

Interface esclave : Corrigé

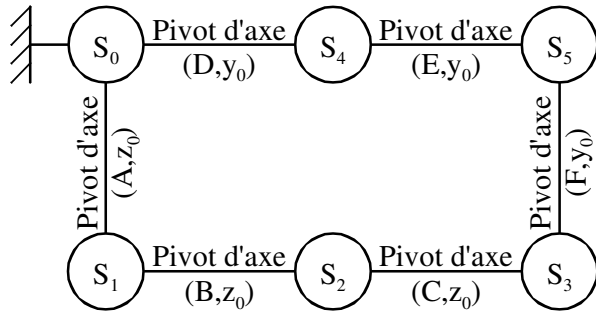
Question 1.

Graphe de structure :

6 Pièces 6 Liaisons

Nombre cyclomatique : $\gamma = 1$

6 Liaisons pivot : $I_S = 30$ et $I_C = 6$



Question 2.

a- Etant donné les liaisons pivot d'axe \vec{z}_0 entre les solides S_0 , S_1 , S_2 et S_3 , et le paramétrage angulaire associé à ces liaisons, on a : $\vec{\Omega}_{1/0} = \omega_{10}^z \cdot \vec{z}_0$, $\vec{\Omega}_{2/1} = \omega_{21}^z \cdot \vec{z}_0$ et $\vec{\Omega}_{3/2} = \omega_{32}^z \cdot \vec{z}_0$.

Donc par composition des vitesses on a : $\vec{\Omega}_{3/0} = \vec{\Omega}_{3/2} + \vec{\Omega}_{2/1} + \vec{\Omega}_{1/0} = (\omega_{32}^z + \omega_{21}^z + \omega_{10}^z) \cdot \vec{z}_0$

b- Etant donné les liaisons pivot d'axe \vec{z}_0 entre les solides S_0 , S_4 , S_5 et S_3 , et le paramétrage angulaire associé à ces liaisons, on a : $\vec{\Omega}_{4/0} = \omega_{54}^y \cdot \vec{y}_0$, $\vec{\Omega}_{5/4} = \omega_{40}^y \cdot \vec{y}_0$ et $\vec{\Omega}_{3/5} = \omega_{35}^y \cdot \vec{y}_0$.

Donc par composition des vitesses on a : $\vec{\Omega}_{3/0} = \vec{\Omega}_{3/5} + \vec{\Omega}_{5/4} + \vec{\Omega}_{4/0} = (\omega_{35}^y + \omega_{54}^y + \omega_{40}^y) \cdot \vec{y}_0$

c- On a donc : $(\omega_{32}^z + \omega_{21}^z + \omega_{10}^z) \cdot \vec{z}_0 = (\omega_{35}^y + \omega_{54}^y + \omega_{40}^y) \cdot \vec{y}_0$ soit par projection sur \vec{z}_0 de cette équation on obtient : $\omega_{32}^z + \omega_{21}^z + \omega_{10}^z = 0$. Par conséquent : $\vec{\Omega}_{3/0} = \vec{0}$.

D'où le mouvement de S3 par rapport à S0 est une translation.

Question 3.

a- Etant donné la liaison pivot d'axe (C, \vec{z}_0) entre les solides S_2 et S_3 on a :

$$\vec{V}_{C \in 3/0} = \vec{V}_{C \in 2/0} \quad \text{Soit d'après la relation de Varignon : } \vec{V}_{C \in 3/0} = \vec{V}_{B \in 2/0} + \vec{CB} \wedge \vec{\Omega}_{2/0}$$

Etant donné la liaison pivot d'axe (B, \vec{z}_0) entre les solides S_1 et S_2 on a :

$$\vec{V}_{B \in 2/0} = \vec{V}_{B \in 1/0} \quad \text{Soit d'après la relation de Varignon : } \vec{V}_{B \in 2/0} = \vec{V}_{A \in 1/0} + \vec{BA} \wedge \vec{\Omega}_{1/0}$$

Etant donné la liaison pivot d'axe (A, \vec{z}_0) entre les solides S_0 et S_1 on a : $\vec{V}_{A \in 1/0} = \vec{0}$

$$\text{Donc : } \vec{V}_{C \in 3/0} = \vec{BA} \wedge \vec{\Omega}_{1/0} + \vec{CB} \wedge \vec{\Omega}_{2/0} = -L_1 \cdot \vec{x}_1 \wedge \omega_{10}^z \cdot \vec{z}_1 - L_2 \cdot \vec{x}_2 \wedge (\omega_{21}^z + \omega_{10}^z) \cdot \vec{z}_2$$

$$\text{Donc : } \vec{V}_{C \in 3/0} = \lambda_1 \cdot \vec{y}_1 + \lambda_2 \cdot \vec{y}_2 \quad \text{Avec : } \lambda_1 = L_1 \cdot \omega_{10}^z \quad \text{et : } \lambda_2 = L_2 \cdot (\omega_{10}^z + \omega_{21}^z)$$

b- Etant donné la liaison pivot d'axe (F, \vec{y}_0) entre les solides S_5 et S_3 on a :

$$\vec{V}_{F \in 3/0} = \vec{V}_{F \in 5/0} \quad \text{Soit d'après la relation de Varignon : } \vec{V}_{F \in 3/0} = \vec{V}_{E \in 5/0} + \vec{FE} \wedge \vec{\Omega}_{5/0}$$

