Chapitre 1 – Approche énergétique

Sciences
Industrielles de
l'Ingénieur

# **Activation** 1



# Activation – Système de dépose de composants électroniques

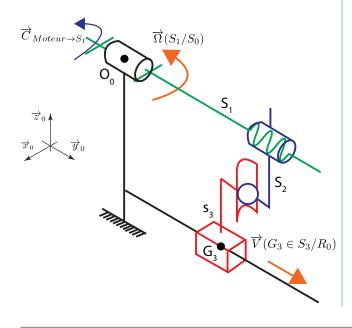
Émilien Durif – E3A PSI 2011 Savoirs et compétences :

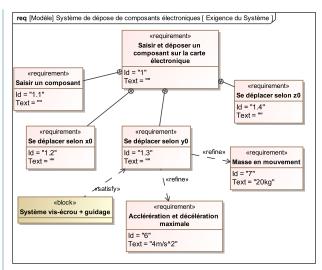
- Mod2.C18.SF1 : Déterminer l'énergie cinétique d'un solide, ou d'un ensemble de solides, dans son mouvement par rapport à un autre solide.
- Res1.C1.SF1 : Proposer une démarche permettant la détermination de la loi de mouvement.

Le système étudié permet de déposer automatiquement des composants électroniques sur un circuit. On s'intéresse ici à la modélisation d'un seul axe (selon la direction notée  $\overrightarrow{y_0}$ ) actionné par un moteur électrique et utilisant un mécanisme de transformation de mouvement « *vis-écrou* ».

## Hypothèses:

- le référentiel associé au repère  $R_0 = (O_0; \overrightarrow{x_0}, \overrightarrow{y_0}, \overrightarrow{z_0})$  est supposé galiléen;
- les solides seront supposés indéformables;
- on notera  $J_1$  le moment d'inertie du solide 1 (composé d'une vis à billes et de l'arbre moteur) selon l'axe  $(O_0, \overline{y_0})$ :  $J_1 = I_{(O_0, \overline{y_0})}(S_1)$ ;
- on note  $M_3$  et  $G_3$  respectivement la masse et le centre d'inertie du solide  $S_3$ ;
- la position de  $G_3$  est définie par  $\overrightarrow{O_0G_3} = y \cdot \overrightarrow{y_0} + z \cdot \overrightarrow{z_0}$
- les liaisons sont supposées parfaites (sans jeu ni frottement) sauf la glissière entre  $S_0$  et  $S_3$  (Coefficient de frottement noté  $\mu$ ) et la pivot entre  $S_0$  et  $S_1$  (couple résistant noté  $C_r$ );
- seul l'action de pesanteur sur  $S_3$  sera supposée non négligeable.





- *S*<sub>0</sub> : poutre transversale considérée comme fixe par rapport au bâti.
- $S_1$ : vis à billes (hélice à droite) et arbre moteur.
- $S_2$ : écrou de la vis à billes (inertie négligeable).
- S<sub>3</sub>: chariot supportant la tête de dépose (masse M<sub>3</sub>).

## Données numériques associées au système :

- Coefficient de frottement dans la liaison glissière (rail + patin à billes) :  $\mu = 0, 1$ .
- Pas de la vis à billes :  $p = 20 \,\mathrm{mm}$ .
- Diamètre de la vis à billes :  $D = 25 \,\mathrm{mm}$ .
- Moment d'inertie de la vis à billes suivant l'axe  $\overrightarrow{y_0}$ :  $I_v = 2, 15 \times 10^{-4} \text{ kg m}^2$ .
- Couple résistant sur la vis due à son guidage (paliers + joints) :  $C_r = 3$  Nm.
- *l*, longueur libre de la vis entre deux paliers (mm): 1000 mm.
- Caractéristiques du moteur d'axe (puissance, vitesse maxi, inertie) :
  - couple maximal,  $C_{\text{max}} = 21,2 \text{ Nm}$ ;

1

- fréquence de rotation maximale,  $N_m = 6000 \,\mathrm{tr/min}$ ;
- moment d'inertie du rotor du moteur suivant l'axe  $\overrightarrow{y_0}$ ,  $I_m = 1.6 \times 10^{-4} \text{ kg m}^2$ .



**Objectif** L'objectif de cette étude est de relier les grandeurs liées à l'actionneur du système (moteur) :

- couple moteur transmis à  $S_1 : \overrightarrow{C}_{\text{Moteur} \to S_1} \cdot \overrightarrow{y_0} = C_m(t);$
- vitesse de rotation de  $S_1: \overrightarrow{\Omega}(S_1/R_0) \cdot \overrightarrow{y_0} = \dot{\theta}(t)$ ; à celles liées à l'effecteur (tête de dépose  $S_3$ ):
  - masse:  $M_3$ ;
  - cinématique de  $S_3$ :  $\overrightarrow{a}(G_3R_0) \cdot \overrightarrow{y_0} = \ddot{y}(t)$ .

