



## TD02 SYSTEMES ASSERVIS

### CORRECTION

#### Exercice 1 : FONCTION DE TRANSFERT

**Question 1 :** Déterminer sous forme canonique, les fonctions de transfert des systèmes modélisés par les équations différentielles ci-dessous. En déduire pour chacune le gain statique, la classe et l'ordre du système.

1)

Les CI sont nulles.

$$H(p) = \frac{\frac{2}{p} + 3 + 5p}{3p + 4p^2 + 7p^4} = \frac{2 + 3p + 5p^2}{3p^2 + 4p^3 + 7p^5} = \frac{2}{3p^2} \frac{1 + \frac{3}{2}p + \frac{5}{2}p^2}{1 + \frac{4}{3}p + \frac{7}{3}p^3}$$

classe  $\alpha = 2$ , ordre  $n = 5$ , gain statique  $K = \frac{2}{3}$

2)

$$7 \frac{ds(t)}{dt} + 3s(t) = 5e(t)$$

Les CI sont nulles.

$$\Rightarrow 7pS(p) + 3S(p) = 5E(p) \Rightarrow (7p + 3)S(p) = 5E(p) \Rightarrow H(p) = \frac{S(p)}{E(p)} = \frac{5}{7p + 3} = \frac{5}{3} \frac{1}{\frac{7}{3}p + 1}$$

classe  $\alpha = 0$ , ordre  $n = 1$ , gain statique  $K = \frac{5}{3}$

3)

$$5 \frac{d^2s(t)}{dt^2} + 3 \frac{ds(t)}{dt} = 2e(t)$$

Les CI sont nulles.

$$\Rightarrow 5p^2S(p) + 3pS(p) = 2E(p) \Rightarrow (5p^2 + 3p)S(p) = 2E(p) \Rightarrow H(p) = \frac{S(p)}{E(p)} = \frac{2}{5p^2 + 3p} = \frac{2}{3p} \frac{1}{\frac{5}{3}p + 1}$$

classe  $\alpha = 1$ , ordre  $n = 2$ , gain statique  $K = \frac{2}{3}$

4)

$$5 \frac{d^2s(t)}{dt^2} + 4 \frac{ds(t)}{dt} + 7s(t) = 3 \frac{de(t)}{dt} + 2e(t)$$

Les CI sont nulles.

$$\Rightarrow 5p^2S(p) + 4pS(p) + 7S(p) = 3pE(p) + 2E(p) \Rightarrow (5p^2 + 4p + 7)S(p) = (3p + 2)E(p) \Rightarrow H(p) = \frac{S(p)}{E(p)} = \frac{3p + 2}{5p^2 + 4p + 7}$$

$$= \frac{2}{7} \frac{\frac{3}{2}p + 1}{\frac{5}{7}p^2 + \frac{4}{7}p + 1}$$

classe  $\alpha = 0$ , ordre  $n = 2$ , gain statique  $K = \frac{2}{7}$

5)

$$s(t) = 8e(t) \\ \Rightarrow S(p) = 8E(p) \Rightarrow \frac{S(p)}{E(p)} = 8$$

classe  $\alpha = 0$ , ordre  $n = 0$ , gain statique  $K = 8$

Remarque : pas besoin de l'hypothèse s'il n'y a pas de dérivées.

**Question 2 :** Déterminer sous forme canonique, les fonctions de transfert des systèmes modélisés par les équations différentielles ci-dessous. Puis dessiner ces 3 fonctions dans 3 blocs en séries.

6)

$$\omega_s(t) = r \omega_e(t)$$

$$\Rightarrow \Omega_s(p) = r \Omega_e(p) \Rightarrow \frac{\Omega_s(p)}{\Omega_e(p)} = r$$

Remarque : on modélise un réducteur par un bloc  $r$ .  $\omega$  est la vitesse de rotation de l'arbre en rad/s.

