

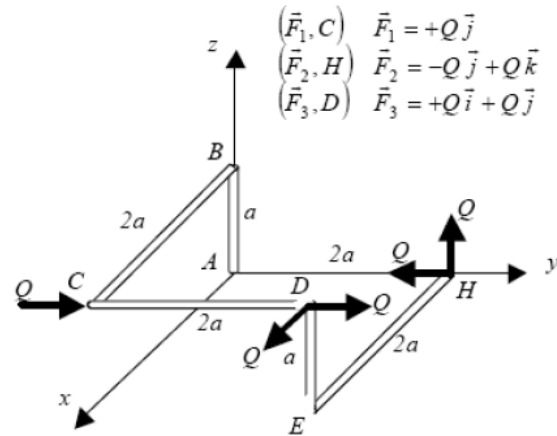


ESCOLA POLITÉCNICA DA UNIVERSIDADE DE SÃO PAULO
Departamento de Engenharia Mecânica

PME 2100 – Mecânica Geral A – Prova de Recuperação; 12/02/2008
Duração: 100 min (não é permitido o uso de calculadoras)

1ª. Questão (3 pontos) – A barra $ABCDEH$ tem peso desprezível e está submetida ao sistema de forças da figura.

- Determine a resultante do sistema de forças, \vec{R} .
- Calcule o momento do sistema de forças em relação ao pólo A , \vec{M}_A .
- Verifique se o sistema é redutível a uma única força. Justifique.
- Determine o sistema de forças, composto por um binário de momento \vec{M} e uma força aplicada em B , a ser adicionado ao sistema original, de forma a equilibrar a barra.



$$\begin{aligned} (\vec{F}_1, C) \quad \vec{F}_1 &= +Q\vec{j} \\ (\vec{F}_2, H) \quad \vec{F}_2 &= -Q\vec{j} + Q\vec{k} \\ (\vec{F}_3, D) \quad \vec{F}_3 &= +Q\vec{i} + Q\vec{j} \end{aligned}$$

Solução:

a) $\vec{R} = \vec{F}_1 + \vec{F}_2 + \vec{F}_3 = (Q\vec{j}) + (-Q\vec{j} + Q\vec{k}) + (Q\vec{i} + Q\vec{j})$

$$\boxed{\vec{R} = Q\vec{i} + Q\vec{j} + Q\vec{k}}$$

b) $\vec{M}_A = (C - A) \wedge \vec{F}_1 + (H - A) \wedge \vec{F}_2 + (D - A) \wedge \vec{F}_3$

$$\vec{M}_A = (2a\vec{i} + a\vec{k}) \wedge (Q\vec{j}) + (2a\vec{j}) \wedge (-Q\vec{j} + Q\vec{k}) + (2a\vec{i} + 2a\vec{j} + a\vec{k}) \wedge (Q\vec{i} + Q\vec{j})$$

$$\vec{M}_A = 2aQ\vec{k} - aQ\vec{i} + 2aQ\vec{i} + 2aQ\vec{k} - 2aQ\vec{k} + aQ\vec{j} - aQ\vec{i}$$

$$\boxed{\vec{M}_A = aQ\vec{j} + 2aQ\vec{k}}$$

c) Calculando o invariante:

$$I = \vec{M}_A \cdot \vec{R} = (aQ\vec{j} + 2aQ\vec{k}) \cdot (Q\vec{i} + Q\vec{j} + Q\vec{k}) = aQ^2 + 2aQ^2 = 3aQ^2 \neq 0$$

Como o invariante é diferente de zero, o sistema não pode ser reduzido a uma única força.

d) Para que o sistema de forças adicional equilibre a barra, ele deve ter resultante e momento opostos em relação ao sistema de forças original. Devemos reduzir o sistema de forças original utilizando o pólo B . Como a resultante já foi calculada, basta determinar o momento do sistema de forças original em relação ao pólo B . Utilizando a fórmula de mudança de pólo:

$$\vec{M}_B = \vec{M}_A + (A - B) \wedge \vec{R} = aQ\vec{j} + 2aQ\vec{k} + (-a\vec{k}) \wedge (Q\vec{i} + Q\vec{j} + Q\vec{k})$$

$$\vec{M}_B = aQ\vec{j} + 2aQ\vec{k} - aQ\vec{j} + aQ\vec{i}$$

$$\vec{M}_B = aQ\vec{i} + 2aQ\vec{k}$$

Assim o novo sistema de forças que adicionado ao sistema original equilibra a barra é: (\vec{F}, B) e \vec{M} , onde:

$$\vec{F} = -\vec{R} \quad \text{e} \quad \vec{M} = -\vec{M}_B \Rightarrow \boxed{\vec{F} = -Q\vec{i} - Q\vec{j} - Q\vec{k}}$$

