

Problème : Robot Sphero (extrait Centrale MP 18)

Q1 : Si le robot Sphero était parfaitement asservi, c'est à dire s'il suivait exactement les consignes de l'utilisateur (aucune erreur statique, aucun dépassement, temps de réponse nul), il suffirait de trois clics pour suivre la trajectoire théorique. Ceux-ci devraient imposer un cap à 0° , un second cap à 90° et un dernier à -90° .

Q2 : L'exigence 2 de maniabilité n'est pas respectée car le robot s'éloigne de plus de 25 cm de la trajectoire de consigne.

Q3 : La condition de RSG aux points I et J s'exprime par : $\overrightarrow{V(I \in 2/1)} = \overrightarrow{V(J \in 4/1)} = \vec{0}$

Q4 : On exprime la condition de RSG au point J et on écrit la composition des vecteurs vitesse sur la chaîne cinématique 4-6-2-1 en J : $\overrightarrow{V(J \in 4/1)} = \overrightarrow{V(J \in 4/6)} + \overrightarrow{V(J \in 6/2)} + \overrightarrow{V(J \in 2/1)} = \vec{0}$

On a les torseurs cinématique suivants :

$$\{\sqrt{4/6}\} = \begin{pmatrix} p_{46} & 0 \\ 0 & 0 \\ 0 & 0 \end{pmatrix}_{B,B_6'} \quad \{\sqrt{6/2}\} = \begin{pmatrix} p_{62} & 0 \\ 0 & 0 \\ 0 & 0 \end{pmatrix}_{A,B_6'} \quad \{\sqrt{2/1}\} = \begin{pmatrix} p_{21} & 0 \\ q_{21} & 0 \\ r_{21} & 0 \end{pmatrix}_{I,B_6'} \quad \{\sqrt{4/1}\} = \begin{pmatrix} p_{41} & 0 \\ q_{41} & 0 \\ r_{41} & 0 \end{pmatrix}_{J,B_6'}$$

$$\overrightarrow{JB} \wedge p_{46} \overrightarrow{x_{6'}} + \overrightarrow{JA} \wedge p_{62} \overrightarrow{x_{6'}} + \overrightarrow{JI} \wedge (p_{21} \overrightarrow{x_{6'}} + q_{21} \overrightarrow{y_{6'}} + r_{21} \overrightarrow{z_{6'}}) = \vec{0}$$

$$\text{De plus : } \overrightarrow{JI} = 2L \overrightarrow{x_{6'}} \quad \overrightarrow{JA} = 2L \overrightarrow{x_{6'}} + R \overrightarrow{z_{6'}} \quad \overrightarrow{JB} = R \overrightarrow{z_{6'}}$$

$$\text{Ainsi : } r_{21} = \frac{R}{2L} (p_{46} + p_{62}) \text{ On identifie } \lambda = \frac{R}{2L}$$

Q5 : On écrit la composition des torseurs cinématiques sur la chaîne de solides 6-2-1 en A :

$$\{\sqrt{6/1}\} = \{\sqrt{6/2}\} + \{\sqrt{2/1}\}$$

$$\text{Par changement de point : } \overrightarrow{V(A \in 6/1)} = \overrightarrow{V(O_s \in 6/1)} + \overrightarrow{AO_s} \wedge \overrightarrow{\Omega_{6/1}} = (-L \overrightarrow{x_{6'}} + h_r \overrightarrow{z_s}) \wedge (p_{61} \overrightarrow{x_{6'}} + r_{61} \overrightarrow{z_{6'}})$$

On obtient :

$$\overrightarrow{V(A \in 6/1)} = h_r r_{61} \sin \alpha \overrightarrow{x_{6'}} + (L r_{61} + h_r p_{61} \cos \alpha) \overrightarrow{y_{6'}} - h_r p_{61} \sin \alpha \overrightarrow{z_{6'}}$$

$$\text{D'où } \{\sqrt{6/1}\} = \begin{pmatrix} p_{61} & h_r r_{61} \sin \alpha \\ 0 & L r_{61} + h_r p_{61} \cos \alpha \\ r_{61} & -h_r p_{61} \sin \alpha \end{pmatrix}_{A,B_6'} = \begin{pmatrix} p_{61} & 0 \\ 0 & L r_{61} + h_r p_{61} \\ r_{61} & 0 \end{pmatrix}_{A,B_6'}$$

$$\text{On a } \{\sqrt{6/2}\} = \begin{pmatrix} p_{62} & 0 \\ 0 & 0 \\ 0 & 0 \end{pmatrix}_{A,B_6'}$$

