

Colle 02

Disque non équilibré

Équipe PT – PT* La Martinière Monplaisir

Savoirs et compétences :

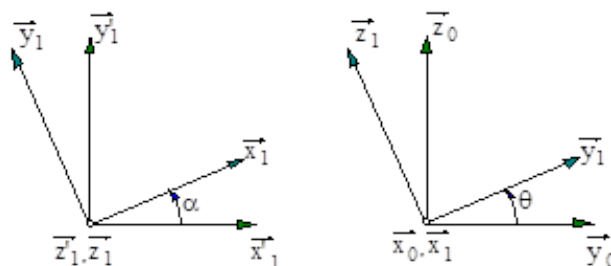
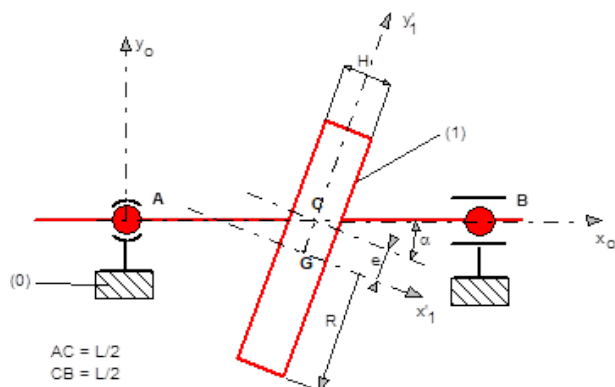
Soit le rotor (1) défini ci-dessous. Il est constitué d'un arbre de masse négligeable en liaison pivot par rapport à un bâti (0). Sur cet arbre est monté, en liaison complète, un disque de masse M , de rayon R et d'épaisseur H . Le repère $\mathcal{R}'_1 = (G; \vec{x}'_1, \vec{y}'_1, \vec{z}'_1)$ est attaché à ce solide.

La base $\mathcal{B}'_1 = (\vec{x}'_1, \vec{y}'_1, \vec{z}'_1)$ se déduit de $\mathcal{B}_1 = (\vec{x}_1, \vec{y}_1, \vec{z}_1)$ par une rotation d'angle α autour de $\vec{z}_1 = \vec{z}'_1$.

La base $\mathcal{B}_1 = (\vec{x}_1, \vec{y}_1, \vec{z}_1)$ se déduit de $\mathcal{B}_0 = (\vec{x}_0, \vec{y}_0, \vec{z}_0)$ par une rotation d'angle θ autour de $\vec{x}_1 = \vec{x}_0$.

Le montage de ce disque présente deux défauts :

- un défaut de perpendicularité caractérisé par l'angle α ;
- un défaut d'excentricité représenté par la cote e .



Question 1 Déterminer la forme de la matrice d'inertie dy cylindre en C dans la base \mathcal{B}'_1 .

Question 2 Déterminer les éléments de réduction en A du torseur dynamique de (1) dans son mouvement par rapport à \mathcal{R}_0 .

Question 3 Appliquer le PFD pour déterminer les inconnues de liaison.

CORRIGE

Q1- Déterminer l'expression littérale de la matrice d'inertie de (1) au point C dans la base B'_1 . Dans ce qui suit garder la matrice sous la forme générique (A, B, C,)

Matrice d'inertie de (1) dans la base B'_1

$$\text{On sait que : } \tilde{I}(G,1) = \begin{bmatrix} \frac{mR^2}{2} & 0 & 0 \\ 0 & \frac{m(3R^2+4H^2)}{12} & 0 \\ 0 & 0 & \frac{m(3R^2+4H^2)}{12} \end{bmatrix}_{B'_1}$$

Transfert au point C : $\vec{CG} = -e \vec{y}'_1$

$$\tilde{I}(C,1) = \tilde{I}(G,1) + m \begin{bmatrix} e^2 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & e^2 \end{bmatrix}_{B'_1}$$

$$\text{Ainsi : } \tilde{I}(C,1) = \begin{bmatrix} m \left(\frac{R^2}{2} + e^2 \right) & 0 & 0 \\ 0 & \frac{m}{12} (3R^2+H^2) & 0 \\ 0 & 0 & \frac{m}{12} (3R^2+H^2+12e^2) \end{bmatrix}_{B'_1} = \begin{bmatrix} A & 0 & 0 \\ 0 & B & 0 \\ 0 & 0 & C \end{bmatrix}_{B'_1}$$