7)

$$\omega(t) = \frac{d\theta(t)}{dt}$$

Les CI sont nulles.

$$\Rightarrow \Omega(p) = p\theta(p) \Rightarrow \frac{\theta(p)}{\Omega(p)} = \frac{1}{p}$$

Remarque : en aval d'un moteur, on convertit une vitesse angulaire en position angulaire. Par exemple lorsqu'on asservit un robot en position.

8)

$$\tau \dot{\omega}_m(t) + \omega_m(t) = K u_m(t)$$

Les CI sont nulles.

$$\Rightarrow \tau p \Omega_m(p) + \Omega_m(p) = K U_m(p) \Rightarrow (\tau p + 1) \Omega_m(p) = K U_m(p) \Rightarrow H(p) = \frac{\Omega_m(p)}{U_m(p)} = \frac{K}{\tau p + 1}$$

Remarque : on modélise un MCC par un bloc du 1<sup>er</sup> ordre. Ici  $K$  est homogène a des rad/s/V

## Exercice 2 : COPIE D'ELEVE

**Question 1 :** Corriger les 5 erreurs suivantes

$$LJ \frac{d^2 \omega_m}{dt^2}(t) + RJ \frac{d\omega_m}{dt}(t) + K_c K_e \omega_m(t) = K_c u_m(t)$$

Les CI sont nulles.

$$\Rightarrow LJ p^2 \Omega_m(p) + RJ p \Omega_m(p) + K_c K_e \Omega_m(p) = K_c U_m(p)$$

$$\Rightarrow (LJ p^2 + RJ p + K_c K_e) \Omega_m(p) = K_c U_m(p)$$

$$\Rightarrow \frac{\Omega_m(p)}{U_m(p)} = \frac{K_c}{LJ p^2 + RJ p + K_c K_e}$$

$$\Rightarrow H_m(p) = \frac{1}{K_e} \frac{1}{\frac{LJ}{K_c K_e} p^2 + \frac{RJ}{K_c K_e} p + 1}$$

gain statique :  $\frac{1}{K_e}$

classe : 0

ordre : 2

## Exercice 3 : PORTES RETRACTABLES

**Question 1 :** Évaluer, dans chacun des cas et en utilisant les critères proposés, les performances du système de portes rétractables.

### Réglage N°1

1<sup>er</sup> dépassement absolu :  
Il n'y a pas de dépassements.

1<sup>er</sup> dépassement relatif :  
-

Temps de réponse à 5% :

$$x_{\infty} = 2 \text{ m}$$

$$\text{Bande des 5\%} = [1,9; 2,1]$$

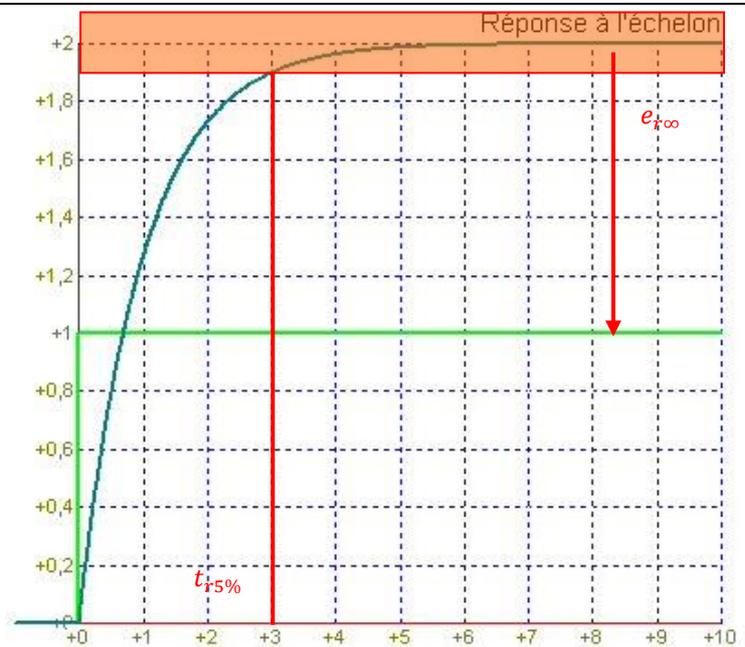
On lit graphiquement  $t_{r5\%} = 3 \text{ s}$