On considère l'ensemble  $E = \{S_1 + S_2 + S_3\}.$ 

**Question** 1 Construire le graphe des liaisons modélisant le système entier.

**Question 2** Déterminer l'expression de  $\mathcal{P}(ext \to E/R_g)$  en fonction de puissances extérieures élémentaires (on ne développera pas les calculs explicitement pour l'instant).

**Question** 3 Calculer  $\mathcal{P}(ext \to E/R_0)$  en fonction des données du problème.

**Question** 4 Calculer l'ensemble des puissances des actions mutuelles dans les liaisons pour l'ensemble  $E: \mathcal{P}_{int}(E)$ .

**Question** 5 Déterminer l'énergie cinétique de l'ensemble E dans son mouvement par rapport à  $R_0$ 

**Question** 6 Déterminer la mobilité du système.

**Question** 7 Déterminer une relation entre les paramètres cinématiques du problème.

**Question 8** Déterminer l'inertie équivalente de E ramenée à la rotation autour de l'axe  $(O_0, \overrightarrow{y_0})$  et du para-

*mètre*  $\dot{\theta}(t)$ .

**Question** 9 Déterminer la masse équivalente de E ramené à la translation selon la direction  $\overrightarrow{y_0}$  et du paramètre  $\dot{y}(t)$ .

**Question 10** Appliquer le théorème de l'énergie cinétique à l'ensemble E.

**Question 11** Déterminer des équations supplémentaires issues des théorèmes généraux pour déterminer l'équation de mouvement du système permettant de relier  $C_m$  à y(t).

**Question 12** Déterminer le couple moteur à fournir dans le cas le plus défavorable (accélération maximale).

On cherche à déterminer en régime permanent les pertes au niveaux de la liaison hélicoïdale entre  $S_1$  et  $S_2$ . On considère donc les actions mécaniques de frottement nulles partout ailleurs dans le système global. On introduit alors un rendement  $\eta$  défini en régime permanent et donc à variation d'énergie cinétique négligeable.

**Question 13** En considérant le système  $E_1 = \{S_1 + S_2\}$ , définir le rendement.

**Question 14** On définit la puissance dissipée comme la puissance des inter-effort entre  $S_1$  et  $S_2$ . En appliquant un théorème de l'énergie cinétique à  $S_2/R_0$  et  $S_1/R_0$  en régime permanent donner l'expression des puissances dissipées dans la liaison hélicoïdale.

On donne:

• Rendement  $\eta$  dans la liaison hélicoïdale :  $\eta = 0.8$ ;

**Question 15** Déterminer dans ces conditions les dissipations.

### Activation 1 - Corrigé



## Activation – Système de dépose de composants électroniques

Émilien Durif - E3A PSI 2011 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.

Construire le graphe des liaisons modélisant le système entier.

#### Correction

**Question 2** Déterminer l'expression de  $\mathcal{P}(ext \to E/R_g)$  en fonction de puissances extérieures élémentaires (on ne développera pas les calculs explicitement pour l'instant).

Correction

$$\mathscr{P}(\text{ext} \to E/R_g) = \mathscr{P}(S_0 \to S_1/R_0) + \mathscr{P}(\text{Moteur} \to S_1/R_0) + \mathscr{P}(S_0 \to S_3/R_0) + \mathscr{P}(\text{poids} \to S_3/R_0)$$

**Question** 3 Calculer  $\mathcal{P}(ext \to E/R_0)$  en fonction des données du problème.

Correction On a:

$$\mathscr{P}(\text{ext} \to E/R_g) = \mathscr{P}(S_0 \to S_1/R_0) + \mathscr{P}(\text{Moteur} \to S_1/R_0) + \mathscr{P}(S_0 \to S_3/R_0) + \mathscr{P}(\text{poids} \to S_3/R_0)$$

- $\bullet \ \mathscr{P}(S_0 \to S_1/R_0) = \{\mathscr{T}(S_0 \to S_1)\} \otimes \{\mathscr{V}(S_1/R_0)\} = \left\{ \begin{array}{c} X_{01} \cdot \overrightarrow{x_0} + Y_{01} \cdot \overrightarrow{y_0} + Z_{01} \cdot \overrightarrow{z_0} \\ L_{01} \cdot \overrightarrow{x_0} \pm C_r \cdot \overrightarrow{y_0} + N_{01} \cdot \overrightarrow{z_0} \end{array} \right\}_{O_0} \otimes \left\{ \begin{array}{c} \dot{\theta}(t) \cdot \overrightarrow{y_0} \\ \overrightarrow{0} \end{array} \right\}_{O_0} = \pm C_r \cdot \dot{\theta}(t).$
- Le signe de la composante suivant  $\overrightarrow{y_0}$  dépendra du sens du mouvement de  $S_1/S_0$ .