Q2- Déterminer les éléments de réduction en C du torseur cinétique de (1) dans son mouvement par rapport à R_0

$$\{C (1/R_0)\} = \begin{Bmatrix} \vec{m \dot{V}}(G/R_0) \\ \vec{\sigma}(C,1/R_0) \end{Bmatrix}_C$$

Résultante cinétique : $\vec{m \dot{V}}(G/R_0) = -m e \dot{\theta} \cos \alpha \vec{z}_1$

$$\text{Moment cinétique : } \vec{\sigma}(C,1/R_0) = \begin{bmatrix} A & 0 & 0 \\ 0 & B & 0 \\ 0 & 0 & C \end{bmatrix}_{B'_1} \begin{bmatrix} \dot{\theta} c \alpha \\ \dot{\theta} s \alpha \\ 0 \end{bmatrix}_{B'_1} = \dot{\theta} (A c \alpha \vec{x}'_1 + B s \alpha \vec{y}'_1)$$

$$\text{Or : } \vec{x}'_1 = c \alpha \vec{x}_1 - s \alpha \vec{y}_1 \text{ et } \vec{y}'_1 = c \alpha \vec{y}_1 + s \alpha \vec{x}_1$$

$$\vec{\sigma}(C, 1/R_0) = \dot{\theta} \{ (A \cos^2 \alpha + B \sin^2 \alpha) \vec{x}_1 + (B-A) \sin \alpha \cos \alpha \vec{y}_1 \} = \dot{\theta} (A' \vec{x}_1 + B' \vec{y}_1)$$

$$\{D(1/R_0)\}_C = \left\{ \begin{array}{l} \vec{M \Gamma}(G/R_0) = -m e \dot{\theta} \cos \alpha \vec{z}_1 \\ \vec{\delta}(C, 1/R_0) = \dot{\theta} \{ (A \cos^2 \alpha + B \sin^2 \alpha) \vec{x}_1 + (B-A) \sin \alpha \cos \alpha \vec{y}_1 \} = \dot{\theta} (A' \vec{x}_1 + B' \vec{y}_1) \end{array} \right\}$$

Q3- Déterminer les éléments de réduction en A du torseur dynamique de (1) dans son mouvement par rapport à R_0

$$\{D(1/R_0)\}_C = \left\{ \begin{array}{l} \vec{M \Gamma}(G/R_0) \\ \vec{\delta}(C, 1/R_0) \end{array} \right\}$$

$$\text{Résultante dynamique : } \vec{M \Gamma}(G/R_0) = -m e \cos \alpha (\ddot{\theta} \vec{z}_1 - \dot{\theta}^2 \vec{y}_1)$$

$$\text{Moment dynamique : C est un point fixe, donc : } \vec{\delta}(C, 1/R_0) = \frac{d\vec{\sigma}(C, 1/R_0)}{dt/R_0}$$

$$\vec{\delta}(C, 1/R_0) = \frac{d\{\dot{\theta} (A' \vec{x}_1 + B' \vec{y}_1)\}}{dt/R_0} = \ddot{\theta} (A' \vec{x}_1 + B' \vec{y}_1) + B' \dot{\theta}^2 \vec{z}_1$$

$$\text{Car } \frac{d\vec{y}_1}{dt/R_0} = \frac{d\vec{y}_1}{dt/R_1} + \vec{\Omega}(R_1/R_0) \wedge \vec{y}_1 = \dot{\theta} \vec{x}_1 \wedge \vec{y}_1 = \dot{\theta} \vec{z}_1$$

$$\{D(1/R_0)\}_C = \left\{ \begin{array}{l} \vec{M \Gamma}(G/R_0) = -m e \cos \alpha (\ddot{\theta} \vec{z}_1 - \dot{\theta}^2 \vec{y}_1) \\ \vec{\delta}(C, 1/R_0) = \ddot{\theta} (A' \vec{x}_1 + B' \vec{y}_1) + B' \dot{\theta}^2 \vec{z}_1 \end{array} \right\}$$