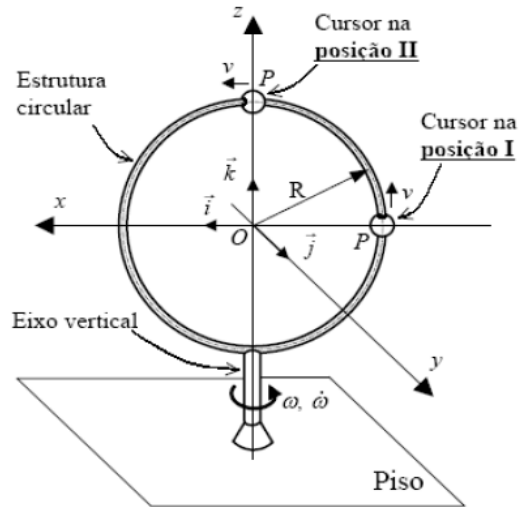
$$\boxed{\vec{M} = -aQ\vec{i} - 2aQ\vec{k}}$$



ESCOLA POLITÉCNICA DA UNIVERSIDADE DE SÃO PAULO
Departamento de Engenharia Mecânica

2ª. Questão (3 pontos) – A estrutura em forma de anel circular é presa a um eixo vertical, que gira com velocidade e aceleração angulares conhecidos, $\vec{\omega} = \omega(t)\vec{k}$ e $\dot{\vec{\omega}} = \dot{\omega}\vec{k}$. Um cursor P percorre o anel com velocidade relativa de intensidade v , conhecida e constante. Use o sistema $Oxyz$, fixo no anel, para expressar as grandezas cinemáticas.

- Determine a velocidade do centro do cursor P , quando ele ocupa a posição I.
- Determine a aceleração do centro do cursor P , quando ele ocupa a posição I.
- Determine a velocidade do centro do cursor P , quando ele ocupa a posição II.
- Determine a aceleração do centro do cursor P , quando ele ocupa a posição II.