Erreur statique :

$$e_{r\infty} = x_{c0} - x_{\infty} = 1 - 2 = -1 \text{ m}$$

Erreur statique relative :

$$e_{r\infty} = \left| \frac{x_{c0} - x_{\infty}}{x_{c0}} \right| = \left| \frac{-1}{1} \right| = 100 \%$$



### Réglage N°2

1<sup>er</sup> dépassement absolu :  
Il n'y a pas de dépassements.

1<sup>er</sup> dépassement relatif :  
-

Temps de réponse à 5% :

$$x_{\infty} = 0,95 \text{ m}$$

$$\text{Bande des 5\%} \approx [0,9; 1]$$

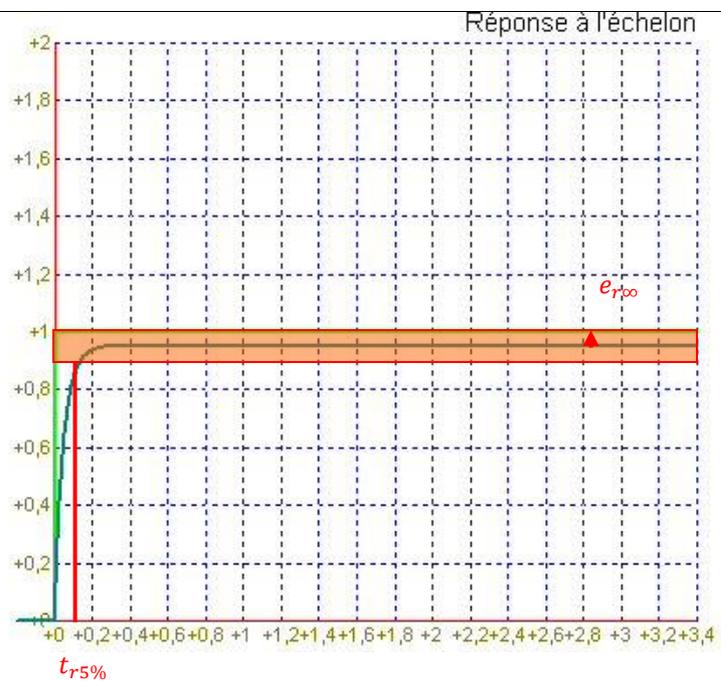
On lit graphiquement  $t_{r5\%} = 0,1 \text{ s}$

Erreur statique :

$$e_{r\infty} = x_{c0} - x_{\infty} = 1 - 0,95 = -0,05 \text{ m}$$

Erreur statique relative :

$$e_{r\infty} = \left| \frac{e_{r\infty}}{x_{c0}} \right| = \left| \frac{-0,05}{1} \right| \approx 5 \%$$



### Réglage N°3

1<sup>er</sup> dépassement absolu :  
 $D_1 = |x(t_1) - x_{\infty}| = |1,3 - 1| = 0,3 \text{ m}$

1<sup>er</sup> dépassement relatif :  
 $D_{1\%} = \left| \frac{D_1}{x_{\infty}} \right| = \left| \frac{0,3}{1} \right| = 30 \%$