Par changement de point :

$$\overrightarrow{V(A \in 2/1)} = \overrightarrow{V(I \in 2/1)} + \overrightarrow{AI} \wedge \overrightarrow{\Omega_{2/1}} = (-R \overrightarrow{z_{6'}}) \wedge (p_{21} \overrightarrow{x_{6'}} + q_{21} \overrightarrow{y_{6'}} + r_{21} \overrightarrow{z_{6'}})$$

$$\overrightarrow{V(A \in 1/2)} = -R p_{21} \overrightarrow{y_{6'}} + R q_{21} \overrightarrow{x_{6'}}$$

$$\{\sqrt{2/1}\} = \begin{pmatrix} p_{21} & R q_{21} \\ q_{21} & -R p_{21} \\ r_{21} & 0 \end{pmatrix}_{A,B_6'}$$

La composition des mouvements donne dans le cas considéré : $\alpha = 0$

$$\begin{aligned}
 p_{61} &= p_{62} + p_{21} \\
 q_{21} &= 0 \\
 r_{61} &= r_{21} \\
 L r_{61} + h_r p_{61} &= -R p_{21}
 \end{aligned}$$

Conclusion :

$$\begin{aligned}
 r_{61} = r_{21} &= \lambda (p_{46} - p_{26}) \\
 p_{21} = -\frac{L}{R} r_{61} - \frac{h_r}{R} p_{61} &= -\frac{L}{R} \lambda (p_{46} - p_{26}) - \frac{h_r}{R} (p_{62} + p_{21}) \\
 \text{Ce qui donne : } \left(1 + \frac{h_r}{R}\right) p_{21} &= \left(\frac{1}{2} + \frac{h_r}{R}\right) p_{26} - \frac{1}{2} p_{46} \\
 p_{61} = -p_{26} + p_{21} &= -\frac{R}{2(R+h_r)} (p_{46} + p_{26}) \text{ d'où } \mu = -\frac{R}{2(R+h_r)}
 \end{aligned}$$

Q6 : On a $p_{26} = k p_{36}$ et $p_{46} = k p_{56}$ donc $p_{61} = -\frac{R.k}{2(R+h_r)} (p_{36} + p_{56})$.

On en déduit $\delta = -\frac{R.k}{2(R+h_r)} = 0.0467$

Q7 : Un changement de cap se fait par rotation du module interne par rapport au corps sphérique autour de l'axe de lacet $\vec{z}_{6'}$. Il ne doit pas induire de mouvement de tangage, c'est-à-dire de rotation autour de l'axe $\vec{x}_{6'}$. Autrement dit, il faut : $p_{61} = 0$

Q8 : Lors d'un changement de cap, et compte tenu du résultat de la question Q6 :

$$p_{61} = 0 \Rightarrow \delta(p_{36} + p_{56}) = 0 \Rightarrow p_{36} = -p_{56}$$

Les moteurs doivent donc tourner en sens inverse (logique)

Q9 : Pour que le Sphero se déplace en ligne droite il ne faut pas qu'il y ait de changement de cap, c'est à dire de rotation du module interne suivant l'axe de lacet $\vec{z}_{6'}$. Il faut donc : $r_{61} = 0$

Q10. Afin de se déplacer en ligne droite, et compte tenu du résultat de la question Q5 :

$$r_{61} = 0 \Rightarrow \lambda(p_{46} - p_{26}) = 0 \Rightarrow p_{36} = p_{56}$$

Les moteurs doivent donc tourner dans le même sens à la même vitesse (logique).

Q11 : $v = \overrightarrow{V(0_s \in 1/0)} \cdot \vec{y}_s = (\overrightarrow{V(K \in 1/0)} + \overrightarrow{O_s K} \wedge \overrightarrow{\Omega_{1/0}}) \cdot \vec{y}_s = (-R_s \vec{z}_s \wedge (p_{10} \vec{x}_s + q_{10} \vec{y}_s + r_{10} \vec{z}_s)) \cdot \vec{y}_s$
D'où : $v = -R_s \cdot p_{10}$

Q12 : D'après l'énoncé, le repère R_s ne s'incline pas par rapport à R_0 et d'après les figures de projection données Figure 10 : $p_{60} = \dot{\alpha}$

Or l'angle α est supposé constant d'où $p_{60} = 0$

Q13 : par composition des mouvements entre 6, 1 et 0, il vient en projection $\overrightarrow{\Omega_{6/0}} \cdot \vec{x}_s = \overrightarrow{\Omega_{6/1}} \cdot \vec{x}_s + \overrightarrow{\Omega_{1/0}} \cdot \vec{x}_s$
D'où : $p_{61} + p_{10} = 0$

Q14 : d'après les questions précédentes : $v = -R_s \cdot p_{10}$ $p_{10} = -p_{61}$ $p_{61} = \delta(p_{36} + p_{56})$ $p_{36} = p_{56}$
D'où : $v = 2 \cdot R_s \cdot \delta \cdot p_{36} = 74 \cdot 10^{-3} \cdot 0.0467 \cdot 6000 \cdot \frac{2\pi}{60} = 2.17 \text{ m/s}$

Exigence de vitesse max respectée.

