

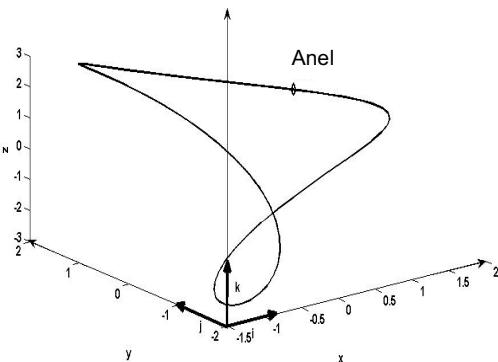


# ESCOLA POLITÉCNICA DA UNIVERSIDADE DE SÃO PAULO

## PME 3100 – MECÂNICA 1 – Segunda Prova – 18 de outubro de 2016 –

Duração da Prova: 110 minutos

(não é permitido portar celulares, tablets, calculadoras e dispositivos similares)



**QUESTÃO 1 (2,5 pontos).** Conforme ilustrado na figura, um pequeno anel move-se vinculado a um arame curvo descrito pela equação:

$$(P-O) = \vec{r}(u) = (\cos u + \cos 2u)\vec{i} + (\sin u - \sin 2u)\vec{j} + 3 \sin u \vec{k}$$

em que  $u$  é um parâmetro variável no tempo. O movimento do anel obedece à lei horária  $u(t) = t/10$ .

Para o instante  $t = 10\pi$ , pede-se:

(a) o versor tangente ao arame no ponto coincidente com o anel, descrito em coordenadas cartesianas (utilize a base  $\vec{i}, \vec{j}, \vec{k}$ ).

(b) a velocidade do anel descrita em coordenadas intrínsecas;

(c) a aceleração do anel descrita em coordenadas intrínsecas.

Solução:

a) O versor tangente à curva, em qualquer ponto, é dado por:

$$\vec{\tau} = \frac{\vec{r}'}{|\vec{r}'|} = \frac{\frac{dr_x}{du} \vec{i} + \frac{dr_y}{du} \vec{j} + \frac{dr_z}{du} \vec{k}}{\sqrt{\left(\frac{dr_x}{du}\right)^2 + \left(\frac{dr_y}{du}\right)^2 + \left(\frac{dr_z}{du}\right)^2}}$$

As componentes da derivada da função vetorial  $\vec{r}(u)$  são dadas por:

$$\frac{dr_x}{du} = -\sin u - 2 \sin 2u$$

$$\frac{dr_y}{du} = \cos u - 2 \cos 2u$$

$$\frac{dr_z}{du} = \cos u$$

Para o instante  $t = 10\pi$ , tem-se  $u(10\pi) = \pi$  e:

$$\frac{dr_x}{du}(t = 10\pi) = -\sin \pi - 2 \sin 2\pi = 0$$

$$\frac{dr_y}{du}(t = 10\pi) = \cos \pi - 2 \cos 2\pi = -3$$

$$\frac{dr_z}{du}(t = 10\pi) = 3 \cos 3\pi = -3$$

$$|\vec{r}'(t = 10\pi)| = \sqrt{9 + 9} = 3\sqrt{2}$$

Portanto, o versor tangente à curva, no ponto coincidente com a posição do anel no instante  $t = 10\pi$ , é:

$$\vec{\tau} = \frac{1}{3\sqrt{2}}(-3\vec{j} - 3\vec{k}) = -\frac{\sqrt{2}}{2}\vec{j} - \frac{\sqrt{2}}{2}\vec{k} \quad (1,0)$$

b) A velocidade do anel é dada por:

$$\vec{v} = \frac{d\vec{r}}{dt} = \frac{d\vec{r}}{du} \frac{du}{dt} = (-\sin u - 2 \sin 2u) \frac{1}{10} \vec{i} + (\cos u - 2 \cos 2u) \frac{1}{10} \vec{j} + 3 \cos u \frac{1}{10} \vec{k}$$

No instante considerado, tem-se:



