CORRECÇÃO DO TESTE Universidade de Aveiro - DEM

Mecânica Aplicada – 1.º Teste – Cinemática de Corpo Rígido – 01/04/2016

04/2016

Nome:

A bexandre Pinho de Guy

N.º Mecanográfico:

Nota: não é permitida a consulta de quaisquer documentos nem a utilização de máquina de calcular ou de telemóvel durante o exame. As respostas são para serem escritas no enunciado. Não há folhas de rascunho, pelo que pensem antes de escrever e aproveitem bem o espaço fornecido! Na última página encontra-se um Formulário. Não tirar o agrafo das folhas do enunciado! O teste tem uma duração máxima de 1h30.

Exercício 1 (3 valores): Considere um corpo rígido que se movimenta no espaço. Neste contexto, responda justificando breve e convenientemente às seguintes questões:

1. Em termos da cinemática, que importante simplificação matemática advém do facto de o corpo que se movimenta ser rígido?

2. Ainda em termos da cinemática, que outras importantes simplificações matemáticas advêm do facto de o movimento (plano ou não-plano) do corpo rígido ser de translação?

MOVIMENTO DE TRANSLAÇÃO DI) NÃO HÁ

WUAL WUER POTAÇÃO DI W = O E d = O, E LOGO

ii) Nº (P)=Nº E a (P)= a, Y PONTO P DO CORPU,

ISTO É, TODUS OS PONTOS APRESENTAM AS MESMAS

VENCIDADE E ACELIERAÇÃO:

Mecânica Aplicada – 1.º Teste – Cinemática de Corpo Rígido – 01/04/2016

Exercício 2 (8 valores): A barra AB encontra-se articulada no ponto A com um apoio fixo e no ponto B com a barra BCD. Sabe-se que a barra BCD é guiada por um rolamento aplicado em C que desliza sobre a superfície horizontal, de tal modo que os pontos A e C se encontram sempre à mesma altura. No instante representado na Figura 1, a barra AB roda com uma velocidade angular ω_{AB} no sentido anti-horário e com uma aceleração angular α_{AB} no sentido horário. Nesse contexto:

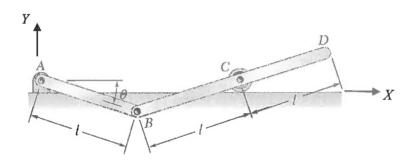


Figura 1. Sistema mecânico do Exercício 2.

(a) [10%] Classifique os tipos de movimento que apresentam as barras AB e BCD.

R:

Universidade de Aveiro – DEM

Mecânica Aplicada – 1.º Teste – Cinemática de Corpo Rígido – 01/04/2016

(b) [45%] Com base no <u>método dos referenciais rotativos (MRR) e só neste</u>, determine a velocidade do ponto C e a velocidade angular da barra BCD.

R:

Equações vectoriais:

Equações vectoriais com componentes dos vectores:

$$\begin{cases}
NCx \\
OCS
\end{cases} = \begin{cases}
O \\
VAS
\end{cases} \times \begin{cases}
ACx \\
ACy \\
A$$

Incógnitas do problema: NCx & WBCD/AB

Universidade de Aveiro – DEM

Mecânica Aplicada - 1.º Teste - Cinemática de Corpo Rígido - 01/04/2016

(c) [45%] Com base no <u>método dos referenciais rotativos (MRR) e só neste</u>, determine a aceleração do ponto *C* e a aceleração angular da barra *BCD*.

