega_D$  do disco B nessa posição genérica;
- a aceleração angular  $\dot{\omega}_D$  do disco B nessa posição genérica.



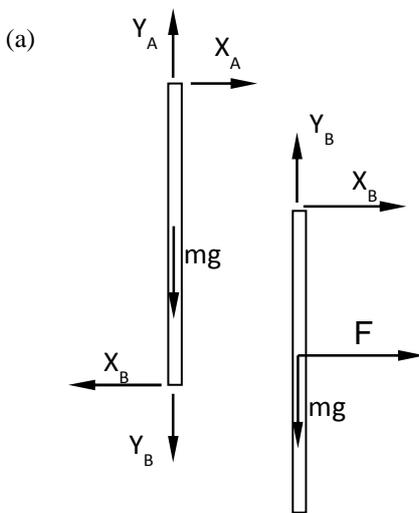


**Questão 1 (5,0 pontos):** O sistema ao lado é formado por duas barras homogêneas de massa  $m$  e comprimento  $L$  ( $J_{Gz} = mL^2/12$ ). Em A e em B há articulações ideais. Em determinado instante o sistema, inicialmente em repouso na vertical, recebe a ação de uma força  $F$  conforme indicado. Para esse instante pedem-se:

- os diagramas de corpo livre das duas barras;
- a aplicação dos teoremas da resultante e do momento da quantidade de movimento para os dois corpos;
- as forças atuantes em A e em B;
- as acelerações angulares  $\dot{\omega}_{AB}$  e  $\dot{\omega}_{BC}$  das barras AB e BC.



**Solução**



(b)

<p>Barra AB:</p> <p>TR: <math>\vec{i}: X_A - X_B = ma_{G1x}</math> (1)</p> <p><math>\vec{j}: Y_A - Y_B - mg = 0</math> (2)</p> <p>TQMA (polo A)</p> $m(G - A) \wedge \vec{\alpha}_A + J_{A2} \dot{\omega}_{AB} \vec{k} = \vec{M}_A^E \Rightarrow$ $\left(\frac{mL^2}{12} + \frac{mL^2}{4}\right) \dot{\omega}_{AB} = -LX_B \Rightarrow \left(\frac{mL^2}{3}\right) \dot{\omega}_{AB} = -LX_B$ (3)	<p>Barra BC:</p> <p>TR: <math>\vec{i}: X_B + F = ma_{G2x}</math> (4)</p> <p><math>\vec{j}: Y_B - mg = 0</math> (5)</p> <p>TQMA (polo <math>G_2</math>)</p> $J_{G2z} \dot{\omega}_{BC} \vec{k} = \vec{M}_{G2}^E \Rightarrow$ $\frac{mL^2}{12} \dot{\omega}_{BC} = -\frac{L}{2} X_B$ (6)
---	--

(c)

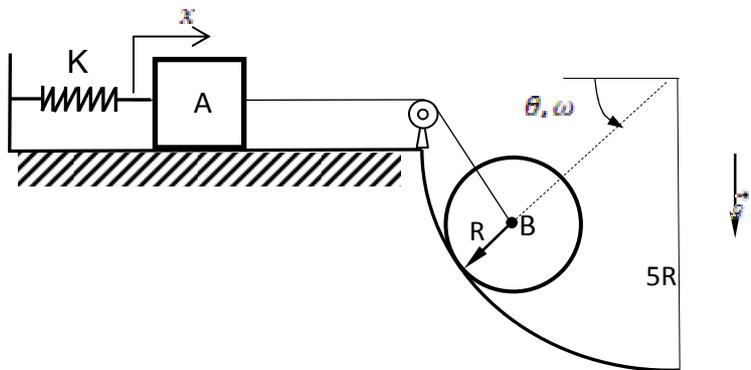
<p>De (5): <math>Y_B = mg</math>; em (2): <math>Y_A = 2mg</math></p> <p>Relações cinemáticas:</p> $\vec{a}_{G1} = \vec{a}_A + \dot{\omega}_{AB} \vec{k} \wedge (G_1 - A) = \dot{\omega}_{AB} \vec{k} \wedge \left(-\frac{L}{2} \vec{j}\right)$ $\vec{a}_{G1} = \frac{L}{2} \dot{\omega}_{AB} \vec{i}$ (7)	<p>De (3) e (6):</p> $\left(\frac{mL^2}{3}\right) \dot{\omega}_{AB} = \frac{mL^2}{6} \dot{\omega}_{BC} \Rightarrow \dot{\omega}_{BC} = 2\dot{\omega}_{AB}$ (9)
$\vec{a}_{G2} = \vec{a}_B + \dot{\omega}_{BC} \vec{k} \wedge (G_2 - B) = \vec{a}_B + \frac{L}{2} \dot{\omega}_{BC} \vec{i}$ $\vec{a}_B = \vec{a}_A + \dot{\omega}_{AB} \vec{k} \wedge (B - A) = \dot{\omega}_{AB} \vec{k} \wedge (-L\vec{j}) = \dot{\omega}_{AB} L \vec{i}$ $\Rightarrow \vec{a}_{G2} = L \left(\dot{\omega}_{AB} + \frac{\dot{\omega}_{BC}}{2}\right)$ (8)	<p>Utilizando (7) (8) e (9) em (4):</p> $X_B + F = mL \left(\dot{\omega}_{AB} + \frac{\dot{\omega}_{BC}}{2}\right) = 2mL \dot{\omega}_{AB} \Rightarrow$ $\dot{\omega}_{AB} = \frac{1}{2mL} (X_B + F)$ em (3):
$\left(\frac{mL^2}{3}\right) \frac{1}{2mL} (X_B + F) = -LX_B$ $\Rightarrow X_B = -\frac{F}{7}$ em (1)	$\left(\frac{mL^2}{3}\right) \frac{1}{2mL} (X_B + F) = -LX_B$ $\Rightarrow X_B = -\frac{F}{7}$ em (1)