# ESCOLA POLITÉCNICA DA UNIVERSIDADE DE SÃO PAULO

## PME 3100 – MECÂNICA 1 – Segunda Prova – 18 de outubro de 2016 –

Duração da Prova: 110 minutos

(não é permitido portar celulares, tablets, calculadoras e dispositivos similares)

$$\vec{v}(u = 10\pi) = (-\sin \pi - 2 \sin 2\pi) \frac{1}{10} \vec{i} + (\cos \pi - 2 \cos 2\pi) \frac{1}{10} \vec{j} + 3 \cos \pi \frac{1}{10} \vec{k} = -\frac{1}{10} (3\vec{j} + 3\vec{k})$$

A velocidade escalar do anel, nesse instante, é, portanto:

$$v(t = 10\pi) = \frac{1}{10} \sqrt{9+9} = \frac{3\sqrt{2}}{10}$$

e a expressão intrínseca de sua velocidade, é:

$$\vec{v}(t = 10\pi) = \frac{3\sqrt{2}}{10} \vec{\tau} \quad (0,5)$$

c) A aceleração do anel, descrita em coordenadas cartesianas, é dada por:

$$\vec{a} = \frac{d\vec{v}}{dt} = \frac{d\vec{v}}{du} \frac{du}{dt} = \left[ (-\cos u - 4 \cos 2u) \frac{1}{10} \vec{i} + (-\sin u + 4 \sin 2u) \frac{1}{10} \vec{j} - 3 \sin u \frac{1}{10} \vec{k} \right] \frac{1}{10}$$

No instante considerado, tem-se:

$$\vec{a}(t = 10\pi) = \vec{a}(u = \pi) = (-\cos \pi - 4 \cos 2\pi) \frac{1}{100} \vec{i} + (-\sin \pi + 4 \sin 2\pi) \frac{1}{100} \vec{j} - 3 \sin \pi \frac{1}{10} \vec{k} = -\frac{3}{100} \vec{i}$$

A componente tangencial da aceleração, é dada por:

$$a_t(t = 10\pi) = -\frac{3}{100} \vec{i} \cdot \vec{\tau}(t = 10\pi) = -\frac{3}{100} \vec{i} \cdot \left( -\frac{\sqrt{2}}{2} \vec{j} - \frac{\sqrt{2}}{2} \vec{k} \right) = 0$$

Portanto, no instante  $t = 10\pi$  o módulo da aceleração do anel vale

$$\vec{a}(t = 10\pi) = \frac{3}{100}$$

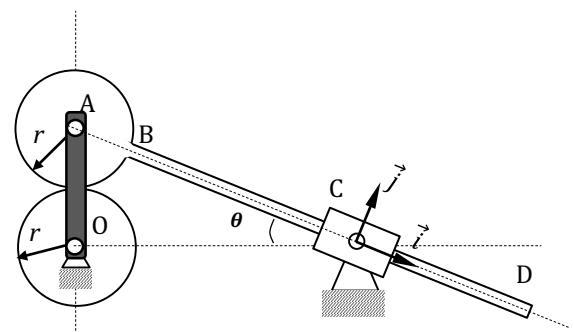
a aceleração do anel coincide com sua componente normal, ou seja:

$$\vec{a}(t = 10\pi) = \frac{3}{100} \vec{n} \quad (1,0)$$

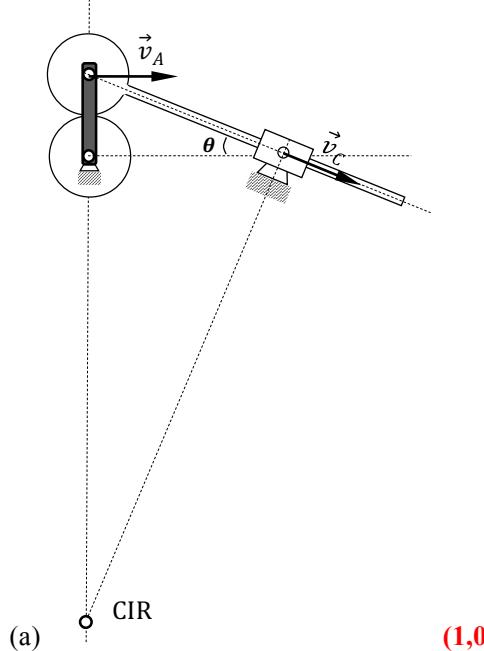


**QUESTÃO 2 (3,5 pontos).** No mecanismo da figura, **O** e **C** são articulações fixas e **A** é uma articulação móvel. O disco de centro **A** e raio  $r$  é soldado à barra **BD** de modo a formar um único corpo rígido. O disco de centro **O** e raio  $r$  é mantido em contato, sem escorregamento, com o disco de centro **A** por meio da barra rígida **OA** e das articulações em **O** e em **A**. A articulação em **C** é o centro de uma luva rígida no interior da qual desliza a barra **BD**. O sistema de referência móvel  $C\vec{i}\vec{j}\vec{k}$  é solidário à luva com centro **C** (e não ao corpo **ABD**). No instante mostrado, sabe-se que a barra **OA** possui vetor rotação  $\vec{\omega}_{OA} = -\omega\vec{k}$ , de módulo constante. Com base nessas informações pedem-se, para esse instante, em função dos parâmetros  $r$ ,  $\theta$ ,  $\omega$ , e expressando as respostas no sistema de coordenadas dado:

- localizar graficamente o CIR da peça única **ABD**;
- o vetor velocidade (absoluta) do ponto **A** e o vetor rotação  $\vec{\omega}_A$  da peça única **ABD**;
- o vetor rotação  $\vec{\omega}_O$  do disco de centro **O**;
- a aceleração de Coriolis do ponto **A**.



Solução:



(a)

(1,0)

(b)

$$\vec{v}_A = \vec{v}_O + (-\omega\vec{k}) \wedge (A - O), \quad A \in AO, \rightarrow$$

$$\vec{v}_A = 2\omega r(\cos\theta\vec{i} + \sin\theta\vec{j})$$

$$\text{Da geometria, } |(A - \text{CIR})| = \frac{2r}{\sin^2\theta}$$

Para  $A \in$  haste+disco,

$$\vec{v}_A = \vec{\omega}_A\vec{k} \wedge (A - \text{CIR})$$

$$\vec{v}_A = \vec{\omega}_A\vec{k} \wedge \frac{2r}{\sin^2\theta}(-\sin\theta\vec{i} + \cos\theta\vec{j}) \quad (0,5)$$

$$2\omega r(\cos\theta\vec{i} + \sin\theta\vec{j}) = \frac{2r\omega_A}{\sin^2\theta}(-\cos\theta\vec{i} - \sin\theta\vec{j})$$



# ESCOLA POLITÉCNICA DA UNIVERSIDADE DE SÃO PAULO

## PME 3100 – MECÂNICA 1 – Segunda Prova – 18 de outubro de 2016 –

Duração da Prova: 110 minutos

(não é permitido portar celulares, tablets, calculadoras e dispositivos similares)

Por qualquer das projeções,

$$\omega_A = -\omega \sin^2 \theta \Rightarrow \vec{\omega}_A = -\omega \sin^2 \theta \vec{k} \quad (0,5)$$

(c) supondo E o ponto de contato entre o disco+haste e o disco de centro O tem-se, para  $E \in$  disco + haste:

$$\vec{v}_E = \vec{v}_A + \vec{\omega}_A \wedge (E - A)$$

$$\vec{v}_E = 2\omega r(\cos \theta \vec{i} + \sin \theta \vec{j}) +$$

$$(-\omega \sin^2 \theta \vec{k}) \wedge r(\sin \theta \vec{i} - \cos \theta \vec{j})$$

$$\vec{v}_E = (2\omega r - \omega r \sin^2 \theta) \cos \theta \vec{i} + (2\omega r - \omega r \sin^2 \theta) \sin \theta \vec{j} \quad (1) \quad (0,5)$$

Para  $E \in$  disco de centro O

$$\vec{v}_E = \vec{v}_O + \vec{\omega}_O \wedge (E - O)$$

$$\vec{v}_E = \omega_0 \vec{k} \wedge r(-\sin \theta \vec{i} + \cos \theta \vec{j})$$

$$\vec{v}_E = \omega_0 r(-\cos \theta \vec{i} - \sin \theta \vec{j}) \quad (2)$$

Igualando (1) e (2) obtém-se

$$\therefore \vec{\omega}_O = \omega(\sin^2 \theta - 2) \vec{k} = -\omega(1 + \cos^2 \theta) \vec{k} \quad (0,5)$$