R:

Equações vectoriais:

$$\vec{Q}_{C} = [\vec{a}_{A} + \vec{\Omega}_{A} \times \vec{R}_{C/R_{1}} + \vec{\Omega}_{A} \times (\vec{\Omega}_{A} \times \vec{R}_{C/R_{1}})] + [\vec{a}_{B} + \vec{\Omega}_{A} \times \vec{R}_{C/R_{2}}] + [\vec{a}_{C/R_{2}} \times$$

Equações vectoriais com componentes dos vectores:

$$\frac{\langle q_{C} \times \rangle}{\langle q_{C} \rangle} = \begin{cases} 0 \\ 0 \\ -d_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ 0 \end{cases} + \begin{cases} 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0}\theta \\ 0 \\ \omega_{A}g \end{cases} \times \begin{cases} 2l \omega_{0$$

Universidade de Aveiro – DEM

Mecânica Aplicada – 1.º Teste – Cinemática de Corpo Rígido – 01/04/2016

Exercício 3 (9 valores): Um disco com um raio de R gira com uma velocidade angular constante ω_3 – em torno do eixo que passa no ponto D – em relação ao seu apoio na ligação solidária BCD, que, por sua vez, roda com velocidade angular ω_2 e aceleração angular α_2 – em torno de um eixo horizontal – em relação ao suporte AB, que roda, em conjunto com o veio vertical de aço, – em torno do eixo X – com uma velocidade angular constante ω_1 , tal como se ilustra na Figura 2 para um determinado instante. Neste contexto:

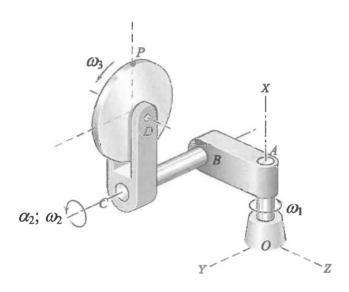


Figura 2. Sistema mecânico do Exercício 3.

(a) [10%] Classifique os tipos de movimento que apresentam os suportes AB, BCD e o disco.

R:

Suporte AB: MOVINGNO PLANO-ROTH GAO EM HORDO
DE EIXO FIXO

Suporte BCD: MOVIMENTO NÃO-PLANO- GERAL

Disco: MOVIMENTO NÃO-PLANO- GERAL

Universidade de Aveiro - DEM

Mecânica Aplicada - 1.º Teste - Cinemática de Corpo Rígido - 01/04/2016

(b) [45%] Com base no <u>método da decomposição em translação e rotação</u> relativa (MDTRR) e só neste, determine a velocidade do ponto P.

R:

Equações vectoriais:

$$\vec{N}_{0} = \vec{N}_{0} + \vec{N}_{C/0} + \vec{N}_{D/C} + \vec{N}_{D/C}$$

$$= \vec{0} + \vec{W}_{T_{1}} \times \vec{0} + \vec{W}_{T_{2}} \times \vec{0} + \vec{W}_{T_{3}} \times \vec{0} \vec{p}$$

$$\vec{C}_{1} = \vec{W}_{1} + \vec{W}_{2} + \vec{W}_{3}$$

$$\vec{W}_{T_{2}} = \vec{W}_{1} + \vec{W}_{2} + \vec{W}_{3}$$

Equações vectoriais com componentes dos vectores:

Incógnitas do problema:

Universidade de Aveiro - DEM

Mecânica Aplicada – 1.º Teste – Cinemática de Corpo Rígido – 01/04/2016

(c) [45%] Com base no <u>método da decomposição em translação e rotação</u> relativa (MDTRR) e só neste, determine a aceleração do ponto P.

R:

Equações vectoriais:

$$\begin{array}{lll}
\overrightarrow{QP} = \overrightarrow{QO} + \overrightarrow{QO} + \overrightarrow{QO}/C + \overrightarrow{QP}/O \\
= \overrightarrow{O} + \overrightarrow{QT_1} \times \overrightarrow{OC} + \overrightarrow{WT_1} \times (\overrightarrow{WT_1} \times \overrightarrow{OC}) + \overrightarrow{QT_2} \times \overrightarrow{CO} + \overrightarrow{WT_2} \times (\overrightarrow{WT_2} \times \overrightarrow{CO}) \\
+ \overrightarrow{QT_3} \times \overrightarrow{DP} + \overrightarrow{WT_3} \times (\overrightarrow{WT_3} \times \overrightarrow{OP}) \\
\overrightarrow{QT_1} = \overrightarrow{QW_1} = \overrightarrow{O} (\overrightarrow{W_1} \in \overrightarrow{CP}) \\
\overrightarrow{QT_2} = \overrightarrow{QW_2} + \overrightarrow{QW_2} = \overrightarrow{O} + (\overrightarrow{Q_2} + \overrightarrow{W_1} \times \overrightarrow{W_2}) \\
= \overrightarrow{O} + (\overrightarrow{Q_2} + \overrightarrow{W_1} \times \overrightarrow{W_2}) + (\overrightarrow{O} + \overrightarrow{W_1} \times \overrightarrow{W_2}) \\
= \overrightarrow{O} + (\overrightarrow{Q_2} + \overrightarrow{W_1} \times \overrightarrow{W_2}) + (\overrightarrow{O} + \overrightarrow{W_1} \times \overrightarrow{W_1} \times \overrightarrow{W_2}) + (\overrightarrow{O} + \overrightarrow{W_1} \times \overrightarrow{W_2}) + (\overrightarrow{W} \times \overrightarrow{W_1} \times \overrightarrow{W_2}) + (\overrightarrow{W} \times \overrightarrow{W_1} \times \overrightarrow{W_2}) + (\overrightarrow{W} \times \overrightarrow{W_1} \times \overrightarrow{W_1} \times \overrightarrow{W_2}) + (\overrightarrow{W} \times \overrightarrow{W_1} \times \overrightarrow{W_1} \times \overrightarrow{W_1} \times \overrightarrow{W_1}) + (\overrightarrow{W} \times \overrightarrow{W_1} \times \overrightarrow{W_1} \times \overrightarrow{W_1}) + (\overrightarrow{W} \times \overrightarrow{W_1} \times \overrightarrow{W_1} \times \overrightarrow{W_1}) + (\overrightarrow{W} \times \overrightarrow{W_1} \times \overrightarrow{W_1} \times \overrightarrow{W_1$$

$$\frac{|Q_{0}x|}{|Q_{0}y|} = \begin{cases} |Q_{1}x| & |Q_{0}x| & |Q_{$$

Incógnitas do problema: QPX, QPY GAPZ

FORMULÁRIO

Método dos Referenciais Rotativos

$$\mathbf{v}_{\mathrm{P}} = \mathbf{v}_{\mathrm{P}} + \mathbf{v}_{\mathrm{P/R}}$$

$$\mathbf{a}_{\mathrm{P}} = \mathbf{a}_{\mathrm{P'}} + \mathbf{a}_{\mathrm{P/R}} + \mathbf{a}_{\mathrm{Cor}}$$

Método da Decomposição em Translação e Rotação Relativa

$$\mathbf{v}_{\mathrm{P}} = \mathbf{v}_{\mathrm{A}} + \mathbf{v}_{\mathrm{P/A}}$$

$$\mathbf{a}_{\mathrm{P}} = \mathbf{a}_{\mathrm{A}} + \mathbf{a}_{\mathrm{P/A}}$$

Relações Cinemáticas

$$\mathbf{v} = \mathbf{dr}/\mathbf{dt}$$

$$\mathbf{a} = d\mathbf{v}_{/}dt$$

$$\pmb{\omega} = \mathrm{d}\pmb{\theta}_{\prime}\mathrm{dt}$$

$$\alpha = d\omega/dt$$

Cálculo da Derivada de um Vector \mathbf{Q} com Base num Referencial Rotativo ($\mathbf{\Omega}$)

$$(d\mathbf{Q}/dt)_{\mathrm{OXYZ}} = (d\mathbf{Q}/dt)_{\mathrm{oxyz}} + \mathbf{\Omega} \times \mathbf{Q}$$

Boa Sorte