Exercice : roue ez-wheel (extrait ccp MP 14)

Q1 : Quand la trajectoire du fauteuil est une droite le rayon de courbure est infini : $\rho \rightarrow +\infty$ et $\omega_g = \omega_d$

Quand le fauteuil tourne autour de l'axe (O_f, \vec{z}_0) , il pivote sur lui-même, le rayon de courbure est nul : $\rho = 0$ et $\omega_g = -\omega_d$

Q2 : Quand le fauteuil tourne autour de l'axe (O_g, \vec{z}_0) , il pivote sur sa roue gauche et O_f parcourt un cercle de rayon a autour de O_g , le rayon de courbure est nul : $\rho = \frac{a}{2}$ et $\omega_g = 0$

Q3a : La condition de roulement sans glissement en I_g donne la relation cinématique suivante :

$$\vec{V}(I_g, Rg/R_0) = \vec{0}$$

$$\vec{V}(O_f, Rf/R_0) = \underbrace{\vec{V}(O_f, Rf/Rg)}_{\vec{0} \text{ car } O_f \in (Og, \vec{y}_f)} + \vec{V}(O_f, Rg/R_0) = \underbrace{\vec{V}(I_g, Rg/R_0)}_{\vec{0}} + \overrightarrow{O_f I_g} \wedge \vec{\Omega}(Rg/R_0)$$

$$\vec{\Omega}(Rg/R_0) = \vec{\Omega}(Rg/R_f) + \vec{\Omega}(R_f/R_0) = \omega_g \vec{y}_f + \dot{\beta} \vec{z}_f$$

$$\vec{V}(O_f, Rf/R_0) = \left(\frac{a}{2} \vec{y}_f - R \vec{z}_f\right) \wedge (\omega_g \vec{y}_f + \dot{\beta} \vec{z}_f) = \frac{a}{2} \vec{y}_f \wedge \dot{\beta} \vec{z}_f - R \vec{z}_f \wedge \omega_g \vec{y}_f$$

$$\vec{V}(O_f, Rf/R_0) = \left(\frac{a}{2} \dot{\beta} + R\omega_g\right) \vec{x}_f$$

Q3b : La condition de roulement sans glissement en I_d donne la relation cinématique suivante :

$$\vec{V}(I_d, Rd/R_0) = \vec{0}$$

$$\vec{V}(O_f, Rf/R_0) = \underbrace{\vec{V}(O_f, Rf/Rd)}_{\vec{0} \text{ car } O_f \in (Od, \vec{y}_f)} + \vec{V}(O_f, Rd/R_0) = \underbrace{\vec{V}(I_d, Rd/R_0)}_{\vec{0}} + \overrightarrow{O_f I_d} \wedge \vec{\Omega}(Rd/R_0)$$

$$\vec{\Omega}(Rd/R_0) = \vec{\Omega}(Rd/R_f) + \vec{\Omega}(R_f/R_0) = \omega_d \vec{y}_f + \dot{\beta} \vec{z}_f$$

$$\vec{V}(O_f, Rf/R_0) = \left(-\frac{a}{2} \vec{y}_f - R \vec{z}_f\right) \wedge (\omega_d \vec{y}_f + \dot{\beta} \vec{z}_f) = -\frac{a}{2} \vec{y}_f \wedge \dot{\beta} \vec{z}_f - R \vec{z}_f \wedge \omega_d \vec{y}_f$$

$$\vec{V}(O_f, Rf/R_0) = \left(-\frac{a}{2} \dot{\beta} + R\omega_d\right) \vec{x}_f$$

$$\mathbf{Q3c} : \vec{V}(O_f, Rf/R_0) = \underbrace{\vec{V}(O, Rf/R_0)}_{\vec{0}} + \overrightarrow{O_f O} \wedge \vec{\Omega}(Rf/R_0)$$

$$\vec{V}(O_f, Rf/R_0) = \rho \vec{y}_f \wedge \dot{\beta} \vec{z}_0 \text{ d'où } \vec{V}(O_f, Rf/R_0) = \rho \dot{\beta} \vec{x}_f$$

Q4 : On a : $V(t) = \rho \dot{\beta}$ et on obtient le système d'équations suivant en utilisant les résultats de la Q14 :

$$\frac{a}{2} \dot{\beta} + R\omega_g = \rho \dot{\beta} \quad \Rightarrow \quad \frac{a}{2} \frac{V(t)}{\rho} + R\omega_g = V(t) \quad \boxed{\omega_g = \frac{1}{R} V(t) \left(1 - \frac{a}{2\rho}\right)}$$

$$-\frac{a}{2} \dot{\beta} + R\omega_d = \rho \dot{\beta} \quad \boxed{\omega_d = \frac{1}{R} V(t) \left(1 + \frac{a}{2\rho}\right)}$$

Le résultat est rassurant. La roue intérieure au virage tourne moins vite que la roue extérieure. Sur un véhicule avec une seule motorisation, on utilise un différentiel pour respecter ces résultats.