



PMC 2100 – MECÂNICA A

Segunda Prova – 26 de outubro de 2001 – Duração: 100 minutos

(Não é permitido o uso de calculadoras)

Questão 1 (3,0 pontos)

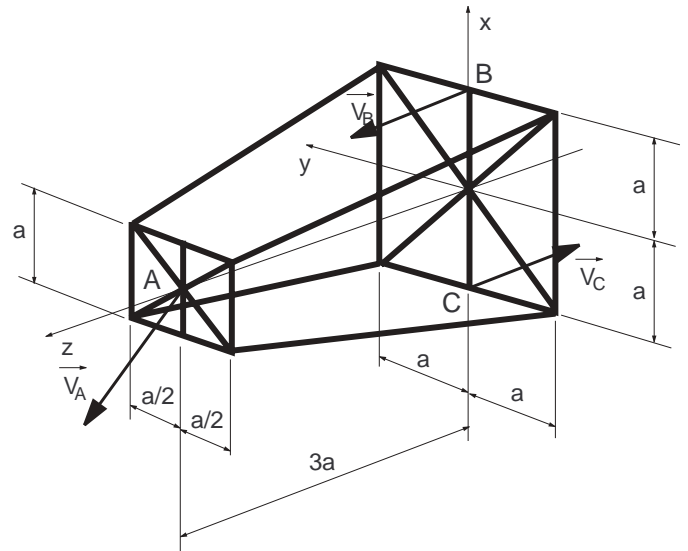
A plataforma esquematizada na figura foi instrumentada nos pontos A, B e C com a finalidade de registrar seu movimento. A velocidade desses pontos num instante vale:

$$\vec{v}_A = -6v\vec{i} + v\vec{k} \quad \vec{v}_B = 3v\vec{k} \quad \vec{v}_C = -v\vec{k}$$

Pede-se:

- Verificar que as velocidades \vec{v}_A e \vec{v}_B respeitam a condição de corpo rígido da plataforma.
- Determinar o vetor velocidade angular da plataforma

$$\vec{\omega} = \omega_x \vec{i} + \omega_y \vec{j} + \omega_z \vec{k}$$



a) Propriedade fundamental do C.R.:

$$\begin{aligned} \vec{v}_A \cdot (\vec{A} - \vec{B}) &= \vec{v}_B \cdot (\vec{A} - \vec{B}) \\ (-6v\vec{i} + v\vec{k}) \cdot (-a\vec{i} + 3a\vec{k}) &= 3v\vec{k} \cdot (-a\vec{i} + 3a\vec{k}) \\ 6av + 3av &= 9av \end{aligned}$$

\Rightarrow $9av = 9av$ \Rightarrow Ok! As vels. de A e B respeitam a condição de C.R. da plataforma.

b)

$$\begin{aligned} \vec{v}_A &= \vec{v}_B + \vec{\omega} \wedge (\vec{A} - \vec{B}) \\ -6v\vec{i} + v\vec{k} &= 3v\vec{k} + (\omega_x \vec{i} + \omega_y \vec{j} + \omega_z \vec{k}) \wedge (-a\vec{i} + 3a\vec{k}) \\ -6v\vec{i} - 2v\vec{k} &= -3a\omega_x \vec{j} + a\omega_y \vec{k} + 3a\omega_y \vec{i} - a\omega_z \vec{j} \\ \Rightarrow \quad \omega_y &= -\frac{2v}{a} \quad ; \quad -3\omega_x = \omega_z \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} \vec{v}_B &= \vec{v}_C + \vec{\omega} \wedge (\vec{B} - \vec{C}) \\ 3v\vec{k} &= -v\vec{k} + \left(\omega_x \vec{i} - \frac{2v}{a} \vec{j} - \omega_x \vec{k} \right) \wedge 2a\vec{i} \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} 4v\vec{k} &= 4v\vec{k} - 6a\omega_x \vec{j} \\ \Rightarrow \quad \omega_x &= 0 \quad \Rightarrow \quad \omega_z = 0 \end{aligned}$$