    $\mathscr{P}(\text{Moteur} \to S_1/R_0) = \{\mathscr{T}(\text{Moteur} \to S_1)\} \otimes \{\mathscr{V}(S_1/R_0)\} = \left\{\begin{array}{c} \overrightarrow{0} \\ C_m \cdot \overrightarrow{y_0} \end{array}\right\}_{-\infty} \otimes \left\{\begin{array}{c} \dot{\theta}(t) \cdot \overrightarrow{y_0} \\ \overrightarrow{0} \end{array}\right\}_{O_0} = C_m \cdot \dot{\theta}(t).$
- $\bullet \ \mathscr{P}(S_0 \to S_3/R_0) = \{\mathscr{T}(S_0 \to S_3)\} \otimes \{\mathscr{V}(S_3/R_0)\} = \left\{ \begin{array}{c} X_{03} \cdot \overrightarrow{x_0} \pm Y_{03} \cdot \overrightarrow{y_0} + Z_{03} \cdot \overrightarrow{z_0} \\ L_{03} \cdot \overrightarrow{x_0} + M_{03} \cdot \overrightarrow{y_0} + N_{03} \cdot \overrightarrow{z_0} \end{array} \right\}_{-} \otimes \left\{ \begin{array}{c} \overrightarrow{0} \\ \dot{y}(t) \cdot \overrightarrow{y_0} \end{array} \right\}_{-} = \pm Y_{03} \cdot \dot{y}(t).$   $\bullet \ \mathscr{P}(\text{Poids} \to S_3/R_0) = \{\mathscr{T}(\text{pes} \to S_3)\} \otimes \{\mathscr{V}(S_3/R_0)\} = \left\{ \begin{array}{c} \overrightarrow{0} \\ -M_3 \cdot g \cdot \overrightarrow{z_0} \end{array} \right\}_{G_3} \otimes \left\{ \begin{array}{c} \overrightarrow{0} \\ \dot{y}(t) \cdot \overrightarrow{y_0} \end{array} \right\}_{G_3} = 0.$
- $\mathscr{P}(\text{ext} \to E/R_0) = (C_m \pm C_r) \cdot \dot{\theta}(t) \pm Y_{03} \cdot \dot{\gamma}(t)$

**Question** 4 Calculer l'ensemble des puissances des actions mutuelles dans les liaisons pour l'ensemble  $E: \mathcal{P}_{int}(E)$ .

• D'après le graphe des liaisons :  $\mathscr{P}_{int}(E) = \mathscr{P}(S_1 \leftarrow$ Correction

- Calcul de  $\mathscr{P}(S_1 \longleftrightarrow S_2) = \{\mathscr{T}(S_1 \to S_2)\} \otimes \{\mathscr{V}(S_2/S_1)\} = \left\{\begin{array}{c} X_{12}\overrightarrow{x_0} + Y_{12}\overrightarrow{y_0} + Z_{12}\overrightarrow{z_0} \\ L_{12}\overrightarrow{x_0} + M_{12}\overrightarrow{y_0} + N_{12}\overrightarrow{z_0} \end{array}\right\}_{Q_1} \otimes \left\{\begin{array}{c} q_{21}\overrightarrow{y_0} \\ v_{12} \cdot \overrightarrow{y_0} \end{array}\right\}_{Q_2} =$  $Y_{12} \cdot \nu_{12} + q_{21} \cdot M_{12}. \text{ Or, } \begin{cases} M_{12} = -\frac{p}{2\pi} Y_{12} \\ \nu_{12} = \frac{p}{2\pi} q_{21} \end{cases}. \text{ D'où } : \mathscr{P}(S_1 \longleftrightarrow S_2) = Y_{12} \cdot \nu_{12} + q_{21} \cdot M_{12} = \frac{p}{2\pi} \left[ Y_{12} \cdot q_{21} - q_{21} \cdot Y_{12} \right] = 0.$
- Calcul de  $\mathscr{P}(S_2 \longleftrightarrow S_3) = \{\mathscr{T}(S_2 \to S_3)\} \otimes \{\mathscr{V}(S_3/S_2)\} = \left\{\begin{array}{c} A \\ X_{23} \overrightarrow{x}_0 + Y_{23} \overrightarrow{y}_0 \end{array}\right\} \otimes \left\{\begin{array}{c} A \\ p_{32} \overrightarrow{x}_0 + q_{32} \overrightarrow{y}_0 + r_{32} \overrightarrow{z}_0 \end{array}\right\} = \left\{\begin{array}{c} A \\ p_{32} \overrightarrow{x}_0 + q_{32} \overrightarrow{y}_0 + r_{32} \overrightarrow{z}_0 \end{array}\right\}$
- On en déduit donc :  $\mathcal{P}_{int}(E) = 0$ .

