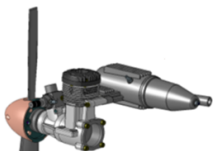


Application 02



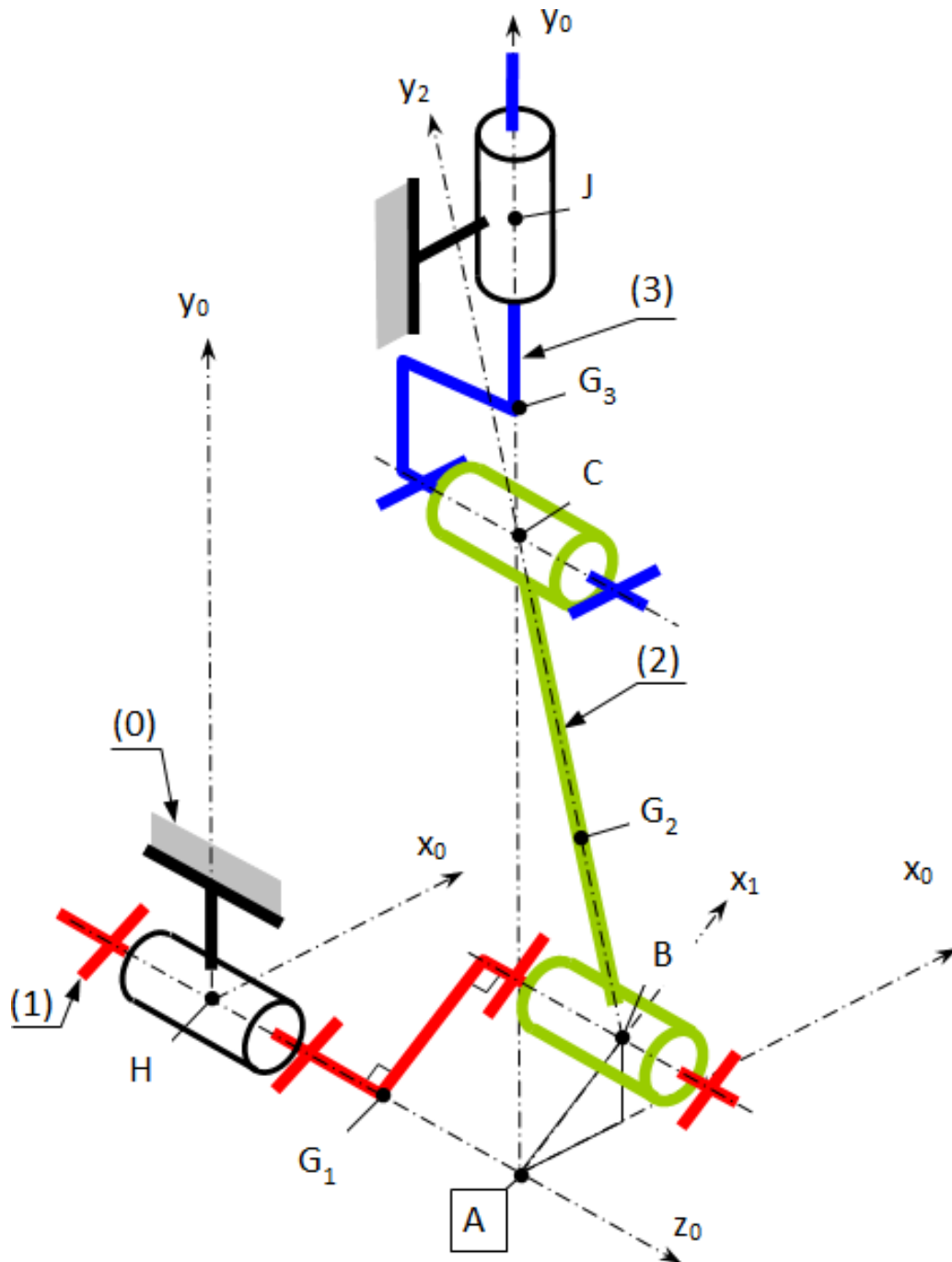
Chaîne fermée – Micromoteur de modélisme

Équipe PT La Martinière Monplaisir

Savoirs et compétences :

Mise en situation

Les figures et le schéma ci-dessous représentent un micromoteur à combustion interne de modèle réduit. Du point de vue cinématique, il est basé sur un système bielle manivelle (**2,1**), associé à un piston (**3**), animé d'un mouvement de translation rectiligne alternatif.



On note :

- $\overrightarrow{AB} = e \vec{x}_1$, $\overrightarrow{BC} = L_2 \vec{y}_2$, $\overrightarrow{AC} = \lambda_3 \vec{y}_0$;
- $\overrightarrow{HG_1} = a_1 \vec{x}_1$, $\overrightarrow{BG_2} = a_2 \vec{y}_2$, $\overrightarrow{CG_3} = a_3 \vec{y}_0$;
- $(\vec{x}_0, \vec{x}_1) = (\vec{y}_0, \vec{y}_1) = \theta_1$, $(\vec{x}_0, \vec{x}_2) = (\vec{y}_0, \vec{y}_1) = \theta_2$; $\omega_{10} = \dot{\theta}_1$ et $\omega_{20} = \dot{\theta}_2$.