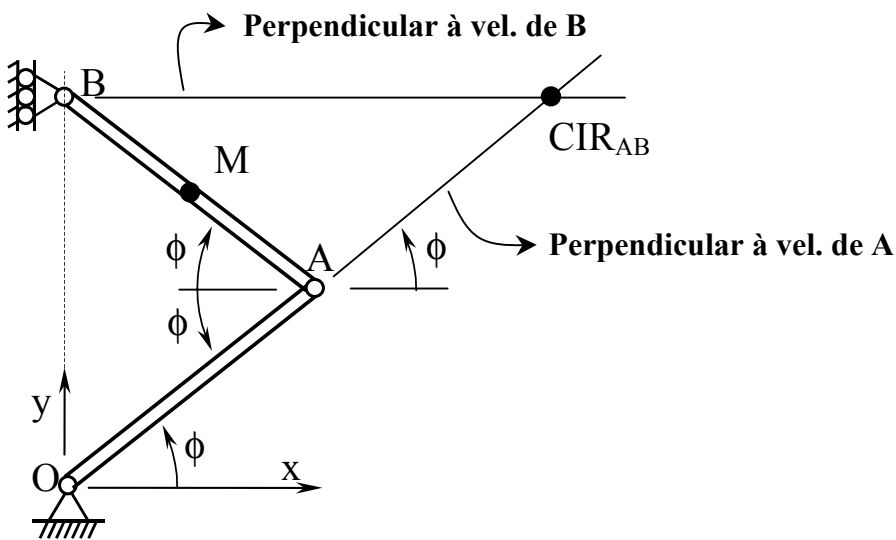
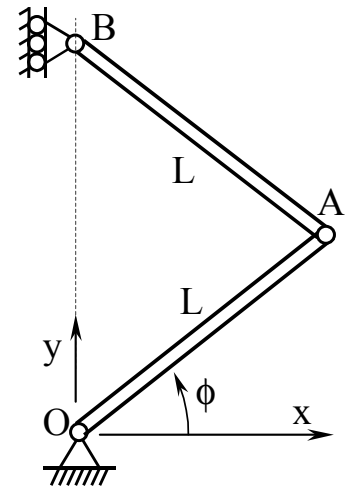
$$\vec{\omega} = -\frac{2v}{a} \vec{j}$$



Questão 2 (4,0 pontos)

O sistema indicado move-se no plano $O\vec{i}\vec{j}$. A barra OA gira em torno de O, de maneira que $\phi = \omega t$ ($\omega > 0$, cte.). No ponto A, as barras estão ligadas por uma articulação. A extremidade B percorre um trecho do eixo $O\vec{j}$. Pede-se, expressando os vetores na base $\vec{i} \vec{j} \vec{k}$:

- A posição do CIR da barra AB.
- A velocidade de B (\vec{v}_B) e a velocidade de A (\vec{v}_A).
- O vetor de rotação ($\vec{\Omega}$) da barra AB.
- A velocidade \vec{v}_M do ponto médio de AB, M



Para A e O:

$$\vec{v}_A = \omega \vec{k} \wedge (L \cos \phi \vec{i} + L \sin \phi \vec{j})$$

$$\boxed{\vec{v}_A = \omega L (-\sin \phi \vec{i} + \cos \phi \vec{j})}$$

Para A e CIR_{AB}:

$$\vec{v}_A = \Omega \vec{k} \wedge (-L \cos \phi \vec{i} - L \sin \phi \vec{j})$$

$$\omega L (-\sin \phi \vec{i} + \cos \phi \vec{j}) = \Omega L (\sin \phi \vec{i} - \cos \phi \vec{j})$$

$$\Rightarrow \omega = -\Omega$$

$$\Rightarrow \boxed{\vec{\Omega} = -\omega \vec{k}}$$

Para B e CIR_{AB}:

$$\vec{v}_B = -\omega \vec{k} \wedge (-2L \cos \phi \vec{i})$$

$$\Rightarrow \boxed{\vec{v}_B = 2\omega L \cos \phi \vec{j}}$$

Para M e B:

$$\vec{v}_M = \vec{v}_B - \omega \vec{k} \wedge \frac{L}{2} (\cos \phi \vec{i} - \sin \phi \vec{j})$$

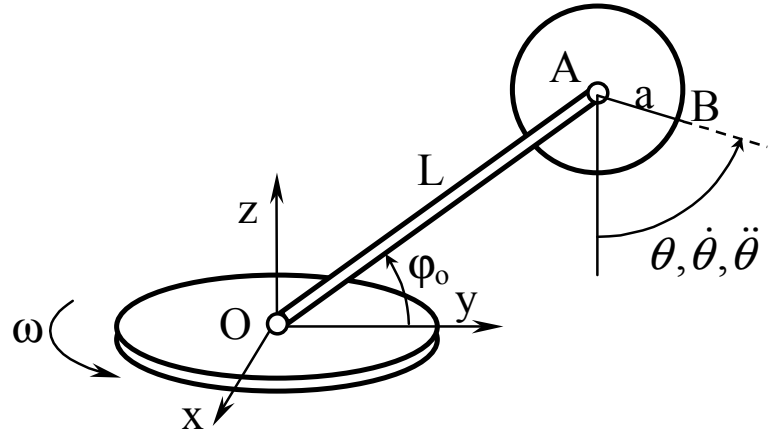
$$\vec{v}_M = 2\omega L \cos \phi \vec{j} - \frac{\omega L}{2} \cos \phi \vec{j} - \frac{\omega L}{2} \sin \phi \vec{i}$$

$$\boxed{\vec{v}_M = \frac{\omega L}{2} (-\sin \phi \vec{i} + 3 \cos \phi \vec{j})}$$