Calculons :

$$\vec{\delta}(A, 1/R_0) = \vec{\delta}(C, 1/R_0) + \vec{AC} \wedge m \vec{\Gamma}(G, 1/R_0)$$

$$\vec{\delta}(A, 1/R_0) = \ddot{\theta} (A' \vec{x}_1 + B' \vec{y}_1) + B' \dot{\theta}^2 \vec{z}_1 + \vec{AC} \wedge (-m e \cos \alpha (\ddot{\theta} \vec{z}_1 - \dot{\theta}^2 \vec{y}_1))$$

$$\text{Or : } \vec{AC} = \frac{L}{2} \vec{x}_1$$

$$\vec{\delta}(A, 1/R_0) = \ddot{\theta} (A' \vec{x}_1 + B' \vec{y}_1) + B' \dot{\theta}^2 \vec{z}_1 + m e \cos \alpha \frac{L}{2} (\ddot{\theta} \vec{y}_1 + \dot{\theta}^2 \vec{z}_1)$$

$$\vec{\delta}(A, 1/R_0) = \vec{x}_1 (A' \ddot{\theta}) + \vec{y}_1 (B' \ddot{\theta} + m e \frac{L}{2} \cos \alpha \ddot{\theta}) + \vec{z}_1 (B' \dot{\theta}^2 + m e \frac{L}{2} \cos \alpha \dot{\theta}^2)$$

$$\left\{ D(1/R_0) \right\}_A = \left\{ \begin{array}{l} \vec{M} \vec{\Gamma}(G/R_0) = -m e \cos \alpha (\ddot{\theta} \vec{z}_1 - \dot{\theta}^2 \vec{y}_1) \\ \vec{\delta}(A, 1/R_0) = \vec{x}_1(A' \ddot{\theta}) + \vec{y}_1(B' + m e \frac{L}{2} \cos \alpha) \ddot{\theta} + \vec{z}_1(B' + m e \frac{L}{2} \cos \alpha) \dot{\theta}^2 \end{array} \right\}$$

Q4- Déterminer l'énergie cinétique de (1) dans son mouvement par rapport à R_0

C étant fixe dans R_0 : $2 T(S/R_0) = \vec{\Omega}(S/R_0) \cdot [\vec{I}(C, S) \vec{\Omega}(S/R_0)]$

$$2 T(S/R_0) = \vec{\Omega}(S/R_0) \cdot \vec{\sigma}(C, S/R_0)$$

$$2 T(S/R_0) = \vec{\Omega}(S/R_0) \cdot \vec{\sigma}(C, 1/R_0) = \dot{\theta} \vec{x}_1 \cdot \dot{\theta} (A' \vec{x}_1 + B' \vec{y}_1)$$

$$2 T(S/R_0) = \vec{\Omega}(S/R_0) \cdot \vec{\sigma}(C, 1/R_0) = A' \dot{\theta}^2 = (A c^2 \alpha + B s^2 \alpha) \dot{\theta}^2$$

$$2 T(S/R_0) = A' \dot{\theta}^2 = (A c^2 \alpha + B s^2 \alpha) \dot{\theta}^2$$

Q5- Les liaisons en A et B sont supposées parfaites. Le rotor tourne à vitesse constante

$\dot{\theta} = \omega$ Déterminer les actions de liaison en A et B et le couple moteur nécessaire C_m pour obtenir ce mouvement

