

#### LYCÉE LA MARTINIÈRE MONPLAISIR LYON

SCIENCES INDUSTRIELLES POUR L'INGÉNIEUR

CLASSE PRÉPARATOIRE M.P.S.I.

Année 2018 - 2019

C4 : MODÉLISATION CINÉMATIQUES DES SYSTÈMES COMPOSÉS DE CHAINES DE SOLIDES

# TD 11 - Modélisation cinématique des liaisons mécaniques(C4-5)

22 Janvier 2019

### Compétences

- Modéliser : Proposer un modèle de connaissance et de comportement :
  - Solide indéformable;
  - o référentiel, repère;
  - équivalence solide/référentiel;
  - o vecteur-vitesse angulaire de deux référentiels en mouvement l'un par rapport à l'autre";
- Résoudre : Proposer un modèle de connaissance et de comportement
  - Torseur cinématique;
  - o Liaisons.

#### 1 Souris mécanique

On se propose d'étudier le fonctionnement d'une souris mécanique associée à un ordinateur (figure 1).

L'ensemble des paramétrage indiqués ci-dessous font référence à la figure 2.

- Le plan de travail (0) est lié au repère  $R_0 = (O, \overrightarrow{x_0}, \overrightarrow{y_0}, \overrightarrow{z_0})$ .
- Le cadre lié à la souris porte le numéro (1). On lui lie un repère  $R_1 = (C, \overrightarrow{x_1}, \overrightarrow{y_1}, \overrightarrow{z_1})$ .
- En fonctionnement normal, la bille (2) de rayon *R* **roule sans glisser** sur le plan (0). On note *I* le point de contact avec le sol (0).
- Le galet (3), de rayon a est en liaison pivot d'axe  $(L, \vec{y_1})$ , avec le cadre (1).
- Le galet (4), de rayon a est en liaison pivot d'axe  $(M, \overrightarrow{x_1})$ , avec le cadre (1).



FIGURE 1 – Dessin du mécanisme d'une souris de micro-ordinateur.

Les deux galets (3) et (4) commandent chacun un capteur de position angulaire (codeur incrémental). En fonctionnement normal, ils **roulent sans glisser** sur la bille (2), respectivement aux points J et K.

#### On notera:

- $\overline{\Omega_{(3/1)}} = \omega_{31} \ \overrightarrow{y_1}$  le vecteur vitesse de rotation (inconnu) de (3) par rapport à (1).
- $\Omega_{(4/1)} = \omega_{41} \vec{x_1}$  le vecteur vitesse de rotation (inconnu) de (4) par rapport à (1).

La souris (1) est animée d'un mouvement plan par rapport à (0).

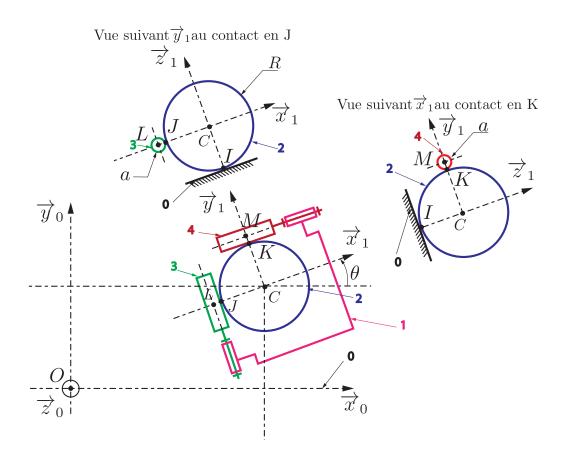


FIGURE 2 – Schéma cinématique mécanique d'une souris de micro-ordinateur.



Le but de cet exercice est de trouver les valeurs de  $\omega_{31}$  et  $\omega_{41}$  en fonction du déplacement de la souris.

La condition de contact en *I* impose que :  $\overrightarrow{OC} \cdot \overrightarrow{z_0} = R$ .

La position de la souris (1) par rapport à (0) est alors donnée par :

$$\overrightarrow{OC} = x \ \overrightarrow{x_1} + y \ \overrightarrow{y_1} + R \ \overrightarrow{z_1}$$
$$\theta = (\overrightarrow{x_0}, \overrightarrow{x_1}) = (\overrightarrow{y_0}, \overrightarrow{y_1})$$
$$\text{avec } \overrightarrow{z_0} = \overrightarrow{z_1}$$

On note le torseur cinématique de la bille (2) par rapport au cadre (1) par :

$$\left\{ \mathcal{Y}_{(2/1)} \right\} = \left\{ \begin{array}{c} \overrightarrow{\Omega_{(2/1)}} = p \ \overrightarrow{x_1} + q \ \overrightarrow{y_1} + r \ \overrightarrow{z_1} \\ \overrightarrow{V_{(C \in 2/1)}} = \overrightarrow{0} \end{array} \right\}$$

(Pour l'instant, p, q et r ne sont pas connus.)

