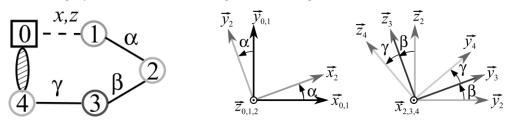
Etude cinématique d'un robot hexapode - Eléments de correction

1. Cinématique analytique

1.1 Tracer le graphe des liaisons et les figures de changement de bases.



1.2 Ecrire l'équation de liaison associée au contact ponctuel en C.

$$\overrightarrow{OC}.\overrightarrow{z_0} = 0$$

$$(\overrightarrow{OP} + \overrightarrow{PA} + \overrightarrow{AB} + \overrightarrow{BC}).\overrightarrow{z_0} = 0$$

$$(\overrightarrow{xx_0} + z\overrightarrow{z_0} + a\overrightarrow{y_2} + b\overrightarrow{y_3} - c\overrightarrow{z_4}).\overrightarrow{z_{0,2}} = 0$$

$$z + b\sin\beta - c\cos(\beta + \gamma) = 0 \quad (edl1)$$

$$\overrightarrow{(a+b\cos\beta + c\sin(\beta + \gamma)]} \sin\alpha$$

$$[a+b\cos\beta + c\sin(\beta + \gamma)] \cos\alpha$$

$$z + b\sin\beta - c\cos(\beta + \gamma) = 0 \quad (edl1)$$

1.3 Ecrire les équations traduisant le non glissement du point C sur le plan $(O, \overrightarrow{x_{0.1}}, \overrightarrow{y_{0.1}})$.

 $\overrightarrow{V(C,4/0)} = \overrightarrow{0}$ on remarque que $\overrightarrow{V(C,4/0)}.\overrightarrow{z_0} = 0$ est la dérivée de l'équation de contact, en effet seules les composantes dans le plan de normale $\overrightarrow{z_0}$ traduisent le non glissement.

$$\overrightarrow{V(C, 4/0)} = \overrightarrow{V(C/0)} = \frac{d}{dt} \overrightarrow{OC}\Big|_{0}$$

ou

$$\begin{split} \overrightarrow{V(\mathbf{C},4/0)} &= \overrightarrow{V(\mathbf{C},4/3)} + \overrightarrow{V(\mathbf{C},3/2)} + \overrightarrow{V(\mathbf{C},2/1)} + \overrightarrow{V(\mathbf{C},1/0)} \\ &= \overrightarrow{V(\mathbf{B},4/3)} + \overrightarrow{\Omega_{4/3}} \wedge \overrightarrow{\mathbf{BC}} + \overrightarrow{V(\mathbf{A},3/2)} + \overrightarrow{\Omega_{3/2}} \wedge \overrightarrow{\mathbf{AC}} + \overrightarrow{V(\mathbf{P},2/1)} + \overrightarrow{\Omega_{2/1}} \wedge \overrightarrow{\mathbf{PC}} + \dot{x}\overrightarrow{x_0} + \dot{z}\overrightarrow{z_0} \\ &= \overrightarrow{0} + \dot{\gamma}\overrightarrow{x_4} \wedge -c\overrightarrow{z_4} + \overrightarrow{0} + \dot{\beta}\overrightarrow{x_{3,4}} \wedge (b\overrightarrow{y_3} - c\overrightarrow{z_4}) + \overrightarrow{0} + \dot{\alpha}\overrightarrow{z_2} \wedge (a\overrightarrow{y_2} + b\overrightarrow{y_3} - c\overrightarrow{z_4}) + \dot{x}\overrightarrow{x_0} + \dot{z}\overrightarrow{z_0} \\ &= c\dot{\gamma}\overrightarrow{y_4} + b\dot{\beta}\overrightarrow{z_3} + c\dot{\beta}\overrightarrow{y_4} + [-a - b\cos\beta - c\sin(\beta + \gamma)]\dot{\alpha}\overrightarrow{x_2} + \dot{x}\overrightarrow{x_0} + \dot{z}\overrightarrow{z_0} \end{split}$$

