Chapitre 1 - Approche énergétique

Sciences Industrielles de l'Ingénieur

TD 4 – Corrigé



Robot de dépose de fibres optiques

Mines Ponts - PSI - 2004 Savoirs et compétences :

- Mod2.C18.SF1 : Déterminer l'énergie cinétique d'un solide, ou d'un ensemble de solides, dans son mouvement par rapport à un autre solide.
- Res1.C1.SF1 : Proposer une démarche permettant la détermination de la loi de mouvement.

Présentation

Objectif Enfin des mouvements des bras, on doit avoir $\delta = 14^{\circ}$ et $\dot{\delta} \leq 50^{\circ}$.s⁻¹.

Hypothèses Repères et paramétrage Cahier des charges Modélisation dynamique

Question 1 Donner l'expression de l'énergie cinétique galiléenne de l'ensemble $\Sigma = \{1+2+3+4\}$.

Correction Pour calculer l'énergie cinétique de l'ensemble seule la masse de la tige 1 est prise en compte. $2 E_c(\Sigma/R_0) = \{\sigma(\Sigma/R_0)\} \otimes \{\mathscr{V}(\Sigma/R_0)\} = \left\{\begin{array}{c} \overrightarrow{\Omega}(1/0) \\ \overrightarrow{V}(G_1, 1/0) \end{array}\right\}_C \otimes \left\{\begin{array}{c} m_1 \overrightarrow{V}(G_1, 1/0) \\ \overrightarrow{\sigma}(G_1, 1/0) \end{array}\right\}_C = m_1 \left(\overrightarrow{V}(G_1, 1/0)\right)^2 + \overrightarrow{\sigma}(G_1, 1/0).$ $\overrightarrow{\Omega}(1/0)$.

- Vecteur de taux de rotation de 1 par rapport à $0: \overrightarrow{\Omega}(1/0) = \dot{\delta} \overrightarrow{z_0}$.
- Vitesse du point G_1 appartenant à 1 par rapport à $0: \overrightarrow{V}(G_1, 1/0) = \overrightarrow{V}(I, 1/0) + \overrightarrow{G_1} \overrightarrow{I_1} \wedge \overrightarrow{\Omega}(1/0) = -(R \overrightarrow{y_0} + \frac{L_1}{2} \overrightarrow{x_1}) \wedge \overrightarrow{\Omega}(1/0) = -(R \overrightarrow{y_0} + \frac{L_1}{2} \overrightarrow{y_0}) \wedge \overrightarrow{\Omega$ $\dot{\delta} \overrightarrow{z_0} = -R \dot{\delta} \overrightarrow{x_0} + \frac{L_1}{2} \dot{\delta} \overrightarrow{y_1}.$
- Caractéristiques d'inertie de la tige 1 : la tige 1 supposée unidimensionnelle présente naturellement des symétries matérielles suivant des plans contenant $\overrightarrow{x_1}$. Les produits d'inertie sont donc nuls. Le moment d'inertie en G_1 suivant $\overrightarrow{z_0}$ est $C_1 = \frac{m_1 L_1^2}{12}$.
- Moment cinétique en G_1 de 1 par rapport à 0: $\overrightarrow{\sigma}(G_1, 1/0) = \overline{\overline{I}}_{G_1}(1) \cdot \overrightarrow{\Omega}(1/0) = \frac{m_1 L_1^2}{12} \dot{\delta} \overrightarrow{Z_0}$.
- On en déduit $E_c(1/0)$: $E_c(\Sigma/0) = E_c(1/0) = \frac{1}{2} m_1 \dot{\delta}^2 \left(R^2 + \frac{L_1^2}{4} + R L_1 \sin \delta \right) + \frac{m_1 L_1^2}{12} \dot{\delta}^2$ $=\frac{1}{2} m_1 \dot{\delta}^2 \left(R^2 + \frac{L_1^2}{3} + R L_1 \sin \delta \right).$

Question 2 Donner la puissance galiléenne des actions mécaniques extérieures agissant sur Σ .