On note C_m le couple délivré par le moteur et F_e la force exercée sur le piston suite à l'explosion du mélange air - carburant.

Question 1 Exprimer la relation liant la vitesse de rotation ω_{10} du vilebrequin (1) et la vitesse du piston (3), notée $V_{3/0}$. Déterminer la vitesse et l'accélération du centre d'inertie de la bielle (2) par rapport à (0).

Correction On réalise une fermeture géométrique dans le triangle ABC et on a : $\overrightarrow{AB} + \overrightarrow{BC} + \overrightarrow{CA} = \vec{0} \Leftrightarrow e \vec{x}_1 + L_2 \vec{x}_2 - \lambda_3 \vec{y}_0 \Leftrightarrow e (\cos \theta_1 \vec{x}_0 + \sin \theta_1 \vec{y}_0) + L_2 (\cos \theta_2 \vec{x}_0 + \sin \theta_2 \vec{y}_0) - \lambda_3 \vec{y}_0 = \vec{0}$. On a donc :

$$\begin{cases} e \cos \theta_1 + L_2 \cos \theta_2 = 0 \\ e \sin \theta_1 + L_2 \sin \theta_2 - \lambda_3 = 0 \end{cases}$$

$$\Leftrightarrow \begin{cases} L_2 \cos \theta_2 = -e \cos \theta_1 \\ L_2 \sin \theta_2 = \lambda_3 - e \sin \theta_1 \end{cases} \quad \text{Au final, } L_2^2 = e^2 \cos^2 \theta_1 + (\lambda_3 - e \sin \theta_1)^2 \Leftrightarrow L_2^2 - e^2 \cos^2 \theta_1 = (\lambda_3 - e \sin \theta_1)^2 \\ \Rightarrow \sqrt{L_2^2 - e^2 \cos^2 \theta_1} = \lambda_3 - e \sin \theta_1 \Rightarrow \lambda_3 = \sqrt{L_2^2 - e^2 \cos^2 \theta_1} + e \sin \theta_1.$$

Dans la perspective d'une étude dynamique, on se propose d'évaluer les caractéristiques de masse et inertie des trois pièces mobiles, ainsi que leurs propriétés cinétiques.

On note $I_H(1) = \begin{pmatrix} A_1 & -F_1 & -E_1 \\ -F_1 & B_1 & -D_1 \\ -E_1 & -D_1 & C_1 \end{pmatrix}_{(H; \vec{x}_1, \vec{y}_1, \vec{z}_1)}$ la matrice d'inertie en H de l'ensemble {vilebrequin, hélice} repéré

(1).

Question 2 En considérant que seul le plan $(H, \vec{x}_1, \vec{z}_1)$ est le plan de symétrie, indiquer quelle(s) simplification(s) cela apporte à cette matrice d'inertie.

Correction On a donc une invariance suivant \vec{y}_1 et $I_H(1) = \begin{pmatrix} A_1 & 0 & -E_1 \\ 0 & B_1 & 0 \\ -E_1 & 0 & C_1 \end{pmatrix}_{(H; \vec{x}_1, \vec{y}_1, \vec{z}_1)}$

Question 3 Reprendre la question précédente en l'appliquant à la bielle (2) et au piston (3). Définir la forme de la matrice d'inertie de chacune de ces deux pièces, en précisant en quel point et dans quelle base elle est définie.

Correction De même $I_{G_2}(2) = \begin{pmatrix} A_2 & 0 & -E_2 \\ 0 & B_2 & 0 \\ -E_2 & 0 & C_2 \end{pmatrix}_{(G_2; \vec{x}_2, \vec{y}_2, \vec{z}_2)}$ et $I_{G_3}(3) = \begin{pmatrix} A_2 & 0 & -E_2 \\ 0 & B_2 & 0 \\ -E_2 & 0 & C_2 \end{pmatrix}_{(G_3; \vec{x}_2, \vec{y}_2, \vec{z}_2)}$.

Par la suite on fait l'hypothèse que les matrices d'inertie sont diagonales.

Question 4 On note m_1 , m_2 et m_3 les masses des trois pièces mobiles (1), (2) et (3). Exprimer, pour chacune d'elles : son tenseur cinétique et son tenseur dynamique.

Correction H est un point fixe :

- $\{\mathcal{C}(1/0)\} = \left\{ \begin{array}{l} R_c(1/0) = m_1 \overline{V(G_1 \in 1/0)} \\ \sigma(H, 1/0) = I_H(1) \overline{\Omega}(1/0) \end{array} \right\}_H = \left\{ \begin{array}{l} \vec{0} \\ \dot{\theta}_1 \vec{z}_1 \end{array} \right\}_H$
- $\{\mathcal{D}(1/0)\} = \left\{ \begin{array}{l} R_d(1/0) = m_1 \overline{\Gamma}(G_1 \in 1/0) \\ \sigma(H, 1/0) = \left[\frac{d\sigma(H, 1/0)}{dt} \right]_{\mathcal{R}_0} \end{array} \right\}_H = \left\{ \begin{array}{l} \vec{0} \\ \ddot{\theta}_1 \vec{z}_1 \end{array} \right\}_H$

Question 5 Déterminer l'équation de mouvement par les théorèmes généraux.

Correction