On isole 1 et on lui applique le PFD : $\{\bar{1} \rightarrow 1\}$

Or : $\{\bar{D}(1/R_0)\} = \{A \rightarrow 1\} + \{B \rightarrow 1\} + \{\text{Poids} \rightarrow 1\} + \{C_m\}$

$$\{\bar{1} \rightarrow 1\} = \begin{array}{c} A \\ \left[\begin{array}{cc} X_A & 0 \\ Y_A & 0 \\ Z_A & 0 \end{array} \right]_{B_0} \end{array} + \begin{array}{c} B \\ \left[\begin{array}{cc} 0 & 0 \\ Y_B & 0 \\ Z_B & 0 \end{array} \right]_{B_0} \end{array} + \begin{array}{c} G \\ \left[\begin{array}{cc} 0 & 0 \\ -mg & 0 \\ 0 & 0 \end{array} \right]_{B_0} \end{array} + \begin{array}{c} \\ \left[\begin{array}{cc} 0 & C_m \\ 0 & 0 \\ 0 & 0 \end{array} \right]_{B_0} \end{array}$$

On réduit tout en A dans la base B_0 :

$$\text{LA en B : } \vec{M}_A = \vec{M}_B + \vec{AB} \wedge \vec{R} = L \vec{x}_0 \wedge (X_B \vec{x}_0 + Y_B \vec{y}_0 + Z_B \vec{z}_0) = L(Y_B \vec{z}_0 - Z_B \vec{y}_0)$$

$$\text{Pesanteur : } \vec{M}_A = \vec{M}_G + \vec{AG} \wedge \vec{R} = \left(\frac{L}{2} \vec{x}_0 - e \vec{y}_1 \right) \wedge -mg \vec{y}_0 = -mg \frac{L}{2} \vec{z}_0 + e m g \vec{y}_1 \wedge \vec{y}_0$$

$$\text{Or : } \vec{y}_1' = c\alpha \vec{y}_1 + s\alpha \vec{x}_0 \text{ et } \vec{y}_1 = c\theta \vec{y}_0 + s\theta \vec{z}_0$$

$$\vec{y}_1' = c\alpha (c\theta \vec{y}_0 + s\theta \vec{z}_0) + s\alpha \vec{x}_0 = s\alpha \vec{x}_0 + c\alpha c\theta \vec{y}_0 + c\alpha s\theta \vec{z}_0$$

$$\vec{y}_1' \wedge \vec{y}_0 = (s\alpha \vec{x}_0 + c\alpha c\theta \vec{y}_0 + c\alpha s\theta \vec{z}_0) \wedge \vec{y}_0 = s\alpha \vec{z}_0 - c\alpha s\theta \vec{x}_0$$

$$\vec{M}_A = \vec{M}_G + \vec{AG} \wedge \vec{R} = \left(\frac{L}{2} \vec{x}_0 - e \vec{y}_1' \right) \wedge -mg \vec{y}_0 = -mg \frac{L}{2} \vec{z}_0 + e m g (s\alpha \vec{z}_0 - c\alpha s\theta \vec{x}_0)$$

$$\vec{M}_A = -e m g \cos \alpha s \theta \vec{x}_0 + mg \left(e s \alpha - \frac{L}{2} \right) \vec{z}_0$$

Résultante dynamique

$$\vec{M} \Gamma (G/R_0) = -m e \cos \alpha (\ddot{\theta} \vec{z}_1 - \dot{\theta}^2 \vec{y}_1)$$

$$\vec{y}_1 = c \theta \vec{y}_0 + s \theta \vec{z}_0 \text{ et } \vec{z}_1 = c \theta \vec{z}_0 - s \theta \vec{y}_0$$

$$\vec{M} \Gamma (G/R_0) = -m e \cos \alpha \{ \ddot{\theta} (c \theta \vec{z}_0 - s \theta \vec{y}_0) - \dot{\theta}^2 (c \theta \vec{y}_0 + s \theta \vec{z}_0) \}$$

$$\vec{M} \Gamma (G/R_0) = m e \cos \alpha \{ \vec{y}_0 (\ddot{\theta} s \theta + \dot{\theta}^2 c \theta) - \vec{z}_0 (\ddot{\theta} c \theta - \dot{\theta}^2 s \theta) \}$$