Temps de réponse à 5% :

$$x_{\infty} = 1 \text{ m}$$

$$\text{Bande des 5\%} \approx [0,95; 1,05]$$

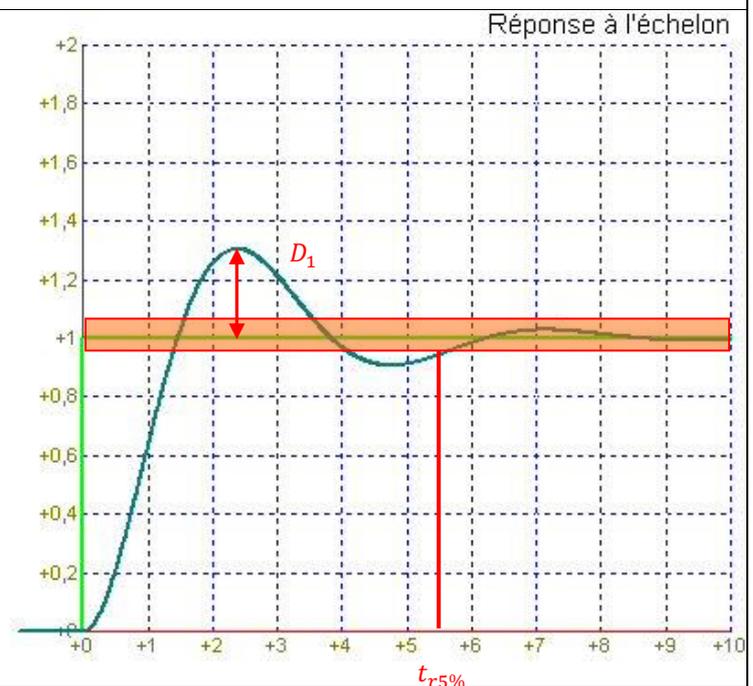
On lit graphiquement  $t_{r5\%} = 5,5 \text{ s}$

Erreur statique :

$$e_{r\infty} = x_{c0} - x_{\infty} = 1 - 1 = 0 \text{ m}$$

Erreur statique relative :

$$e_{r\infty} = \left| \frac{e_{r\infty}}{x_{c0}} \right| = \left| \frac{0}{1} \right| = 0 \%$$



**Question 2 :** Donner le réglage qui permet d'avoir le système le plus précis. Donner aussi celui qui permet d'avoir le système le plus rapide.

Le réglage 3 est le plus précis.

Le réglage 2 est le plus rapide.

**Remarque :** Régler un correcteur est souvent un compromis entre plusieurs performances. Souvent améliorer la précision revient à dégrader la stabilité.

**Question 3 :** Indiquer les risques liés au fait d'avoir une valeur du 1<sup>er</sup> dépassement trop élevée sur un tel système.

Un 1<sup>er</sup> dépassement trop important pourrait entraîner une collision des portes, des problèmes de sécurité pour les utilisateurs et des surintensités électrique.

### Exercice 4 : AXE ASSERVI DE MACHINE-OUTIL

**Question 1 :** Déterminer la fonction de transfert d'une intégration.

$$\frac{\theta_v(p)}{\Omega_v(p)} = \frac{1}{p}$$

**Question 2 :** Déterminer la fonction de transfert du système vis-écrou.

$$\frac{X(p)}{\theta_v(p)} = \frac{pas}{2\pi}$$

**Question 3 :** À l'aide de la description ci-dessus, déterminer les fonctions de transfert de chaque constituant (sauf l'IHM), puis compléter le second schéma-bloc page suivante en faisant apparaître ces dernières à l'intérieur des blocs ainsi que les flux transmis d'un bloc à l'autre.