**Question** 5 Déterminer l'énergie cinétique de l'ensemble E dans son mouvement par rapport à  $R_0$ 



**Correction** • Énergie cinétique de l'ensemble dans son mouvement par rapport à  $R_0$ :

$$E_c(E/R_0) = E_c(1/R_0) + E_c(2/R_0) + E_c(3/R_0)$$

- Énergie cinétique de 1 dans son mouvement par rapport à  $R_0: E_c(1/R_0) = \frac{1}{2} \{\sigma(1/R_0)\} \otimes \{\mathcal{V}(1/R_0)\} = \frac{1}{2} \left\{\overrightarrow{\overline{I}}_{O_0}(S_1) \cdot \dot{\theta}(t) \overrightarrow{y_0}\right\}_{O_0} \otimes \left\{\overrightarrow{\dot{\theta}}(t) \overrightarrow{y_0}\right\}_{O_0} = \frac{1}{2} \left[\dot{\theta}^2 \overline{\overline{I}}_{O_0}(S_1) \cdot \overrightarrow{y}_0 \cdot \overrightarrow{y}_0\right] = \frac{1}{2} J_1 \cdot \dot{\theta}^2 = \frac{1}{2} (I_m + I_v) \cdot \dot{\theta}^2.$
- Énergie cinétique de 2 dans son mouvement par rapport à  $R_0$ :  $E_c(2/R_0) = \frac{1}{2} \{ \sigma(2/R_0) \} \otimes \{ \mathcal{V}(2/R_0) \} = 0$  car l'inertie de 2 est négligeable.
- Énergie cinétique de 3 dans son mouvement par rapport à  $R_0: E_c(3/R_0) = \frac{1}{2} \{\sigma(3/R_0)\} \otimes \{\mathcal{V}(3/R_0)\} = \left\{\begin{array}{c} \\ M_3 \cdot \dot{y}(t) \end{array}\right\} \xrightarrow{\vec{y}_0} \otimes \left\{\begin{array}{c} \\ 0 \end{array}\right\}_{\dot{y}(t) \cdot \overrightarrow{y_0}} = \frac{1}{2} M_3 \cdot \dot{y}^2(t).$
- L'énergie cinétique galiléenne de l'ensemble  $E: E_c(E/R_0) = \frac{1}{2} \left[ (I_m + I_\nu) \cdot \dot{\theta}^2(t) + M_3 \cdot \dot{y}^2(t) \right].$

**Question** 6 Déterminer la mobilité du système.

Correction Ici la mobilité vaut 1.

**Question** 7 Déterminer une relation entre les paramètres cinématiques du problème.

**Correction** Par une fermeture cinématique on pourrait montrer :  $\dot{y}(t) = -\frac{p}{2\pi}\dot{\theta}(t)$ .

**Question** 8 Déterminer l'inertie équivalente de E ramenée à la rotation autour de l'axe  $(O_0, \overrightarrow{y_0})$  et du paramètre  $\dot{\theta}(t)$ .

**Question** 9 Déterminer la masse équivalente de E ramené à la translation selon la direction  $\overrightarrow{y_0}$  et du paramètre  $\dot{y}(t)$ .

**Question 10** Appliquer le théorème de l'énergie cinétique à l'ensemble E.

 $\begin{array}{ll} \textbf{Correction} & \text{En combinant les résultats des différentes questions précédentes, on obtient}: M_{\text{eq}} \cdot \dot{y}(t) \cdot \ddot{y}(t) = \\ (C_m \pm C_r) \cdot \dot{\theta}(t) \pm Y_{03} \cdot \dot{y}(t) + 0. \\ & \text{On peut postuler un sens de déplacement}: \dot{y}(t) > 0 \text{, ainsi } \dot{\theta} = -\frac{2\pi}{p} \dot{y}(t) < 0 \text{, } C_r > 0 \text{, } Y_{03} < 0 \text{: } M_{\text{eq}} \cdot \dot{y}(t) \cdot \ddot{y}(t) = \\ \left[ -(C_m + C_r) \cdot \frac{2\pi}{p} + Y_{03} \right] \cdot \dot{y}(t) \end{aligned}$ 

**Question 11** Déterminer des équations supplémentaires issues des théorèmes généraux pour déterminer l'équation de mouvement du système permettant de relier  $C_m$  à y(t).