(d)

$$\vec{v}_{A,r} = 2\omega r \cos \theta \vec{i}$$

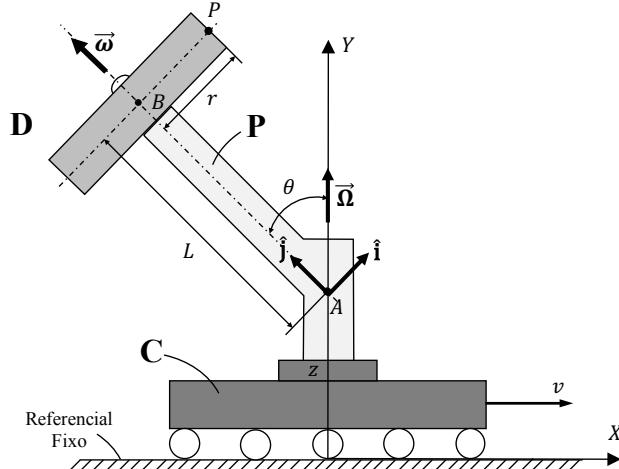
$$\vec{a}_{A,C} = 2\vec{\omega}_A \wedge \vec{v}_{A,r}$$

$$\vec{a}_{A,C} = -2\omega \sin^2 \theta \vec{k} \wedge 2\omega r \cos \theta \vec{i}$$

$$\vec{a}_{A,C} = -4\omega^2 \sin^2 \theta \cos \theta \vec{j} \quad (0,5)$$



**QUESTÃO 3 (4,0 pontos).** O suporte  $S$  é ligado por meio de um mancal a um carro que se move com velocidade  $v\vec{I}$  ( $v$  constante) em relação ao solo. O suporte  $S$  gira com velocidade angular  $\vec{\Omega} = \Omega\vec{j}$  ( $\Omega$  constante) em relação ao carro, transportando em sua extremidade  $B$  um disco  $D$  de raio  $r$  que gira com velocidade angular  $\vec{\omega} = \omega\vec{j}$  ( $\omega$  constante) relativamente ao suporte. A distância entre os pontos  $A$  e  $B$  é  $L$  e o ângulo definido entre o eixo  $Y$  e a barra  $AB$  é  $\theta$  (constante). A base  $\vec{i}, \vec{j}, \vec{k}$  (relativa aos eixos  $X, Y$  e  $Z$ ) é fixa ao solo e a base  $\vec{i}, \vec{j}, \vec{k}$  é solidária ao suporte. Expressando os resultados em termos dos versores da base  $\vec{i}, \vec{j}, \vec{k}$ , determine para o instante em que o sistema se encontra na posição ilustrada na figura:



(d) o vetor aceleração rotacional absoluta (ou instantânea) do disco.

Solução:

a) Por composição de movimentos, a velocidade absoluta do ponto  $P$ , medida com relação ao referencial fixo, pode ser escrita como segue:

$$\vec{v}_{abs,P} = \vec{v}_{rel,P} + \vec{v}_{arrast,P} \quad (A1)$$

- Velocidade relativa,  $\vec{v}_{rel,P}$ : **(0,5)**

$$\vec{v}_{rel,P} = \underbrace{\vec{V}_B}_{\substack{\text{vel. de B em} \\ \text{relação a P} (= \vec{0})}} + \vec{\omega} \wedge (\vec{P} - \vec{B}) = \vec{0} + \omega \vec{j} \wedge (r \vec{i}) = (-\omega r) \vec{k} \quad (A2)$$

$$\vec{v}_{rel,P} = (-\omega r) \vec{k} \quad (A3)$$

- Velocidade de arrastamento,  $\vec{v}_{arrast,P}$ : **(0,5)**

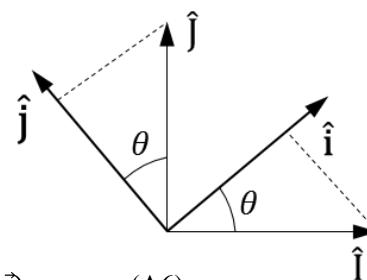
$$\vec{v}_{arrast,P} = \underbrace{\vec{V}_A}_{\substack{\text{vel. de A em relação} \\ \text{ao referencial fixo} (= v\vec{i})}} + \vec{\Omega} \wedge (\vec{P} - \vec{A}) = v\vec{i} + \Omega \vec{j} \wedge (L\vec{j} + r\vec{i}) \quad (A4)$$