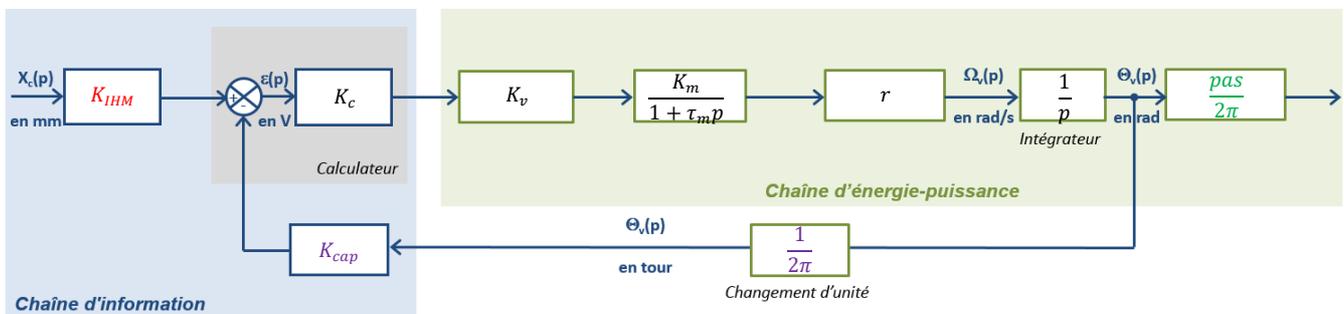
$$U_v(p) = K_c \varepsilon(p) \Rightarrow \frac{U_v(p)}{\varepsilon(p)} = K_c$$

$$\tau_m p \Omega_m(p) + \Omega_m(p) = K_m U_m(p) \Rightarrow \frac{\Omega_m(p)}{U_m(p)} = \frac{K_m}{1 + \tau_m p}$$

$$X(p) = \frac{pas}{2\pi} \theta_v(p)_{rad} \Rightarrow \frac{X(p)}{\theta_v(p)_{rad}} = \frac{pas}{2\pi}$$

$$\theta_v(p)_{tour} = \frac{1}{2\pi} \theta_v(p)_{rad} \Rightarrow \frac{\theta_v(p)_{tour}}{\theta_v(p)_{rad}} = \frac{1}{2\pi}$$

$$U_{mes}(p) = K_{cap} \theta_v(p)_{tour} \Rightarrow \frac{U_{mes}(p)}{\theta_v(p)_{tour}} = K_{cap}$$



**Question 4 :** Déterminer la fonction de transfert de cet asservissement (Ne pas remplacer  $K_{IHM}$ ) et la mettre sous forme canonique (Vous utiliserez 3 couleurs pour  $K_{IHM}$ ,  $\frac{K_{cap}}{2\pi}$  et  $\frac{pas}{2\pi}$ ).

$$H(p) = K_{IHM} \frac{K_c K_v \frac{K_m}{1 + \tau_m p} r \frac{1}{p} \frac{pas}{2\pi}}{1 + K_c K_v \frac{K_m}{1 + \tau_m p} r \frac{1}{p} \frac{K_{cap}}{2\pi}} = K_{IHM} \frac{pas}{2\pi} \frac{K_c K_v K_m r}{\tau_m p^2 + p + K_c K_v K_m r \frac{K_{cap}}{2\pi}}$$

$$= \frac{K_{IHM} \frac{pas}{2\pi}}{\frac{K_{cap}}{2\pi}} \frac{1}{\frac{\tau_m}{K_c K_v K_m r \frac{K_{cap}}{2\pi}} p^2 + \frac{1}{K_c K_v K_m r \frac{K_{cap}}{2\pi}} p + 1}$$

**Question 5 :** Conclure sur les performances de précision. Que vaut le gain statique pour un système précis ?

La consigne et la réponse sont de même nature. D'après le cours, le système est précis si  $\frac{K_{IHM} \frac{pas}{2\pi}}{\frac{K_{cap}}{2\pi}} = 1 \Rightarrow K_{IHM} = \frac{K_{cap}}{\frac{pas}{2\pi}}$

**Question 6 :** Redéterminer la fonction de transfert de l'interface homme-machine  $K_{IHM}$  à l'aide d'un raisonnement sur la proportionnalité des flux que l'on souhaite.

$$\varepsilon(p) = U_c(p) - U_{mes}(p) = K_{IHM} X_c(p) - \frac{\frac{K_{cap}}{2\pi}}{\frac{pas}{2\pi}} X(p)$$

On veut que si  $X_c(p) = X(p)$  alors  $\varepsilon(p) = 0$ . Donc  $K_{IHM} = \frac{\frac{K_{cap}}{2\pi}}{\frac{pas}{2\pi}}$ .