Correction $\mathscr{P}(\text{ext} \to \Sigma/0) = \mathscr{P}(\text{pesanteur} \to \Sigma/0) + \mathscr{P}(\text{contact en E} \to \Sigma/0) + \mathscr{P}(\text{contact en I} \to \Sigma/0)$

• Actions de la pesanteur :

$$\mathscr{P}(\text{pes} \to \Sigma/0) = \mathscr{P}(\text{pes} \to 1/0) = \{\mathscr{T}(\text{pes} \to 1)\} \otimes \{\mathscr{V}(1/0)\} = \left\{\begin{array}{c} -m_1 \ g \ \overrightarrow{y_0} \\ \overrightarrow{0} \end{array}\right\}_{G_1} \otimes \left\{\begin{array}{c} \overrightarrow{\Omega}(1/0) \\ \overrightarrow{V}(G_1, 1/0) \end{array}\right\}_{G_1}$$

 $=-m_1 g \overrightarrow{y_0} \cdot \overrightarrow{V}(G_1, 1/0) = -m_1 g \frac{L_1}{2} \dot{\delta} \cos \delta.$

• Actions du contact en I entre 0 et 4 (le contact se fait par roulement sans glissement):

$$\mathscr{P}(\text{contact en I} \to \Sigma/0) = \{\mathscr{T}(0 \to 4)\} \otimes \{\mathscr{V}(4/0)\} = \left\{\begin{array}{c} \overrightarrow{R}_{04} \\ \overrightarrow{0} \end{array}\right\}_{I} \otimes \left\{\begin{array}{c} \overrightarrow{\Omega}(4/0) \\ \overrightarrow{0} \end{array}\right\}_{I} = 0.$$
• Actions du contact en E entre 0 et 2 (*le contact se fait sans frottement*):

$$\mathscr{P}(\text{contact en E} \to \Sigma/0) = \{\mathscr{T}(0 \to 2)\} \otimes \{\mathscr{V}(4/0)\} = \left\{\begin{array}{c} R_{02} \overrightarrow{y_0} \\ \overrightarrow{0} \end{array}\right\}_E \otimes \left\{\begin{array}{c} \overrightarrow{\Omega}(2/0) \\ \overrightarrow{V}(E, 2/0) \end{array}\right\}_E = R_{02} \overrightarrow{y_0} \cdot \overrightarrow{V}(E, 2/0) = 0.$$

1



Question 3 *Donner la puissance intérieure* à Σ .

• Les liaisons sont supposées comme parfaites donc : $\mathscr{P}\left(1\overset{\text{Pivot}}{\longleftrightarrow}2\right) = \mathscr{P}\left(1\overset{\text{Pivot Gl.}}{\longleftrightarrow}3\right) = \mathscr{P}\left(3\overset{\text{Pivot}}{\longleftrightarrow}2\right) = \mathscr{P}\left(3\overset{\text{Pivot$ Correction

• Action du vérin entre 1 et 3 :

Action du verin entre 1 et 3:
$$\mathscr{P}\left(1 \overset{\text{Vérin}}{\longleftrightarrow} 3\right) = \{\mathscr{T}(1 \to 3)\} \otimes \{\mathscr{V}(3/1)\} = \left\{\begin{array}{c} \overrightarrow{F} \\ \overrightarrow{0} \end{array}\right\}_{N} \otimes \left\{\begin{array}{c} \overrightarrow{0} \\ \overrightarrow{V}(N, 3/1) \end{array}\right\}_{N} = F \overrightarrow{V}(N, 3/1) \cdot \overrightarrow{x_{1}}.$$

En considérant que
$$\overrightarrow{MN}$$
 est porté par $\overrightarrow{x_1}$ (hypothèse faite dans l'énoncé), on obtient : $\overrightarrow{V}(N,3/1) \cdot \overrightarrow{x_1} = \overrightarrow{V}(M,3/1) \cdot \overrightarrow{x_1} = \left(\overrightarrow{V}(M,3/2) + \overrightarrow{V}(M,2/1)\right) \cdot \overrightarrow{x_1} = \left(\overrightarrow{0} + \overrightarrow{V}(B,2/1) + \overrightarrow{MB} \wedge \overrightarrow{\Omega(2/1)}\right) \cdot \overrightarrow{x_1} = \left(-b \overrightarrow{x_2} \wedge \left(\dot{\beta} - \dot{\delta}\right) \overrightarrow{z_0}\right) \cdot \overrightarrow{x_1} = b \left(\dot{\beta} - \dot{\delta}\right) \cdot \overrightarrow{y_2} \cdot \overrightarrow{x_1} = -b \left(\dot{\beta} - \dot{\delta}\right) \sin(\beta - \delta).$ On en déduit : $\mathscr{P}\left(1 \overset{\text{Vérin}}{\longleftrightarrow} 3\right) = -F \ b \ \left(\dot{\beta} - \dot{\delta}\right) \sin(\beta - \delta).$