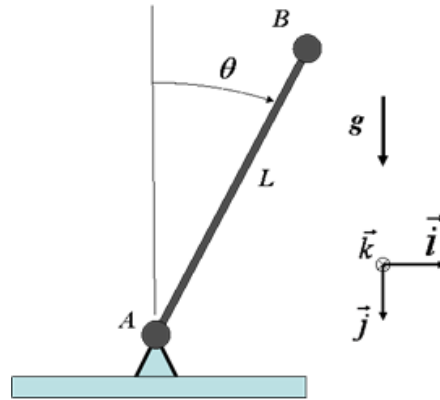
<p align="center">Item a) (0,5)</p> $\vec{v}_{P,rel} = v\vec{k}$ $\vec{v}_{P,arr} = \vec{v}_O + \vec{\omega} \wedge (P-O) = \vec{0} + \omega\vec{k} \wedge (-R\vec{i}) \Rightarrow$ $\vec{v}_{P,arr} = -\omega R\vec{j}$ $\vec{v}_{P,abs} = \vec{v}_{P,rel} + \vec{v}_{P,arr} \Rightarrow$ $\vec{v}_{P,abs} = v\vec{k} - \omega R\vec{j}$	<p align="center">Item c) (0,5)</p> $\vec{v}_{P,rel} = v\vec{i}$ $\vec{v}_{P,arr} = \vec{v}_O + \vec{\omega} \wedge (P-O) = \vec{0} + \omega\vec{k} \wedge R\vec{k} \Rightarrow$ $\vec{v}_{P,arr} = \vec{0}$ $\vec{v}_{P,abs} = \vec{v}_{P,rel} + \vec{v}_{P,arr} \Rightarrow$ $\vec{v}_{P,abs} = v\vec{i}$
<p align="center">Item b)</p> $\vec{v}_{P,rel} = \vec{v}_O + \vec{\Omega} \wedge (P-O) \Rightarrow v\vec{k} = \vec{0} + \Omega\vec{j} \wedge (-R\vec{i})$ $\vec{\Omega} = \frac{v}{R}\vec{j} \Rightarrow \dot{\vec{\Omega}} = \vec{0}$ $\vec{a}_{P,rel} = \vec{a}_O + \dot{\vec{\Omega}} \wedge (P-O) + \vec{\Omega} \wedge [\vec{\Omega} \wedge (P-O)] =$ $= \vec{0} + \vec{0} + \frac{v}{R}\vec{j} \wedge \left[\frac{v}{R}\vec{j} \wedge (-R\vec{i}) \right] \Rightarrow$ $\vec{a}_{P,rel} = \frac{v^2}{R}\vec{i} \quad (0,25)$ $\vec{a}_{P,arr} = \vec{a}_O + \dot{\vec{\omega}} \wedge (P-O) + \vec{\omega} \wedge [\vec{\omega} \wedge (P-O)] =$ $= \vec{0} + \dot{\omega}\vec{k} \wedge (-R\vec{i}) + \omega\vec{k} \wedge [\omega\vec{k} \wedge (-R\vec{i})] \Rightarrow$ $\vec{a}_{P,arr} = \omega^2 R\vec{i} - \dot{\omega} R\vec{j} \quad (0,25)$ $\vec{a}_{P,Cor} = 2\dot{\vec{\omega}} \wedge \vec{v}_{P,rel} = 2\dot{\omega}\vec{k} \wedge v\vec{k} \Rightarrow \vec{a}_{P,Cor} = \vec{0} \quad (0,25)$ $\vec{a}_{P,abs} = \left(\omega^2 R + \frac{v^2}{R} \right) \vec{i} - \dot{\omega} R\vec{j} \quad (0,25)$	<p align="center">Item d)</p> $\vec{a}_{P,rel} = \vec{0} + \vec{0} + \frac{v}{R}\vec{j} \wedge \left[\frac{v}{R}\vec{j} \wedge (R\vec{k}) \right] \Rightarrow$ $\vec{a}_{P,rel} = -\frac{v^2}{R}\vec{k} \quad (0,25)$ $\vec{a}_{P,arr} = \vec{a}_O + \dot{\vec{\omega}} \wedge (P-O) + \vec{\omega} \wedge [\vec{\omega} \wedge (P-O)] =$ $= \vec{0} + \dot{\omega}\vec{k} \wedge R\vec{k} + \omega\vec{k} \wedge (\omega\vec{k} \wedge R\vec{k}) \Rightarrow$ $\vec{a}_{P,arr} = \vec{0} \quad (0,25)$ $\vec{a}_{P,Cor} = 2\dot{\vec{\omega}} \wedge \vec{v}_{P,rel} = 2\dot{\omega}\vec{k} \wedge v\vec{i} \Rightarrow$ $\vec{a}_{P,Cor} = 2\omega v\vec{j} \quad (0,25)$ $\vec{a}_{P,abs} = \vec{a}_{P,rel} + \vec{a}_{P,arr} + \vec{a}_{P,Cor} = \vec{0} + \vec{0} + 2\omega v\vec{j} \Rightarrow$ $\vec{a}_{P,abs} = 2\omega v\vec{j} - \frac{v^2}{R}\vec{k} \quad (0,25)$



ESCOLA POLITÉCNICA DA UNIVERSIDADE DE SÃO PAULO
Departamento de Engenharia Mecânica

3ª. Questão (4 pontos) – Um sólido é composto por uma barra homogênea AB , de comprimento L e massa $3M$ e duas pequenas esferas (pontuais) de massa M cada uma, fixadas nas extremidades A e B . O sólido, é articulado sem atrito em A e é liberado do repouso, da posição $\theta = 30^\circ$. Pede-se:

- O momento de inércia do sólido em relação ao eixo paralelo ao vetor \vec{k} e que passa por A .
- A velocidade angular do sólido em função de θ . Use o Teorema da Energia Cinética.
- O diagrama de corpo livre do sólido, no instante da liberação.
- A aceleração angular do sólido, neste instante.
- As reações da articulação A , aplicadas no sólido, neste instante.