En projection sur la base 2, on a
$$\overrightarrow{V(C,4/0)} = \begin{pmatrix} \dot{x}\cos\alpha - [a+b\cos\beta + c\sin(\beta+\gamma)]\dot{\alpha} \\ -\dot{x}\sin\alpha - b\dot{\beta}\sin\beta + c(\dot{\beta}+\dot{\gamma})\cos(\beta+\gamma) \\ \dot{z} + b\dot{\beta}\cos\beta + c(\dot{\beta}+\dot{\gamma})\sin(\beta+\gamma) \end{pmatrix}_{2}$$

$$\dot{x}\cos\alpha - [a + b\cos\beta + c\sin(\beta + \gamma)]\dot{\alpha} = 0 \quad (edl2)$$
$$-\dot{x}\sin\alpha - b\dot{\beta}\sin\beta + c(\dot{\beta} + \dot{\gamma})\cos(\beta + \gamma) = 0 \quad (edl3)$$

Remarque: on peut aussi projeter en base 0:

$$\overrightarrow{V(C,4/0)} = \begin{pmatrix} \dot{x} - [a + b\cos\beta + c\sin(\beta + \gamma)]\dot{\alpha}\cos\alpha - [-b\dot{\beta}\sin\beta + c(\dot{\beta} + \dot{\gamma})\cos(\beta + \gamma)]\sin\alpha \\ 0 - [a + b\cos\beta + c\sin(\beta + \gamma)]\dot{\alpha}\sin\alpha + [-b\dot{\beta}\sin\beta + c(\dot{\beta} + \dot{\gamma})\cos(\beta + \gamma)]\cos\alpha \\ \dot{z} + b\dot{\beta}\cos\beta + c(\dot{\beta} + \dot{\gamma})\sin(\beta + \gamma) \end{pmatrix}$$

1.4 Calculer le degré de mobilité.

5 paramètres
$$(x, z, \alpha, \beta, \gamma)$$
 - 3 équations $(edl1, edl2, edl3)$ = 2

1.5 Donner les vecteurs roulement et pivotement au point de contact C.

$$\begin{split} \overrightarrow{P_{4/0}(\mathbf{C})} &= (\overrightarrow{\Omega_{4/0}}.\overrightarrow{z_0})\overrightarrow{z_0} = [(\dot{\alpha}\overrightarrow{z_{0,2}} + (\dot{\beta} + \dot{\gamma})\overrightarrow{x_2}).\overrightarrow{z_{0,2}}]\overrightarrow{z_0} \implies \boxed{\overrightarrow{P_{4/0}(\mathbf{C})} = \dot{\alpha}\overrightarrow{z_{0,2}}} \\ \overrightarrow{R_{4/0}(\mathbf{C})} &= \overrightarrow{\Omega_{4/0}} - \overrightarrow{P_{4/0}(\mathbf{C})} \implies \boxed{\overrightarrow{R_{4/0}(\mathbf{C})} = (\dot{\beta} + \dot{\gamma})\overrightarrow{x_2}} \end{split}$$

1.6 Calculer la vitesse $\overrightarrow{V(B/I)}$ puis l'accélération $\overrightarrow{A(B/I)}$.

$$|\overrightarrow{V(B/I)}| = \frac{d}{dt}|\overrightarrow{PB}|_{1} = \frac{d}{dt}(\overrightarrow{ay_{2}} + \overrightarrow{by_{3}})|_{1} = |\overrightarrow{\Omega_{2/I}} \wedge \overrightarrow{ay_{2}} + |\overrightarrow{\Omega_{3/I}} \wedge \overrightarrow{by_{3}}| = |\overrightarrow{\alpha z_{2}} \wedge \overrightarrow{ay_{2}} + |\overrightarrow{\alpha z_{2}} + |\overrightarrow{\beta x_{2,3}}| \wedge \overrightarrow{by_{3}}|$$

ou

$$\overrightarrow{V(B/I)} = \overrightarrow{V(B,3/I)} = \overrightarrow{V(B,3/2)} + \overrightarrow{V(B,2/I)} = \overrightarrow{V(A,3/2)} + \overrightarrow{\Omega_{3/2}} \wedge \overrightarrow{AB} + \overrightarrow{V(P,2/I)} + \overrightarrow{\Omega_{2/I}} \wedge (\overrightarrow{PA} + \overrightarrow{AB})$$

$$\overrightarrow{V(B/I)} = (-a\dot{\alpha} - b\cos\beta\dot{\alpha})\overrightarrow{x_{2,3}} + b\dot{\beta}\overrightarrow{z_3}$$