Supposons que l'on bouge la souris (i.e. le cadre (1)) par rapport à (0) par le mouvement plan suivant suivant :

$$\left\{ \mathcal{V}_{(1/0)} \right\} = \left\{ \begin{array}{c} \overrightarrow{\Omega_{(1/0)}} = \dot{\theta} \ \overrightarrow{z_0} \\ \overrightarrow{V_{(C \in 1/0)}} = \dot{x} \ \overrightarrow{x_1} + \dot{y} \ \overrightarrow{y_1} \end{array} \right\}$$

#### 2 Modélisation cinématique

a) Modélisation globale de la bille et de la souris

Q 1 : En analysant les torseurs cinématiques donnés précédemment, proposer une liaison permettant de mo-

déliser les mouvements de 1/0 et de 2/0

- b) Roulement sans glissement de la bille
- Q 2: Expliciter la condition de roulement sans glissement au point I.
- Q 3 : Par composition des vitesses, en déduire la relation liant les paramètres du mouvement de la boule (issus de  $\left\{ \mathscr{V}_{(2/1)} \right\}$ ) à ceux du mouvement de la souris (issu de  $\left\{ \mathscr{V}_{(1/0)} \right\}$ ).
- Q 4 : En déduire les composantes p et q du vecteur vitesse de rotation  $\overrightarrow{\Omega_{(2/1)}}$ , en fonction du mouvement de la souris.
  - c) Roulement du galet (3)
  - Q 5 : Expliciter la condition de roulement sans glissement au point J.
  - **Q** 6 : En déduire le vecteur vitesse de rotation  $\overrightarrow{\Omega_{(3/1)}}$ .
  - **Q** 7 : En déduire également la valeur de la composante r de  $\overline{\Omega_{(2/1)}}$ .
    - d) Roulement du galet (4)
  - Q8: Expliciter la condition de roulement sans glissement au point K.
  - **Q 9 :** En déduire le vecteur vitesse de rotation  $\overline{\Omega_{(4/1)}}$ .
    - e) Mouvement global
- Q 10 : Exprimez alors les éléments de réduction des torseurs  $\left\{\mathcal{V}_{(2/1)}\right\}$ ,  $\left\{\mathcal{V}_{(3/1)}\right\}$  et  $\left\{\mathcal{V}_{(4/1)}\right\}$ , respectivement aux points C, L et M, en fonction des composantes de  $\left\{\mathcal{V}_{(1/0)}\right\}$ .
  - Q 11: De quels types sont ces torseurs?

## Corrigé

- Q 1 : En analysant les torseurs cinématiques donnés précédemment, proposer une liaison permettant de modéliser les mouvements de 1/0 et de 2/0
  - mouvement de 1/0: Il s'agit d'une liaison appui-plan de normal  $\vec{z}_{0,1}$
  - mouvement de 2/0 Il s'agit d'une liaison sphérique de centre C.
  - Q 2 : Expliciter la condition de roulement sans glissement au point I.

La condition de roulement sans glissement entre (1) et (2) implique qu'au point de contact *I* :

$$\overrightarrow{V_{(I \in 2/0)}} = \overrightarrow{0}$$

Q 3 : Par composition des vitesses, en déduire la relation liant les paramètres du mouvement de la boule (issus de  $\left\{\mathcal{V}_{(2/1)}\right\}$ ) à ceux du mouvement de la souris (issu de  $\left\{\mathcal{V}_{(1/0)}\right\}$ ).

Par composition des vitesses, on en déduit :

$$\overrightarrow{V_{(I \in 2/0)}} = \overrightarrow{V_{(I \in 2/1)}} + \overrightarrow{V_{(I \in 1/0)}}$$

Or, les paramètres des mouvements sont définis aux points C. On va donc déplacer ces vitesses en C:

$$\begin{split} \overrightarrow{V_{(I\in 2/0)}} &= \left(\overrightarrow{V_{(C\in 2/1)}} + \overrightarrow{IC} \wedge \overrightarrow{\Omega_{(2/1)}}\right) + \left(\overrightarrow{V_{(C\in 1/0)}} + \overrightarrow{IC} \wedge \overrightarrow{\Omega_{(1/0)}}\right) \\ &= \left(\overrightarrow{0} + - R\overrightarrow{z_1} \wedge (p \overrightarrow{x_1} + q \overrightarrow{y_1} + z \overrightarrow{z_1})\right) + \left((\dot{x} \overrightarrow{x_1} + \dot{y} \overrightarrow{y_1}) + (-R \overrightarrow{z_1} \wedge \dot{\theta} \overrightarrow{z_1})\right) \\ &= qR \overrightarrow{x_1} - pR \overrightarrow{y_1} + \dot{x} \overrightarrow{x_1} + \dot{y} \overrightarrow{y_1} \\ &= (\dot{x} + Rq)\overrightarrow{x_1} + (\dot{y} - pR)\overrightarrow{y_1} \end{split}$$

D'après la question précédente, on en déduit que :

$$(\dot{x} + qR)\overrightarrow{x_1} + (\dot{y} - pR)\overrightarrow{y_1} = \overrightarrow{0}$$

Q 4 : En déduire les composantes p et q du vecteur vitesse de rotation  $\overrightarrow{\Omega_{(2/1)}}$ , en fonction du mouvement de la