Decompondo os versores  $\vec{i}$  e  $\vec{j}$  na base  $\{\vec{i}, \vec{j}, \vec{k}\}$ , tem-se:

$$\begin{aligned} \vec{i} &= \cos\theta \vec{i} - \sin\theta \vec{j} \\ \vec{j} &= \sin\theta \vec{i} + \cos\theta \vec{j} \end{aligned} \quad (A5)$$

Substituindo (a5) em (a4), tem-se:

$$\vec{v}_{arrast,P} = v(\cos\theta \vec{i} - \sin\theta \vec{j}) + \Omega(\sin\theta \vec{i} + \cos\theta \vec{j}) \wedge (L\vec{j} + r\vec{i}) \quad (A6)$$



$$\vec{v}_{arrast,P} = v(\cos\theta \vec{i} - \sin\theta \vec{j}) + \Omega(L\sin\theta - r\cos\theta) \vec{k} \quad (A7)$$



# ESCOLA POLITÉCNICA DA UNIVERSIDADE DE SÃO PAULO

## PME 3100 – MECÂNICA 1 – Segunda Prova – 18 de outubro de 2016 –

Duração da Prova: 110 minutos

(não é permitido portar celulares, tablets, calculadoras e dispositivos similares)

Finalmente, substituindo (a7) e (a3) em (a1), a velocidade absoluta do ponto P pode ser escrita, como segue:

$$\vec{v}_{abs,P} = (v \cos \theta) \vec{i} - (v \sin \theta) \vec{j} + [\Omega(L \sin \theta - r \cos \theta) - \omega r] \vec{k} \quad (A8)$$

b) De forma análoga, a aceleração absoluta do ponto P pode ser computada da seguinte forma:

$$\vec{a}_{abs,P} = \vec{a}_{rel,P} + \vec{a}_{arrast,P} + \vec{a}_{Coriolis,P} \quad (B1)$$

- Aceleração relativa,  $\vec{a}_{rel,P}$ : **(0,5)**

$$\vec{a}_{rel,P} = \underbrace{\vec{A}_B}_{\substack{\text{acel. de B em} \\ \text{relação a } \mathbf{P} (= \vec{0})}} + \underbrace{\dot{\vec{\omega}} \wedge (\vec{P} - \vec{B})}_{\substack{\text{acel. angular} \\ \text{relativa} (= \vec{0})}} + \vec{\omega} \wedge [\vec{\omega} \wedge (\vec{P} - \vec{B})] \quad (B2)$$

$$= \vec{0} + \vec{0} + \vec{\omega} \vec{j} \wedge [\vec{\omega} \vec{j} \wedge (r \vec{i})] = \vec{\omega} \vec{j} \wedge [-\omega r \vec{k}]$$

$$\vec{a}_{rel,P} = (-\omega^2 r) \vec{i} \quad (B3)$$

- Aceleração de arrastamento,  $\vec{a}_{arrast,P}$ : **(0,5)**

$$\vec{a}_{arrast,P} = \underbrace{\vec{A}_A}_{\substack{\text{acel. de A em relação} \\ \text{ao referencial fixo} (= \vec{0})}} + \underbrace{\vec{\Omega} \wedge (\vec{P} - \vec{B})}_{\substack{\text{acel. angular} \\ \text{de arrast.} (= \vec{0})}} + \vec{\Omega} \wedge [\vec{\Omega} \wedge (\vec{P} - \vec{A})] \quad (B4)$$

$$= \vec{0} + \vec{0} + \vec{\Omega} \vec{j} \wedge [\vec{\Omega} \vec{j} \wedge (L \vec{j} + r \vec{i})]$$

