

# CI 3 – CIN : ÉTUDE DU COMPORTEMENT CINÉMATIQUE DES SYSTÈMES

DEVOIR SURVEILLÉ 7

Éléments de corrigés

# Exercice 1 : Barrière de régulation de la Tamise

#### Question 1

En tenant compte de l'alimentation en énergie des vérins, tracer la vitesse de  $\overline{V(M \in 4/0)}$ .

# Question 2

Déterminer la vitesse de  $\overrightarrow{V(I \in 3/0)}$ .

Correction

D'une part,  $\overline{V(I \in 3/0)} = \overline{V(I \in 3/4)} + \overline{V(I \in 4/0)} = \overline{V(I \in 4/0)}$ . 3 étant en liaison pivot de centre H par rapport 0,  $\overline{V(I \in 3/0)}$  est perpendiculaire à (HI).

D'autre part, d'après la relation d'équiprojectivité,  $\overrightarrow{V(M \in 4/0)} \cdot \overrightarrow{MI} = \overrightarrow{V(I \in 4/0)} \cdot \overrightarrow{MI}$ .

# Question 3

Déterminer la vitesse de  $\overrightarrow{V(E \in 2/0)}$ .

orrection

 $\overline{V(E \in 3/0)} = \overline{V(E \in 2/0)}$  est perpendiculaire à (EH). On détermine le vecteur en traçant le champ du vecteur vitesse.

#### Question 4

Déterminer la vitesse de  $\overrightarrow{V(D \in 1/0)}$ .

orrection

Tracé du vecteur vitesse par équiprojectivité.

On a alors  $||V(D \in 1/0)|| = 34 \cdot 10^{-3} \ m/s$ .

## **Question 5**

En déduire la valeur de la vitesse instantanée de rotation  $\omega(1/0)$ .

Correction

$$\omega(1/0) = \frac{||\overrightarrow{V(D \in 1/0)}||}{CD} = \frac{34 \cdot 10^{-3}}{10,25} = 3,33 \ rad/s.$$



# Question 6

Déterminer le centre instantané de rotation de 2 par rapport à 0.

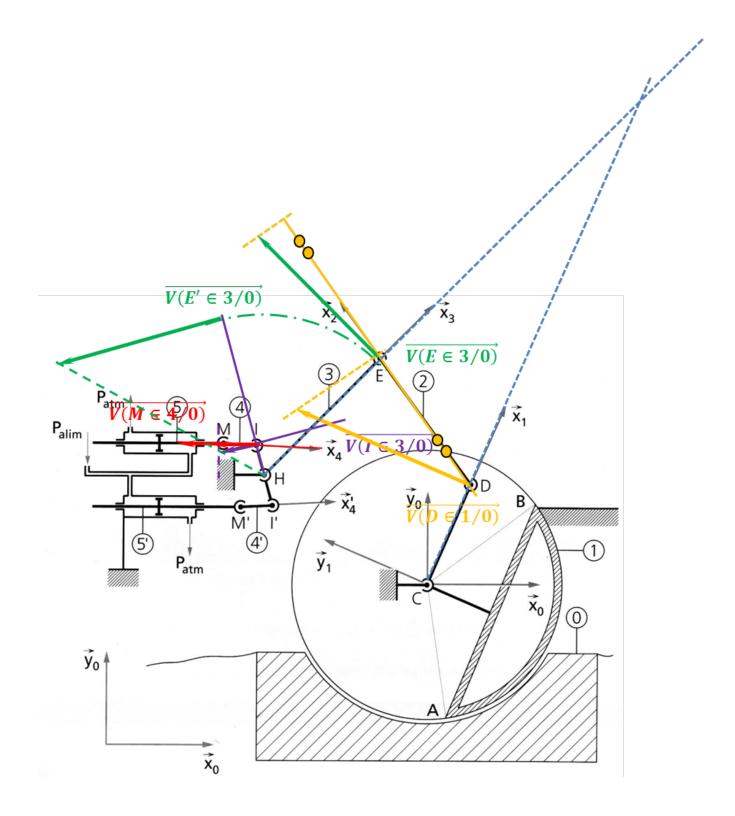
Le CIR de 2 par rapport à 0 est à l'instersection de :

- la perpendiculaire à  $\overrightarrow{V(D \in 2/0)}$ ;
- la perpendiculaire à  $\overline{V(E \in 2/0)}$ .