**Question 7 :** Sur quel constituant intervenir pour améliorer la performance de rapidité ?

On agit sur le correcteur pour améliorer les performances.

### Exercice 5 : ENCEINTE CHAUFFANTE

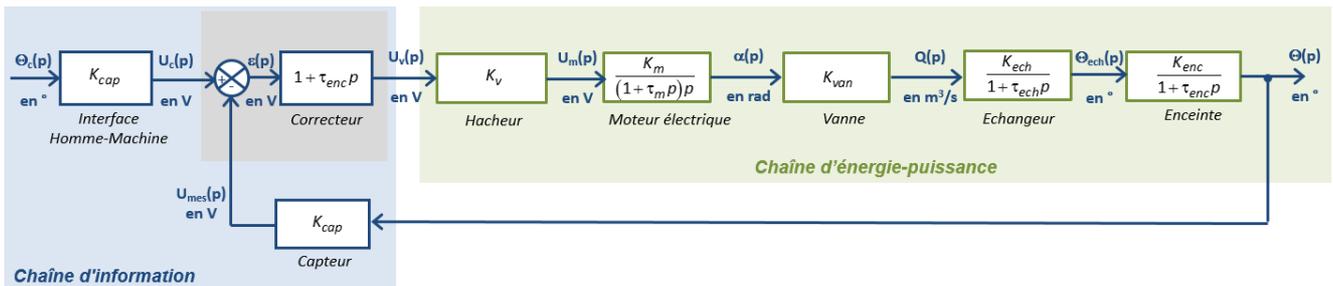
**Question 1 :** Dessiner la portion de schéma-bloc représentant le système et faisant intervenir uniquement les composants précédemment définis.

$$Q(p) = K_{van} \alpha(p)$$

$$\theta_{ech}(p) + \tau_{ech} p \theta_{ech}(p) = K_{ech} Q(p) \Rightarrow \theta_{ech}(p) = \frac{K_{ech}}{1 + \tau_{ech} p} Q(p)$$

$$\theta(p) + \tau_{enc} p \theta(p) = K_{enc} \theta_{ech}(p) \Rightarrow \theta(p) = \frac{K_{enc}}{1 + \tau_{enc} p} \theta_{ech}(p)$$

**Question 2 :** Déterminer la structure du schéma-bloc modélisant cet asservissement, en identifiant les différents composants (nom sous les blocs) et en précisant leur fonction de transfert à l'intérieur des blocs, ainsi que les grandeurs avec leur unité transmises d'un bloc à l'autre.



**Question 3 :** En déduire sous forme canonique la fonction de transfert globale modélisant cet asservissement.

$$\frac{\theta(p)}{\theta_c(p)} = K_{cap} \frac{(1 + \tau_{enc} p) K_v \left( \frac{K_m}{(1 + \tau_m p) p} \right) K_{van} \left( \frac{K_{ech}}{1 + \tau_{ech} p} \right) \left( \frac{K_{enc}}{1 + \tau_{enc} p} \right)}{1 + (1 + \tau_{enc} p) K_v \left( \frac{K_m}{(1 + \tau_m p) p} \right) K_{van} \left( \frac{K_{ech}}{1 + \tau_{ech} p} \right) \left( \frac{K_{enc}}{1 + \tau_{enc} p} \right) \cdot K_{cap}}$$

$$= \frac{K_{cap} K_v K_m K_{van} K_{ech} K_{enc}}{(1 + \tau_m p) p (1 + \tau_{ech} p) + K_v K_m K_{van} K_{ech} K_{enc} K_{cap}}$$