Considerando o versor  $\vec{j}$  decomposto na base  $\{\vec{i}, \vec{j}, \vec{k}\}$  (eq. A5), tem-se:

$$\vec{a}_{arrast,P} = \vec{\Omega} (\sin \theta \vec{i} + \cos \theta \vec{j}) \wedge [\vec{\Omega} (\sin \theta \vec{i} + \cos \theta \vec{j}) \wedge (L \vec{j} + r \vec{i})] \quad (B5)$$

$$= \vec{\Omega} (\sin \theta \vec{i} + \cos \theta \vec{j}) \wedge [\vec{\Omega} (L \sin \theta - r \cos \theta) \vec{k}]$$

$$\vec{a}_{arrast,P} = \vec{\Omega}^2 [(L \sin \theta \cos \theta - r \cos^2 \theta) \vec{i} + (r \sin \theta \cos \theta - L \sin^2 \theta) \vec{j}] \quad (B6)$$

- Aceleração de Coriolis,  $\vec{a}_{Coriolis,P}$ : **(0,5)**

$$\begin{aligned} \vec{a}_{Coriolis,P} &= 2 \vec{\Omega} \wedge \vec{v}_{rel,P} \\ &= 2 (\vec{\Omega} \vec{j}) \wedge (-\omega r \vec{k}) = 2 \vec{\Omega} (\sin \theta \vec{i} + \cos \theta \vec{j}) \wedge (-\omega r \vec{k}) \end{aligned} \quad (B7)$$

$$\vec{a}_{Coriolis,P} = -2 \vec{\Omega} \omega r (\cos \theta \vec{i} - \sin \theta \vec{j}) \quad (B8)$$

Finalmente, substituindo (b8), (b6) e (b3) em (b1), a aceleração absoluta do ponto P pode ser escrita, como segue:

$$\begin{aligned} \vec{a}_{abs,P} &= [\vec{\Omega}^2 (L \sin \theta \cos \theta - r \cos^2 \theta) - 2 \vec{\Omega} \omega r \cos \theta - \omega^2 r] \vec{i} + \\ &\quad [\vec{\Omega}^2 (r \sin \theta \cos \theta - L \sin^2 \theta) + 2 \vec{\Omega} \omega r \sin \theta] \vec{j} \end{aligned} \quad (B9)$$



# ESCOLA POLITÉCNICA DA UNIVERSIDADE DE SÃO PAULO

## PME 3100 – MECÂNICA 1 – Segunda Prova – 18 de outubro de 2016 –

Duração da Prova: 110 minutos

(não é permitido portar celulares, tablets, calculadoras e dispositivos similares)

- c) O vetor rotação absoluta (ou instantâneo) do disco é dado por: **(0,5)**

$$\vec{\omega}_{abs,D} = \vec{\omega}_{rel,D} + \vec{\omega}_{arrast,D} = \vec{\omega} + \vec{\Omega} \quad (C1)$$
$$\vec{\omega}_{abs,D} = \vec{\omega j} + \vec{\Omega j} = \vec{\omega j} + \vec{\Omega}(\sin\theta \vec{i} + \cos\theta \vec{j})$$

$$\vec{\omega}_{abs,D} = (\Omega \sin\theta) \vec{i} + (\omega + \Omega \cos\theta) \vec{j} \quad (C2)$$

- d) O vetor aceleração rotacional absoluta (ou instantânea) do disco é dado por: **(1,0)**

$$\vec{\alpha}_{abs,D} = \vec{\alpha}_{rel,D} + \vec{\alpha}_{arrast,D} + \vec{\alpha}_{compl,D} = \begin{matrix} \dot{\vec{\omega}} \\ \text{acel. angular} \end{matrix} + \begin{matrix} \dot{\vec{\Omega}} \\ \text{acel. angular de} \\ \text{relativa} \quad (= \vec{0}) \end{matrix} + \vec{\Omega} \wedge \vec{\omega} \quad (D1)$$
$$\vec{\alpha}_{abs,D} = \vec{0} + \vec{0} + \vec{\Omega j} \wedge \vec{\omega j} = \vec{\Omega}(\sin\theta \vec{i} + \cos\theta \vec{j}) \wedge \vec{\omega j}$$

$$\vec{\alpha}_{abs,D} = \Omega \omega \sin\theta \vec{k} \quad (D2)$$