**Correction** Il faut éliminer le paramètre  $Y_{03}$ . Pour cela on peut écrire le théorème de la résultante dynamique appliqué à  $S_3$  en projection selon  $\overrightarrow{z_0}: Z_{03} - M_3 \cdot g = 0$ .

Or la loi de Coulomb donne (avec  $Z_{03} > 0$  et  $Y_{03} < 0$ ):  $Y_{03} = -\mu \cdot Z_{03} = -\mu \cdot M_3 \cdot g$ .

Ainsi l'équation de mouvement obtenue est (en éliminant  $\dot{y}(t) \neq 0$ ):  $M_{\text{eq}} \cdot \ddot{y}(t) = -(C_m + C_r) \cdot \frac{2\pi}{p} - \mu \cdot M_3 \cdot g$ 

**Question 12** Déterminer le couple moteur à fournir dans le cas le plus défavorable (accélération maximale).



## Correction

$$C_{m} = -\frac{p}{2\pi} \left[ M_{\text{eq}} \ddot{y}_{\text{max}} + M_{3} \cdot g \cdot \mu \right] - C_{r} = -\frac{p}{2\pi} M_{3} \left( \ddot{y}_{\text{max}} + g \cdot \mu \right) - (I_{m} + I_{v}) \frac{2\pi}{p} \ddot{y}_{\text{max}} - C_{r}$$

L'application numérique donne :  $C_m = -3,79N \cdot m$ 

On cherche à déterminer en régime permanent les pertes au niveaux de la liaison hélicoïdale entre  $S_1$  et  $S_2$ . On considère donc les actions mécaniques de frottement nulles partout ailleurs dans le système global. On introduit alors un rendement  $\eta$  défini en régime permanent et donc à variation d'énergie cinétique négligeable.

**Question 13** En considérant le système  $E_1 = \{S_1 + S_2\}$ , définir le rendement.

#### Correction

$$\eta = \frac{\mathscr{P}(\text{utile})}{\mathscr{P}(\text{entrée})} = \frac{\mathscr{P}(S_2 \to S_3/R_0)}{\mathscr{P}(\text{moteur} \to S_1/R_0)}$$

**Question 14** On définit la puissance dissipée comme la puissance des inter-effort entre  $S_1$  et  $S_2$ . En appliquant un théorème de l'énergie cinétique à  $S_2/R_0$  et  $S_1/R_0$  en régime permanent donner l'expression des puissances dissipées dans la liaison hélicoïdale.

**Correction** • Expression de  $\mathscr{P}(\text{dissip\'ee}) : \mathscr{P}(\text{dissip\'ee}) = -\mathscr{P}(S_1 \longleftrightarrow S_2) = -(\mathscr{P}(S_1 \to S_2/R_0) + \mathscr{P}(S_2 \to S_1/R_0));$ 

- TEC appliqué à  $S_2/R_0$  en régime permanent :  $\mathscr{P}(S_1 \to S_2/R_0) = -\mathscr{P}(S_3 \to S_2/R_0)$ ;
- TEC appliqué à  $S_1/R_0$  en régime permanent :  $\mathscr{P}(\text{moteur} \to S_1/R_0) = -\mathscr{P}(S_2 \to S_1/R_0)$
- en combinant ces équations on obtient  $\mathscr{P}(\text{dissip\'ee})$ :  $\mathscr{P}(\text{dissip\'ee}) = -(-\mathscr{P}(S_3 \to S_2/R_0) \mathscr{P}(\text{moteur} \to S_1/R_0))$ =  $-\mathscr{P}(S_2 \to S_3/R_0) + \mathscr{P}(\text{moteur} \to S_1/R_0) = (1-\eta)\mathscr{P}(\text{moteur} \to S_1/R_0)$ .

5

## On donne:

• Rendement  $\eta$  dans la liaison hélicoïdale :  $\eta = 0.8$ ;

Question 15 Déterminer dans ces conditions les dissipations.

Correction 
$$\mathscr{P}(\text{dissip\'ee}) = C_{\text{max}} \cdot \dot{\theta}_{\text{max}} \cdot (\eta - 1) = 21, 2 \times 6000 \frac{2\pi}{60} \cdot (1 - \eta) = 2664 \text{ W}$$