Questão 3 (3,0 pontos)

A plataforma circular mostrada na figura tem velocidade angular ω constante. A barra OA e o disco de raio a e centro A giram com a plataforma, permanecendo sempre no plano Oyz do sistema de coordenadas (O,x,y,z) de versores $(\vec{i} \vec{j} \vec{k})$ solidário à plataforma. O ângulo φ_0 é constante. Pede-se, em função de $\theta, \dot{\theta}, \ddot{\theta}$ e demais dados do problema:



- Os vetores velocidade relativa, de arrastamento e absoluta do ponto B, pertencente à periferia do disco.
- Os vetores aceleração relativa, de arrastamento e absoluta do mesmo ponto B.
- O vetor rotação absoluta $\vec{\Omega}$ do disco.

$$\vec{v}_{B,rel} = \dot{\theta} \vec{i} \wedge a(\sin \theta \vec{j} - \cos \theta \vec{k}) \Rightarrow \boxed{\vec{v}_{B,rel} = \dot{\theta} a (\cos \theta \vec{j} + \sin \theta \vec{k})}$$

$$\vec{v}_{B,arr} = \omega \vec{k} \wedge [(L \cos \varphi_0 + a \sin \theta) \vec{j} + (L \sin \varphi_0 + a \cos \theta) \vec{k}]$$

$$\boxed{\vec{v}_{B,arr} = -\omega (L \cos \varphi_0 + a \sin \theta) \vec{i}}$$

$$\vec{v}_B = \vec{v}_{B,rel} + \vec{v}_{B,arr} \Rightarrow \boxed{\vec{v}_B = -\omega (L \cos \varphi_0 + a \sin \theta) \vec{i} + \dot{\theta} a (\cos \theta \vec{j} + \sin \theta \vec{k})}$$

$$\vec{a}_{B,rel} = \ddot{\theta} \vec{i} \wedge a(\sin \theta \vec{j} - \cos \theta \vec{k}) + \dot{\theta}^2 \vec{i} \wedge [\vec{i} \wedge a(\sin \theta \vec{j} - \cos \theta \vec{k})]$$

$$\boxed{\vec{a}_{B,rel} = \ddot{\theta} a (\cos \theta \vec{j} + \sin \theta \vec{k}) + \dot{\theta}^2 a (-\sin \theta \vec{j} + \cos \theta \vec{k})}$$

$$\vec{a}_{B,arr} = \omega^2 \vec{k} \wedge \{ \vec{k} \wedge [(L \cos \varphi_0 + a \sin \theta) \vec{j} + (L \sin \varphi_0 + a \cos \theta) \vec{k}] \}$$

$$\boxed{\vec{a}_{B,arr} = -\omega^2 (L \cos \varphi_0 + a \sin \theta) \vec{j}}$$

$$\vec{a}_{B,cor} = 2\omega \vec{k} \wedge \vec{v}_{B,rel} = 2\omega \vec{k} \wedge \dot{\theta} a (\cos \theta \vec{j} + \sin \theta \vec{k}) \Rightarrow \boxed{\vec{a}_{B,cor} = -2\omega \dot{\theta} a \cos \theta \vec{i}}$$

$$\vec{a}_B = \vec{a}_{B,rel} + \vec{a}_{B,arr} + \vec{a}_{B,cor} \Rightarrow$$

$$\boxed{\vec{a}_B = -2\omega \dot{\theta} a \cos \theta \vec{i} + [\ddot{\theta} a \cos \theta - \dot{\theta}^2 a \sin \theta - \omega^2 (L \cos \varphi_0 + a \sin \theta)] \vec{j} + (\ddot{\theta} a \sin \theta + \dot{\theta}^2 a \cos \theta) \vec{k}}$$

$$\vec{\Omega} = \vec{\omega}_{arr} + \vec{\omega}_{rel} \Rightarrow \boxed{\vec{\Omega} = \omega \vec{k} + \dot{\theta} \vec{i}}$$