Solução:

Item (a)

$$J_{Az} = \underbrace{\frac{(3M)L^2}{12}}_{\text{barra}} + \underbrace{\left(3M\left(\frac{L}{2}\right)^2 + M0^2 + ML^2\right)}_{\text{pontos materiais}} = \frac{3ML^2}{12} + \frac{3ML^2}{4} + ML^2 = \frac{3ML^2 + 9ML^2 + 12ML^2}{12} = \frac{24ML^2}{12}$$

$$J_{Az} = 2ML^2$$

Item (b)

Energia cinética:

$$E = \frac{J_{Az} \dot{\theta}^2}{2} = \frac{2ML^2}{2} \dot{\theta}^2 = ML^2 \dot{\theta}^2$$

Trabalho da força peso:

$$W = 5Mg \left[\frac{L}{2} (\cos 30^\circ - \cos \theta) \right] = 5Mg \left[\frac{L}{2} \left(\frac{\sqrt{3}}{2} - \cos \theta \right) \right]$$

Teorema da energia cinética (o sólido parte do repouso):

$$E - E_0 = W \Rightarrow E - 0 = W$$

$$ML^2 \dot{\theta}^2 = 5Mg \left[\frac{L}{2} \left(\frac{\sqrt{3}}{2} - \cos \theta \right) \right]$$

$$\dot{\theta}^2 = \frac{5Mg \left[\frac{L}{2} \left(\frac{\sqrt{3}}{2} - \cos \theta \right) \right]}{ML^2}$$

$$\dot{\theta}^2 = \frac{5g(\sqrt{3} - 2\cos\theta)}{4L}$$

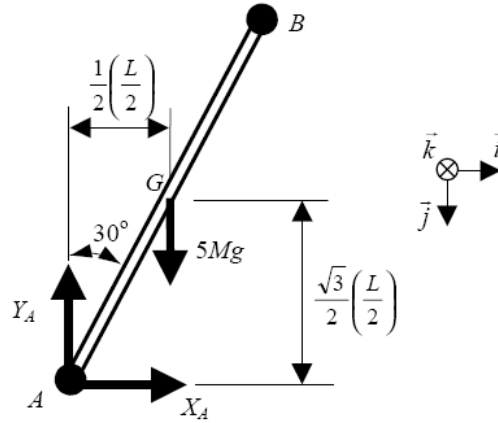
$$\dot{\theta} = \sqrt{\frac{5g(\sqrt{3} - 2\cos\theta)}{4L}}$$



ESCOLA POLITÉCNICA DA UNIVERSIDADE DE SÃO PAULO
Departamento de Engenharia Mecânica

Item (c)

Pela simetria, o baricentro do sólido está no centro da barra, e pelo enunciado, a massa do sólido é $5M$.



Item (d)

Teorema do Momento Angular:

$$J_{Az} \dot{\omega} = (5Mg) \left(\frac{L}{4} \right) \Rightarrow 2ML^2 \dot{\omega} = \frac{5}{4} MgL \Rightarrow \dot{\omega} = \frac{5g}{8L}$$

Item (e)

Teorema do Movimento do Baricentro:

$$(5M) \vec{a}_G = X_A \vec{i} + (-Y_A + 5Mg) \vec{j} \quad (I)$$

Pela cinemática:

$$\vec{a}_G = \vec{a}_A + \dot{\omega} \wedge (G - A) + \ddot{\omega} \wedge [\ddot{\omega} \wedge (G - A)]$$

Como $\dot{\omega}$ é no sentido horário, $\dot{\omega} = \frac{5g}{8L} \vec{k}$, e considerando que o ponto A é fixo e que logo após a liberação da barra

temos $\ddot{\omega} = \dot{\omega}$:

$$\vec{a}_G = \frac{5g}{8L} \vec{k} \wedge \left(\frac{L}{4} \vec{i} - \frac{\sqrt{3}L}{4} \vec{j} \right)$$

$$\vec{a}_G = \frac{5\sqrt{3}g}{32} \vec{i} + \frac{5g}{32} \vec{j}$$

$$(5M) \vec{a}_G = \frac{5M5\sqrt{3}g}{32} \vec{i} + \frac{5M5g}{32} \vec{j}$$

$$(5M) \vec{a}_G = \frac{25\sqrt{3}}{32} Mg \vec{i} + \frac{25}{32} Mg \vec{j} \quad (II)$$

Comparando (I) e (II):

$$X_A = \frac{25\sqrt{3}}{32} Mg$$

$$-Y_A + 5Mg = \frac{25}{32} Mg \Rightarrow Y_A = \frac{135}{32} Mg$$

$$\vec{X}_A = \frac{25\sqrt{3}}{32} Mg \vec{i}$$

$$\vec{Y}_A = -\frac{135}{32} Mg \vec{j}$$