Question 4 Appliquer le théorème de l'énergie cinétique à Σ pour déterminer l'équation de mouvement donnant une relation entre F, δ , et β .

Correction On applique alors le théorème de l'énergie cinétique à Σ par rapport au référentiel galiléen R_0 : $\frac{\mathrm{d}}{\mathrm{d}t}(E_c(\Sigma/R_0)) = \mathscr{P}(\mathrm{ext} \to \Sigma/0) + \mathscr{P}_{\mathrm{int}}(\Sigma).$

Or,
$$\frac{\mathrm{d}}{\mathrm{d}t}(E_c(\Sigma/R_0)) = \frac{\mathrm{d}}{\mathrm{d}t} \left[\frac{1}{2} m_1 \dot{\delta}^2 \left(R^2 + \frac{L_1^2}{3} + R L_1 \sin \delta \right) \right] = m_1 \dot{\delta} \left[\ddot{\delta} \left(R^2 + \frac{L_1^2}{3} + R L_1 \sin \delta \right) + \frac{1}{2} \dot{\delta}^2 R L_1 \cos \delta \right].$$
Ainsi on obtient l'équation :

$$\boxed{m_1 \, \dot{\delta} \left[\ddot{\delta} \left(R^2 + \frac{L_1^2}{3} + R \, L_1 \sin \delta \right) + \frac{1}{2} \dot{\delta}^2 \, R \, L_1 \cos \delta \right] = -F \, b \, \left(\dot{\beta} - \dot{\delta} \right) \sin(\beta - \delta) - m_1 \, g \, \frac{L_1}{2} \dot{\delta} \, \cos \delta}.$$

Des simulations pour différentes valeurs de F donnent les diagrammes (figure suivante) représentant l'évolution de δ en fonction du temps.

Question 5 Pour chaque diagramme, analyser le comportement du robot. Déterminer les vitesses $\dot{\delta}$ en fin de course. En déduire les valeurs de F respectant le cahier des charges.

• $F = 700 \,\mathrm{N}$: le régime est fortement oscillant. Le système ne parvient pas à soulever le robot jusqu'à 14°. Celui-ci se comporte comme un oscillateur non amorti (le modèle est considéré sans frottement). Cette valeur de l'effort n'est pas satisfaisante.

- $F = 750 \,\mathrm{N}$: le système atteint les 14°. La pente à l'accostage vaut environ $37.5^{\circ}/s$ ce qui est raisonnable vis-à-vis du cahier des charges. Cependant, le modèle utilisé pour trouver ce résultat utilise des liaisons parfaites, sans frottement. L'effort de 700 N étant insuffisant avec ce modèle parfait, il est possible qu'un effort de 750 N devienne insuffisant en réalité.
 - Cette valeur est théoriquement satisfaisante mais l'écart entre modèle et réalité risque de modifier la conclusion.
- $F = 800 \,\mathrm{N}$: Le système atteint les 14° La pente à l'accostage vaut environ $45^{\circ}/s$ ce qui est inférieur à la limite de 50°/s imposée par le cahier des charges. L'effort est 15% supérieur à la valeur minimale nécessaire pour atteindre les 14° ce qui semble une marge suffisante pour vaincre les frottements non pris en compte dans le modèle.

Cette valeur est satisfaisante.

• $F = 950 \,\mathrm{N}$: Le système atteint les 14°. La pente à l'accostage vaut environ $75^{\circ}/s$ ce qui est supérieur à la limite de 50°/s imposée par le cahier des charges. Cette valeur de l'effort n'est pas satisfaisante.