Etant donné la liaison pivot d'axe (E, \vec{y}_0) entre les solides S_4 et S_5 on a :

$$\vec{V}_{E \in 5/0} = \vec{V}_{E \in 4/0} \quad \text{Soit d'après la relation de Varignon : } \vec{V}_{E \in 5/0} = \vec{V}_{D \in 4/0} + \vec{ED} \wedge \vec{\Omega}_{4/0}$$

Etant donné la liaison pivot d'axe (D, \vec{y}_0) entre les solides S_0 et S_4 on a : $\vec{V}_{D \in 4/0} = \vec{0}$

$$\text{Donc : } \vec{V}_{F \in 3/0} = \vec{ED} \wedge \vec{\Omega}_{4/0} + \vec{FE} \wedge \vec{\Omega}_{5/0} = -L_4 \cdot \vec{x}_4 \wedge \omega_{40}^y \cdot \vec{y}_4 - L_5 \cdot \vec{x}_5 \wedge (\omega_{40}^y + \omega_{54}^y) \cdot \vec{y}_5$$

$$\text{Donc : } \vec{V}_{F \in 3/0} = \lambda_4 \cdot \vec{z}_4 + \lambda_5 \cdot \vec{z}_5 \quad \text{Avec : } \lambda_4 = -L_4 \cdot \omega_{40}^y \quad \text{et : } \lambda_5 = -L_5 \cdot (\omega_{40}^y + \omega_{54}^y)$$

c- \vec{y}_1 et \vec{y}_2 sont dans le plan (\vec{x}_0, \vec{y}_0) donc $\vec{V}_{C \in 3/0} \cdot \vec{z}_0 = 0$ De même : $\vec{V}_{F \in 3/0} \cdot \vec{y}_0 = 0$

Enfin, sachant que le mouvement de S_3 par rapport à S_0 est une translation on a : $\vec{V}_{C \in 3/0} = \vec{V}_{F \in 3/0}$

Soit $\vec{V}_{C \in 3/0} \cdot \vec{z}_0 = \vec{V}_{F \in 3/0} \cdot \vec{z}_0 = \vec{V}_{C \in 3/0} \cdot \vec{y}_0 = \vec{V}_{F \in 3/0} \cdot \vec{y}_0 = 0$. D'où $\vec{V}_{C \in 3/0}$ et $\vec{V}_{F \in 3/0}$ sont colinéaire à \vec{x}_0

D'où le mouvement de S_3 par rapport à S_0 est une translation rectiligne de direction \vec{x}_0 .

Question 4.

a- le mouvement de S_3 par rapport à S_0 est une translation rectiligne de direction \vec{x}_0 , le degré de mobilité est de $M = 1$ (Il n'y a pas de mobilité internes)

b- Le degré d'hyperstatisme est donc de :

Par une approche sthénique : $\mathbf{H} = \mathbf{I}_S + \mathbf{M} - 6.(N_P - 1) = 6 \times 5 + 1 - 6.(6 - 1) = 1$

Par une approche cinématique : $\mathbf{H} = 6.\gamma + \mathbf{M} - \mathbf{I}_C = 6 \times 1 + 1 - 6 \times 1 = 1$

Question 5.

La fermeture cinématique du cycle du mécanisme nous donne :

$$\{\mathbf{v}_{3/2}\} + \{\mathbf{v}_{2/1}\} + \{\mathbf{v}_{1/0}\} = \{\mathbf{v}_{3/5}\} + \{\mathbf{v}_{5/4}\} + \{\mathbf{v}_{4/0}\}$$

$$C \begin{Bmatrix} 0 & 0 \\ 0 & 0 \\ \omega_{32}^z & 0 \end{Bmatrix} \mathcal{B}_0 + B \begin{Bmatrix} 0 & 0 \\ 0 & 0 \\ \omega_{21}^z & 0 \end{Bmatrix} \mathcal{B}_0 + A \begin{Bmatrix} 0 & 0 \\ 0 & 0 \\ \omega_{10}^z & 0 \end{Bmatrix} \mathcal{B}_0 = F \begin{Bmatrix} 0 & 0 \\ \omega_{35}^y & 0 \\ 0 & 0 \end{Bmatrix} \mathcal{B}_0 + E \begin{Bmatrix} 0 & 0 \\ \omega_{54}^y & 0 \\ 0 & 0 \end{Bmatrix} \mathcal{B}_0 + D \begin{Bmatrix} 0 & 0 \\ \omega_{40}^y & 0 \\ 0 & 0 \end{Bmatrix} \mathcal{B}_0$$