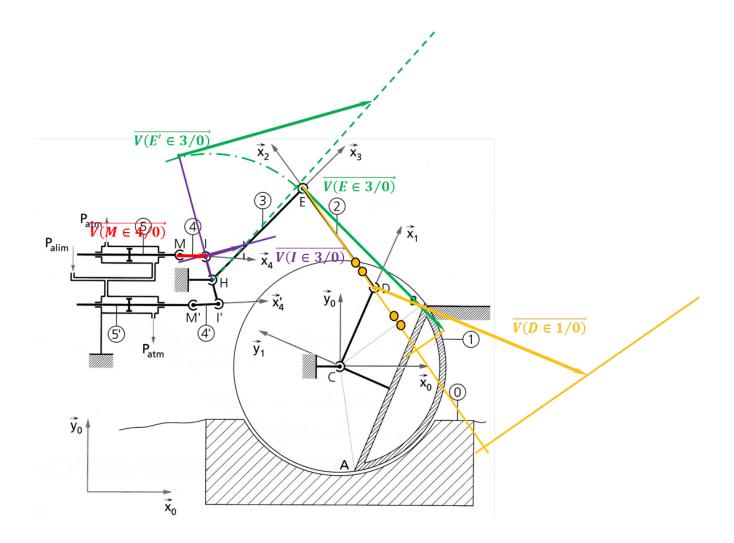
On peut aussi le théorème des 3 CIR alignés :

- -I(2/0), I(2/1) = D et I(1/0) = C sont alignés;
- -I(2/0), I(2/3) = E et I(3/0) = H sont alignés.









# Exercice 2

Pour cet exercice, se référer au schéma du document réponse.

L'objectif de ce mécanisme est de brider la pièce 1 en vu de son usinage. Le serrage est réalisé par le vérin (5 et 6). On donne  $||V(D \in 5/6)|| = 4 \ c \ m/s$ .

L'échelle sera de 1 cm pour 1  $c\,m/s$ .

## Question 1

Déterminer  $\overrightarrow{V(D \in 5/0)}$ .

On a 
$$\overline{V(D \in 5/0)} = \overline{V(D \in 5/6)} + \overline{V(D \in 6/0)} \Longleftrightarrow \overline{V(D \in 5/6)} = \overline{V(D \in 5/0)} - \overline{V(D \in 6/0)}$$
:

- $\overline{V(D \in 5/0)}$  a une direction verticale;
- $-\overrightarrow{V(D \in 5/6)}$  est connu;
- $-\overrightarrow{V(D \in 6/0)}$  est perpendiculaire à la droite (DE).

# Question 2

 $D\acute{e}terminer || \overrightarrow{V(A \in 2/0)} ||.$ 

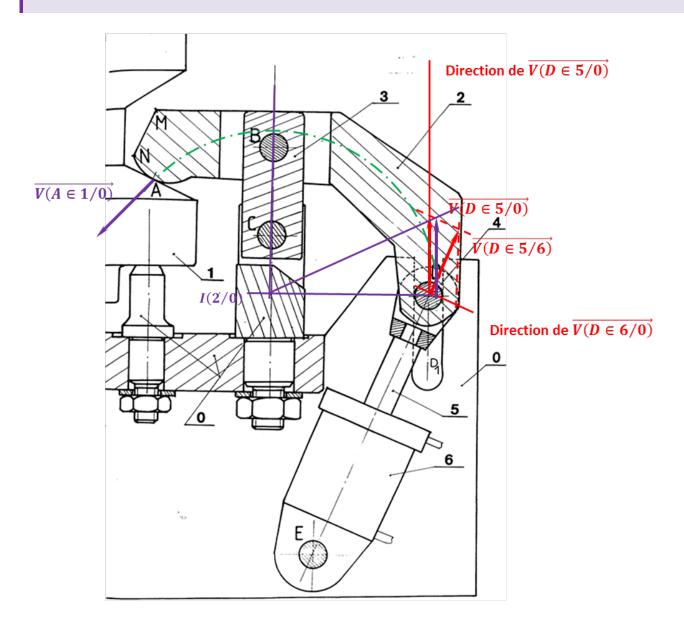


Correction

On a  $\overrightarrow{V(D \in 5/0)} = \overrightarrow{V(D \in 5/2)} + \overrightarrow{V(D \in 2/0)} = \overrightarrow{V(D \in 2/0)}$ .

Le CIR de (2/0) est aligné avec le le CIR de (3/2) = B et le CIR de (2/0) = C. Il appartient aussi à la droite perpendiculaire à  $V(D \in 2/0)$ .

On peut alors utiliser le champ du vecteur vitesse.



# Exercice 3 : Etude du système de positionnement d'un appareil d'imagegerie médicale

# Question 1

Déterminer la vitesse angulaire de chaque moteur (en tr/min) qui permet de satisfaire le critère de vitesse angulaire du cahier des charges.



orrection

 $10^{\circ}/s. \leftrightarrow 600^{\circ}/min \leftrightarrow \frac{5}{3} tr/min$ . En prenant en compte le rapport de réduction, le moteur doit tourner à 930 tr/min.

#### Question 2

Déterminer la valeur numérique du bloc du réducteur  $K_r$ .

orrection

 $K_r = 1/558.$ 

## Question 3

Déterminer la fonction de transfert de la chaîne directe FTCD(p), la fonction de transfert en boucle ouverte FTBO(p) et la fonction de transfert en boucle fermée FTBF(p) de cet asservissement. Exprimer les résultats en fonction de  $K_a$ ,  $K_m$ ,  $K_r$ ,  $K_c$  et  $T_m$ .