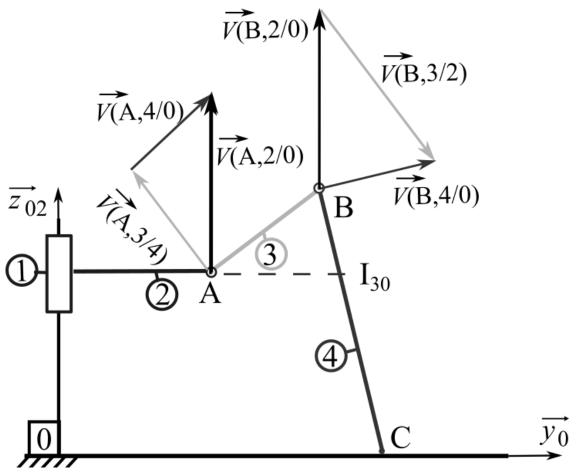
$$\overrightarrow{A(B/I)} = \frac{d}{dt} \overrightarrow{V(B/I)} \Big|_{1} = \frac{d}{dt} (-(a+b\cos\beta)\dot{\alpha}\overrightarrow{x_{2}} + b\dot{\beta}\overrightarrow{z_{3}}) \Big|_{1}$$

$$= [b\dot{\beta}\sin\beta\dot{\alpha} - (a+b\cos\beta)\ddot{\alpha}]\overrightarrow{x_{2}} + \dot{\alpha}\overrightarrow{z_{2}} \wedge -(a+b\cos\beta)\dot{\alpha}\overrightarrow{x_{2}} + b\ddot{\beta}\overrightarrow{z_{3}} + (\dot{\alpha}\overrightarrow{z_{2}} + \dot{\beta}\overrightarrow{x_{2,3}}) \wedge b\dot{\beta}\overrightarrow{z_{3}}$$

$$= [b\dot{\beta}\sin\beta\dot{\alpha} - (a+b\cos\beta)\ddot{\alpha}]\overrightarrow{x_{2}} - (a+b\cos\beta)\dot{\alpha}^{2}\overrightarrow{y_{2}} + b\ddot{\beta}\overrightarrow{z_{3}} + b\dot{\beta}\sin\beta\dot{\alpha}\overrightarrow{x_{2,3}} - b\dot{\beta}^{2}\overrightarrow{y_{3}}$$

$$\overrightarrow{A(B/I)} = [2b\dot{\beta}\sin\beta\dot{\alpha} - (a+b\cos\beta)\ddot{\alpha}]\overrightarrow{x_{2,3}} - (a+b\cos\beta)\dot{\alpha}^2\overrightarrow{y_2} - b\dot{\beta}^2\overrightarrow{y_3} + b\ddot{\beta}\overrightarrow{z_3}$$

2. Cinématique graphique d'un mouvement dans le plan transverse



2.1 Préciser la nature du mouvement 2/0 puis tracer la vitesse V(B,2/0) .

2/0 est une translation rectiligne de direction $|z_0|$ car il n'y a pas de rotation entre 2 et 0, $|\alpha|$ étant nul.

Translation
$$\Rightarrow \overline{V(B,2/0)} = \overline{V(A,2/0)}$$

2.2 Préciser la nature du mouvement 3/2.

3/2 est une rotation d'axe $(A, \overrightarrow{x_{2,3}})$ car la liaison 3/2 est un pivot d'axe $(A, \overrightarrow{x_{2,3}})$.

2.3 Tracer les vitesses V(B,4/0) et V(B,3/2).

Par composition des mouvements,
$$\overline{V(\text{B,2/0})} = \overline{V(\text{B,4/0})} - \overline{V(\text{B,3/2})}$$
 car $\overline{V(\text{B,4/3})} = \vec{0}$ 4/0 rotation d'axe $(C, \overrightarrow{x_{0,4}}) \Rightarrow \overline{V(\text{B,4/0})} \perp (\text{BC})$ et 3/2 rotation d'axe $(A, \overrightarrow{x_{2,3}}) \Rightarrow \overline{V(\text{B,3/2})} \perp (\text{AB})$

2.4 Positionner I_{30} le centre instantané de rotation du mouvement de 3/0.

$$\boxed{I_{30} \text{ intersection de } (\vec{Ay_0}) \text{ et } (\vec{BC})} \text{ car } \overrightarrow{V(A,\!3\!/\!0)} \perp (\vec{Ay_0}) \text{ et } \overrightarrow{V(B,\!3\!/\!0)} \perp (\vec{BC}) \,.$$