Sans même transporter tous ces torseurs en un même point, on obtient les trois équations de la résultante de cette fermeture cinématique :

$$\begin{array}{l|l} / \vec{x}_0 & 0 = 0 \\ / \vec{y}_0 & \omega_{32}^z + \omega_{21}^z + \omega_{10}^z = 0 \\ / \vec{z}_0 & \omega_{35}^y + \omega_{54}^y + \omega_{40}^y = 0 \end{array} \quad \begin{array}{l} \text{Le degré d'hyperstatisme correspond donc à l'équation triviale} \\ \text{de la projection de l'équation de la résultante sur } \vec{x}_0 \end{array}$$

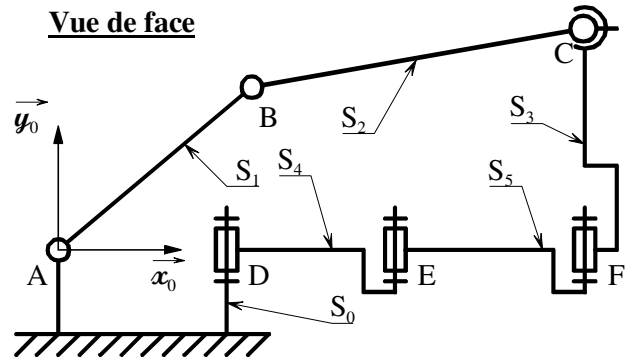
Pour supprimer ce degré d'hyperstatisme il suffit donc d'ajouter à une seule des six liaisons pivot une rotation suivant l'axe \vec{x}_0 .

En le faisant sur la liaison en C on obtient alors le torseur cinématique de cette nouvelle liaison :

$$\{\mathbf{v}_{3/2}\} = C \begin{Bmatrix} x \\ \omega_{32}^z & 0 \\ 0 & 0 \\ \omega_{32}^z & 0 \end{Bmatrix} \mathcal{B}_0 = \mathcal{B}_3$$

Torseur d'une liaison sphérique à doigt d'axe (C, \vec{y}_0) : Normale du plan de contact (C, \vec{z}_0) et d'axe du doigt (C, \vec{x}_0)

Le schéma cinématique du mécanisme est alors :



Remarque : La fermeture cinématique du cycle écrite en C donne :

$$C \begin{Bmatrix} 0 & 0 \\ 0 & 0 \\ \omega_{32}^z & 0 \end{Bmatrix} \mathcal{B}_0 + C \begin{Bmatrix} 0 & L_2.\omega_{21}^z.\sin(\theta_{01} + \theta_{12}) \\ 0 & L_2.\omega_{21}^z.\cos(\theta_{01} + \theta_{12}) \\ \omega_{21}^z & 0 \end{Bmatrix} \mathcal{B}_0 + C \begin{Bmatrix} 0 & L_2.\omega_{10}^z.\sin(\theta_{01} + \theta_{12}) + L_1.\omega_{10}^z.\sin \theta_{01} \\ 0 & L_2.\omega_{10}^z.\cos(\theta_{01} + \theta_{12}) + L_1.\omega_{10}^z.\cos \theta_{01} \\ \omega_{10}^z & 0 \end{Bmatrix} \mathcal{B}_0 =$$

$$C \begin{Bmatrix} 0 & d.\omega_{35}^y \\ \omega_{35}^y & 0 \\ 0 & 0 \end{Bmatrix} \mathcal{B}_0 + C \begin{Bmatrix} 0 & d.\omega_{54}^y - L_5.\omega_{54}^y.\sin(\theta_{04} + \theta_{45}) \\ \omega_{54}^y & 0 \\ 0 & -L_5.\omega_{54}^y.\cos(\theta_{04} + \theta_{45}) \end{Bmatrix} \mathcal{B}_0 + C \begin{Bmatrix} 0 & d.\omega_{40}^y - L_5.\omega_{40}^y.\sin(\theta_{04} + \theta_{45}) - L_4.\omega_{40}^y.\sin \theta_{04} \\ \omega_{40}^y & 0 \\ 0 & -L_5.\omega_{40}^y.\cos(\theta_{04} + \theta_{45}) - L_4.\omega_{40}^y.\cos \theta_{04} \end{Bmatrix} \mathcal{B}_0$$

On retrouve bien une seule équation triviale (Projection de la résultante sur \vec{x}_0)