On a:

$$FTCD(p) = \frac{\Theta_S(p)}{\varepsilon(p)} = K_a \cdot \frac{K_m}{1 + T_m p} \cdot K_r \cdot \frac{1}{p} = \frac{K_m K_a K_r}{p \left(1 + T_m p\right)}$$

$$FTBO(p) = \frac{U_c(p)}{\varepsilon(p)} = \frac{K_m K_a K_r K_c}{p \left(1 + T_m p\right)}$$

$$FTBF(p) = \frac{\Theta_S(p)}{\Theta_C(p)} = \frac{\frac{K_m K_a K_r}{p \left(1 + T_m p\right)}}{1 + \frac{K_m K_a K_r K_c}{p \left(1 + T_m p\right)}} = \frac{K_m K_a K_r}{p \left(1 + T_m p\right) + K_m K_a K_r K_c}$$

orrection

#### Question 4

Montrer que la fonction de transfert en boucle fermée de ce système peut s'écrire sous la forme d'un deuxième ordre  $\frac{K}{1+2\frac{z}{W}p+\frac{1}{W}p^2}$ . Donner l'expression littérale de K, z,  $\omega_0$  en fonction de  $K_a$ ,  $K_m$ ,  $K_r$ ,  $K_c$  et  $T_m$ .

Directement:

orrection

$$FTBF(p) = \frac{\Theta_S(p)}{\Theta_C(p)} = \frac{\frac{1}{K_c}}{1 + \frac{p\left(1 + T_m p\right)}{K_m K_a K_r K_c}} = \frac{\frac{1}{K_c}}{1 + \frac{p}{K_m K_a K_r K_c} + \frac{T_m}{K_m K_a K_r K_c}} p^2$$



On a alors:

$$\begin{cases} K = \frac{1}{K_c} \\ \frac{2z}{\omega_0} = \frac{1}{K_m K_a K_r K_c} \\ \omega_0 = \sqrt{\frac{K_m K_a K_r K_c}{T_m}} \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} K = \frac{1}{K_c} \\ z = \frac{\omega_0}{2} \frac{1}{K_m K_a K_r K_c} = \sqrt{\frac{K_m K_a K_r K_c}{T_m}} \frac{1}{2K_m K_a K_r K_c} = \frac{1}{2\sqrt{T_m K_m K_a K_r K_c}} \\ \omega_0 = \sqrt{\frac{K_m K_a K_r K_c}{T_m}} \end{cases}$$

#### Question 5

Déterminer la réponse du moteur  $\omega_m(t)$  à une entrée en échelon de tension  $u_m(t)$  de la forme  $u_m(t) = U_0 u(t)$  ( $U_0$  valant 10 V.). Exprimer le résultat en fonction de  $U_0$ ,  $K_m$  et  $T_m$ .

Correction

On a directement : 
$$\omega_m(t) = U_0 K_m \left( 1 - e^{-\frac{t}{T_m}} \right) \cdot u(t)$$
.

#### Question 6

La réponse du système à cette entrée en échelon de tension  $u_m(t) = 10 \cdot u(t)$  a été mesurée en sortie du réducteur. On donne la courbe obtenue. Déterminer les valeurs numériques expérimentales de  $K_m$  et  $T_m$ .

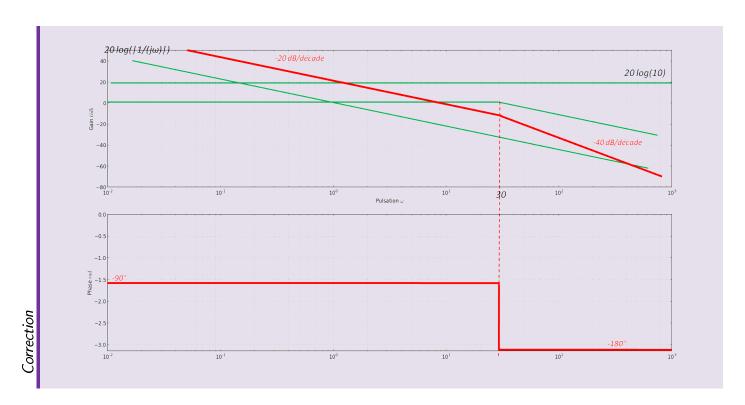
Correction

On a  $K_m=2$ . En utilisant la méthode des 62% de la valeur finale,  $T_m\simeq 0,03\,s$ .

#### Question 7

Tracer les diagrammes de Bode asymptotiques de la fonction de transfert en boucle ouverte sur le document réponse 2.





# Question 8

Calculer le gain et la phase exacts pour  $\omega = 30 \ rad/s$ .

On a

$$AdB(\omega) = 20\log_{10}(10) - 20\log_{10}\sqrt{\omega^2} - 20\log_{10}\sqrt{1^2 + \frac{\omega^2}{30^2}}$$

Par ailleurs

$$\varphi(\omega) = \operatorname{Arg}(10) - \operatorname{Arg} j \omega - \operatorname{Arg} \left(1 + \frac{1}{30} j \omega\right) = 0 - \frac{\pi}{2} - \arctan \frac{\omega}{30}$$

On a donc AdB(30) = -12,5dB et  $\varphi(30) = -2,356 \ rad = -135^\circ$ .