On en déduit que :

$$\left\{ \begin{array}{l} \dot{x} + qR = 0 \\ \dot{y} - pR = 0 \end{array} \right. \Leftrightarrow \left\{ \begin{array}{l} q = -\frac{\dot{x}}{R} \\ p = \frac{\dot{y}}{R} \end{array} \right.$$

Q 5: Expliciter la condition de roulement sans glissement au point J.

$$\overrightarrow{V_{(J \in 3/2)}} = \overrightarrow{0}$$

Q 6 : En déduire le vecteur vitesse de rotation  $\overrightarrow{\Omega_{(3/1)}}$ . Comme pour la question précédente, on déduit, par composition des vitesses :

$$\overrightarrow{V_{(J \in 3/2)}} = \overrightarrow{V_{(J \in 3/1)}} - \overrightarrow{V_{(J \in 2/1)}}$$

$$= \left(\overrightarrow{V_{(L \in 3/1)}} + \overrightarrow{JL} \wedge \overrightarrow{\Omega_{(3/1)}}\right) - \left(\overrightarrow{V_{(C \in 2/1)}} + \overrightarrow{JC} \wedge \overrightarrow{\Omega_{(2/1)}}\right)$$

$$= \left(\overrightarrow{0} - a \overrightarrow{x_1} \wedge \omega_{31} \overrightarrow{y_1}\right) - R \overrightarrow{x_1} \wedge \left(p \overrightarrow{x_1} + q \overrightarrow{y_1} + r \overrightarrow{z_1}\right)$$

$$= -a \cdot \omega_{31} \cdot \overrightarrow{z}_{0,1} - R \cdot q \cdot \overrightarrow{z_1} + R \cdot r \cdot \overrightarrow{y_1}$$

On déduit de cette équation suivante :

$$(-a\omega_{31} - q \cdot R)\overrightarrow{z_1} + r \cdot R\overrightarrow{y_1} = \overrightarrow{0}$$

$$\Leftrightarrow \begin{cases} -a\omega_{31} - q \cdot R = 0 \\ rR = 0 \end{cases}$$

$$\Leftrightarrow \begin{cases} \omega_{31} = -\frac{R}{a}q \\ r = 0 \end{cases}$$

Donc:

$$\overrightarrow{\Omega_{(3/1)}} = -\frac{R}{a}q\overrightarrow{y_1}$$

Q 7: En déduire également la valeur de la composante r de  $\Omega_{(2/1)}$ .

$$r = 0$$

Q8: Expliciter la condition de roulement sans glissement au point K.

$$\overrightarrow{V}_{(I \in 4/2)} = \overrightarrow{0}$$

**Q 9 :** En déduire le vecteur vitesse de rotation  $\overline{\Omega_{(4/1)}}$ .

Comme pour la question précédente, on déduit, par composition des vitesses :

$$\begin{split} \overrightarrow{V_{(J\in 4/2)}} &= \overrightarrow{V_{(K\in 4/1)}} - \overrightarrow{V_{(K\in 2/1)}} \\ &= \left(\overrightarrow{V_{(M\in 4/1)}} + \overrightarrow{KM} \wedge \overrightarrow{\Omega_{(4/1)}}\right) - \left(\overrightarrow{V_{(C\in 2/1)}} + \overrightarrow{KC} \wedge \overrightarrow{\Omega_{(2/1)}}\right) \\ &= \left(\overrightarrow{0} + a \overrightarrow{y_1} \wedge \omega_{41} \overrightarrow{x_1}\right) - \left(\overrightarrow{0} - R \overrightarrow{y_1} \wedge (p \overrightarrow{x_1} + q \overrightarrow{y_1})\right) \\ &= -a\omega_{41} \overrightarrow{z_1} - R \cdot p \overrightarrow{z_1} \end{split}$$

On obtient donc:

$$\omega_{41} = -\frac{R}{a}p$$

Q 10 : Exprimez alors les éléments de réduction des torseurs  $\left\{\mathscr{V}_{(2/1)}\right\}$ ,  $\left\{\mathscr{V}_{(3/1)}\right\}$  et  $\left\{\mathscr{V}_{(4/1)}\right\}$ , respectivement aux points C, L et M, en fonction des composantes de  $\left\{\mathscr{V}_{(1/0)}\right\}$ .

$$\left\{ \mathcal{V}_{(2/1)} \right\} = \left\{ \begin{array}{c} \frac{\dot{y}}{R} \overrightarrow{x_1} - \frac{\dot{x}}{R} \overrightarrow{y_1} \\ \overrightarrow{0} \end{array} \right\}$$
$$\left\{ \mathcal{V}_{(3/1)} \right\} = \left\{ \begin{array}{c} \frac{\dot{x}}{a} \overrightarrow{y_1} \\ \overrightarrow{0} \end{array} \right\}$$
$$\left\{ \mathcal{V}_{(4/1)} \right\} = \left\{ \begin{array}{c} -\frac{\dot{y}}{a} \overrightarrow{x_1} \\ \overrightarrow{0} \end{array} \right\}$$

### Q 11: De quels types sont ces torseurs?

Ces torseurs sont des glisseurs.