2.5 Tracer la vitesse $\overline{V(A,3/4)}$.

Par composition des mouvements,
$$\overrightarrow{V(A,3/4)} = \overrightarrow{V(A,2/0)} - \overrightarrow{V(A,4/0)}$$
 car $\overrightarrow{V(A,3/2)} = \overrightarrow{0}$ 3/4 rotation d'axe $(B,\overrightarrow{x_{3,4}}) \Rightarrow \overrightarrow{V(A,3/4)} \perp (AB)$ et 4/0 rotation d'axe $(C,\overrightarrow{x_{0,4}}) \Rightarrow \overrightarrow{V(A,4/0)} \perp (AC)$

2.6 Donner la relation analytique entre $\omega_{32} = \left\| \overrightarrow{\Omega_{32}} \right\|$, $\left\| \overrightarrow{V(B,3/2)} \right\|$ et $\left\| \overrightarrow{AB} \right\|$.

$$\boxed{\omega_{32} = \left\|\overrightarrow{\Omega_{3/2}}\right\| = \frac{\left\|\overrightarrow{V(B,3/2)}\right\|}{\left\|\overrightarrow{AB}\right\|}} \operatorname{car} \overrightarrow{V(B,3/2)} = \overrightarrow{V(A,3/2)} + \overrightarrow{\Omega_{3/2}} \wedge \overrightarrow{AB}$$

2.7 En déduire, à partir des tracés effectués, la valeur de ω_{34} pour ω_{32} = 30 tr/min ?

D'après les tracés
$$\boxed{\frac{\omega_{34}}{\omega_{32}} = \frac{\left\| \overrightarrow{V(A,3/4)} \right\|}{\left\| \overrightarrow{V(B,3/2)} \right\|} \approx 0,7}$$
 . Donc $\boxed{\omega_{34} \approx 21 \text{ tr/min}}$

3. Cinématique du réducteur intégré au moteur

3.1 Traduire les conditions de non glissement aux points I et J et développer les équations associées. Remarque : les points géométriques de contact I et J sont fixes dans 0

$$\begin{split} \overrightarrow{V(\mathrm{I},2/\mathrm{I})} &= \overrightarrow{0} \quad \Rightarrow \quad \overrightarrow{\Omega_{2/0}} \wedge \overrightarrow{\Omega_{2a}} \overrightarrow{\mathrm{I}} - \overrightarrow{\Omega_{1/0}} \wedge \overrightarrow{\Omega_{1}} \overrightarrow{\mathrm{I}} = \overrightarrow{0} \quad \Rightarrow \quad \overrightarrow{\psi_{2}} \overrightarrow{z_{0}} \wedge -R_{2a} \overrightarrow{y_{0}} - \overrightarrow{\psi_{1}} \overrightarrow{z_{0}} \wedge R_{1} \overrightarrow{y_{0}} = \overrightarrow{0} \\ &\Rightarrow \quad R_{2a} \overrightarrow{\psi_{2}} + R_{1} \overrightarrow{\psi_{1}} = 0 \quad \Rightarrow \quad \boxed{\frac{\overrightarrow{\psi_{2}}}{\overrightarrow{\psi_{1}}} = -\frac{R_{1}}{R_{2a}}} \end{split}$$
 De même, $\overrightarrow{V(\mathrm{J},3/2)} = \overrightarrow{0} \Rightarrow \boxed{\frac{\overrightarrow{\psi_{3}}}{\overrightarrow{\psi_{2}}} = -\frac{R_{2b}}{R_{3}}}$

De même,
$$\overline{V(J,3/2)} = \vec{0} \implies \boxed{\frac{\dot{\psi}_3}{\dot{\psi}_2} = -\frac{R_{2b}}{R_3}}$$

 $\Rightarrow r = \frac{\dot{\psi}_3}{\dot{\psi}_1} = \frac{R_{2b}}{R_3} \frac{R_1}{R_{2a}}$ **3.2** En déduire le rapport de réduction

3.3 Donner la nature des mouvements instantanés 2/1 et 3/2

2/1 et 3/2 sont des mouvements linéaires tangents à une rotation d'axes respectifs (I, \vec{z}) et (J, \vec{z})

3.4
$$\overline{A(J/0)} = \overrightarrow{0}$$
 car J fixe dans 0.