	$X_A = X_B + \frac{mL}{2} \frac{1}{2mL} (X_B + F) \Rightarrow X_A = \frac{F}{14}$
--	---

(d) $X_B$ em (3): $\dot{\omega}_{AB} = -L \left(-\frac{F}{7}\right) \left(\frac{3}{mL^2}\right) \Rightarrow \dot{\omega}_{AB} = \frac{3F}{7mL}$	$X_B$ em (6): $\dot{\omega}_{BC} = -\frac{L}{2} \left(-\frac{F}{7}\right) \left(\frac{12}{mL^2}\right) \Rightarrow \dot{\omega}_{BC} = \frac{6F}{7mL}$
---	--

**Questão 2 (5,0 pontos):** O disco rígido homogêneo de massa  $3m$ , centro  $B$  e raio  $R$  é abandonado a partir do repouso em uma posição inicial  $\theta_0$  e rola sem escorregar sobre uma rampa cilíndrica de raio  $5R$ . O movimento é transmitido, através de um cabo inextensível e de uma polia, ambos de massa desprezível, ao bloco  $A$ , de massa  $m$  que, por sua vez, está conectado a uma mola ideal de constante elástica  $K$ . O movimento do disco é responsável por arrastar o bloco  $A$  (sem tombamento) sobre a superfície horizontal rugosa (coeficiente de atrito dinâmico  $\mu$ ). Considerando que na posição inicial a mola não está deformada e que a coordenada linear  $x$  possui valor nulo exatamente nessa posição, pedem-se:



- os diagramas de corpo livre do bloco  $A$  e do disco de centro  $B$ ;
- a energia cinética do sistema constituído pelo disco  $B$  e pelo bloco  $A$  em função da velocidade angular  $\omega$  e dos parâmetros geométricos do problema, para uma posição genérica  $\theta > \theta_0$ ;
- o trabalho realizado por todas as forças atuantes nesse sistema entre a posição inicial e uma posição  $\theta$  genérica (identificar claramente qual força realiza qual trabalho);
- a velocidade angular  $\omega_D$  do disco  $B$  nessa posição genérica;
- a aceleração angular  $\dot{\omega}_D$  do disco  $B$  nessa posição genérica.

**Solução**

a)  $\dot{x} = v_A = v_B = \omega_D R = \omega \cdot 4R$ ,

(b) Considerando-se que  $\dot{x} = v_A = v_B = \omega_D R = \omega \cdot 4R$ ,

$$T = \frac{1}{2} m v_A^2 + \frac{1}{2} (3m) v_B^2 + \frac{1}{2} J_{Bz} \omega^2 \Rightarrow$$

$$T = \frac{1}{2} m (4\omega R)^2 + \frac{1}{2} (3m) (4\omega R)^2 + \frac{1}{2} \left(\frac{3mR^2}{2}\right) (4\omega)^2$$

$$\Rightarrow T = 44m\omega R^2$$

(c)  $\tau = \tau_{F_{AT2}} + \tau_{Kx} + \tau_{PB}$

$$\tau = -\mu mg (\theta - \theta_0) \cdot 4R + K/2(0 - [4R(\theta - \theta_0)]^2) + (3mg)4R(\text{sen } \theta - \text{sen } \theta_0) \Rightarrow$$

$$\tau = -\mu mg (\theta - \theta_0) \cdot 4R - K(\theta - \theta_0)^2 \cdot 8R^2 + 12 mg R(\text{sen } \theta - \text{sen } \theta_0)$$

(d) Pelo teorema da energia cinética:  $\tau = T(t) - T(t_0) \Rightarrow$

$$-\mu mg (\theta - \theta_0) \cdot 4R - K(\theta - \theta_0)^2 \cdot 8R^2 + 12 mg R(\text{sen } \theta - \text{sen } \theta_0) = 44m\omega^2 R^2 \Rightarrow$$

$$\omega_D^2 = 4\omega^2 = \frac{1}{11} \left( -\frac{4\mu g(\theta - \theta_0)}{R} - \frac{8K}{m}(\theta - \theta_0)^2 + \frac{12g}{R}(\text{sen } \theta - \text{sen } \theta_0) \right)$$



# ESCOLA POLITÉCNICA DA UNIVERSIDADE DE SÃO PAULO

Departamento de Engenharia Mecânica

(e) Derivando a expressão acima em relação ao tempo e lembrando que  $\dot{\theta} = \omega = \frac{\omega_D}{4}$  chega-se a:

$$2\omega_D \dot{\omega}_D = \frac{1}{11} \left( -\frac{4\mu g}{R} \dot{\theta} - \frac{16K}{m} (\theta - \theta_0) \dot{\theta} + \frac{12g}{R} \cos \theta \cdot \dot{\theta} \right) = \frac{1}{11} \left( -\frac{4\mu g \omega_D}{R \cdot 4} - \frac{16K}{m} (\theta - \theta_0) \frac{\omega_D}{4} + \frac{12g}{R} \cos \theta \frac{\omega_D}{4} \right)$$

$$\dot{\omega}_D = \frac{1}{22} \left( -\frac{\mu g}{R} - \frac{4K}{m} (\theta - \theta_0) + \frac{3g}{R} \cos \theta \right)$$