Moment dynamique :

$$\vec{\delta} (A, I/R_0) = \vec{x}_0 (A' \ddot{\theta}) + \vec{y}_1 (B' + m e \frac{L}{2} \cos \alpha) \ddot{\theta} + \vec{z}_1 (B' + m e \frac{L}{2} \cos \alpha) \dot{\theta}^2$$

$$\vec{y}_1 = c \theta \vec{y}_0 + s \theta \vec{z}_0 \text{ et } \vec{z}_1 = c \theta \vec{z}_0 - s \theta \vec{y}_0$$

$$\vec{\delta} (A, I/R_0) = \vec{x}_0 (A' \ddot{\theta}) + (c \theta \vec{y}_0 + s \theta \vec{z}_0) (B' + m e \frac{L}{2} \cos \alpha) \ddot{\theta} + (c \theta \vec{z}_0 - s \theta \vec{y}_0) (B' + m e \frac{L}{2} \cos \alpha) \dot{\theta}^2$$

$$\begin{aligned} \vec{\delta} (A, I/R_0) = & \vec{x}_0 (A' \ddot{\theta}) \\ & + (B' + m e \frac{L}{2} \cos \alpha) (\ddot{\theta} c \theta - \dot{\theta}^2 s \theta) \vec{y}_0 \\ & + (B' + m e \frac{L}{2} \cos \alpha) (c \theta \dot{\theta}^2 + \ddot{\theta} s \theta) \vec{z}_0 \end{aligned}$$

$$\text{En définitive : } \left\{ \vec{I} \rightarrow I \right\} = \begin{Bmatrix} X_A & C m - e m g \cos \alpha s \theta \\ Y_A + Y_B - m g & -L Z_B \\ Z_A + Z_B & L Y_B + m g \left(e s \alpha - \frac{L}{2} \right) \end{Bmatrix}_{B_0}$$

$$\{D(1/R_0)\} = \left\{ \begin{array}{cc} 0 & A'\ddot{\theta} \\ m e \cos \alpha (\ddot{\theta} s\theta + \dot{\theta}^2 c\theta) & (B' + m e \frac{L}{2} \cos \alpha)(\ddot{\theta} c\theta - \dot{\theta}^2 s\theta) \\ m e \cos \alpha (-\ddot{\theta} c\theta + \dot{\theta}^2 s\theta) & (B' + m e \frac{L}{2} \cos \alpha)(c\theta \ddot{\theta}^2 + \dot{\theta} s\theta) \end{array} \right\}_{B_0}$$

$$X_A = 0$$

$$Y_A + Y_B - mg = m e \cos \alpha (\ddot{\theta} s\theta + \dot{\theta}^2 c\theta)$$

$$Z_A + Z_B = m e \cos \alpha (-\ddot{\theta} c\theta + \dot{\theta}^2 s\theta)$$

$$Cm - e m g c\alpha s\theta = A'\ddot{\theta}$$

$$Z_B = -\frac{1}{L} \{ (B' + m e \frac{L}{2} \cos \alpha)(\ddot{\theta} c\theta - \dot{\theta}^2 s\theta) \}$$

$$Y_B = \frac{1}{L} \{ m g (\frac{L}{2} - e s\alpha) + (B' + m e \frac{L}{2} \cos \alpha)(c\theta \ddot{\theta}^2 + \dot{\theta} s\theta) \}$$

Si $\dot{\theta} = \omega = \text{cste}$

$$X_A = 0$$

$$Y_A + Y_B - mg = m e \cos \alpha \omega^2 c\theta$$

$$Z_A + Z_B = m e \cos \alpha \omega^2 s\theta$$

$$Cm - e m g c\alpha s\theta = 0$$

$$Z_B = -\frac{1}{L} (B' + m e \frac{L}{2} \cos \alpha) \omega^2 s\theta$$

$$Y_B = \frac{1}{L} \{ m g (\frac{L}{2} - e s\alpha) + (B' + m e \frac{L}{2} \cos \alpha) \omega^2 c\theta \}$$

ZA et ZB sont non nulles. Si tout était équilibré elles seraient nulles

Le mouvement est imposé. La recherche des composantes de liaisons donne lieu à des équations algébriques