$$= \frac{K_{cap} K_v K_m K_{van} K_{ech} K_{enc}}{K_v K_m K_{van} K_{ech} K_{enc} K_{cap} \frac{(1 + \tau_m p) p (1 + \tau_{ech} p)}{K_v K_m K_{van} K_{ech} K_{enc} K_{cap}} + 1}$$

$$= \frac{1}{1 + \frac{1}{K_v K_m K_{van} K_{ech} K_{enc} K_{cap}} p + \frac{\tau_m + \tau_{ech}}{K_v K_m K_{van} K_{ech} K_{enc} K_{cap}} p^2 + \frac{\tau_m \tau_{ech}}{K_v K_m K_{van} K_{ech} K_{enc} K_{cap}} p^3}$$

**Question 4 :** Conclure sur la performance de précision.

La consigne et la réponse sont de même nature. Le gain statique est unitaire donc le système est précis.

### Exercice 6 : THEOREME DE LA VALEUR FINALE

**Question 1 :** Déterminer la valeur finale de la réponse à une impulsion, un échelon  $E_0$  et une rampe  $V_0$  des fonctions :

$$H_1(p) = K$$

$$H_2(p) = \frac{K}{1 + \tau p}$$

$$H_3(p) = \frac{1}{p} \frac{K}{1 + \tau p}$$

Le système est stable. On peut donc appliquer le théorème de la valeur finale.

$$s_{\infty} = \lim_{t \rightarrow +\infty} s(t) = \lim_{p \rightarrow 0^+} p S(p) = \lim_{p \rightarrow 0^+} p H_1(p) E(p)$$

	$K$	$\frac{K}{1+\tau p}$	$\frac{1-K}{p(1+\tau p)}$
$1$	$= \lim_{p \rightarrow 0^+} p K 1 = 0$	$= \lim_{p \rightarrow 0^+} p \frac{K}{1+\tau p} 1 = 0$	$= \lim_{p \rightarrow 0^+} p \frac{1-K}{p(1+\tau p)} 1 = K$ K
$\frac{E_0}{p}$	$= \lim_{p \rightarrow 0^+} p K \frac{E_0}{p} = K E_0$	$= \lim_{p \rightarrow 0^+} p \frac{K}{1+\tau p} \frac{E_0}{p} = K E_0$	$= \lim_{p \rightarrow 0^+} p \frac{1-K}{p(1+\tau p)} \frac{E_0}{p} = \infty$
$\frac{V_0}{p^2}$	$= \lim_{p \rightarrow 0^+} p K \frac{V_0}{p^2} = \infty$	$= \lim_{p \rightarrow 0^+} p \frac{K}{1+\tau p} \frac{V_0}{p^2} = \infty$	$= \lim_{p \rightarrow 0^+} p \frac{1-K}{p(1+\tau p)} \frac{V_0}{p^2} = \infty$

### Exercice 7 : COPIE D'ELEVE

**Question 1 :** Corriger les 3 erreurs suivantes

Hyp : On néglige l'inductance.

$$\Omega_m(p) = \frac{1}{f + Jp} C_m(p) = \frac{1}{f + Jp} K_c I(p) = \frac{1}{f + Jp} K_c \frac{1}{R + 0} (U(p) - E(p)) = \frac{1}{f + Jp} K_c \frac{1}{R} (U(p) - K_e \Omega_m(p))$$

$$\Leftrightarrow (f + Jp) R \Omega_m(p) + K_c K_e \Omega_m(p) = K_c U(p)$$

$$\Leftrightarrow \frac{\Omega_m(p)}{U(p)} = \frac{K_c}{(f + Jp) R + K_c K_e}$$

Remarque : Négliger un facteur, c'est considérer un terme petit devant un autre,  $L = 0$ ,  $p$  n'est pas nul, mais le produit  $Lp$  est nul.

Remarque : Il est vrai que  $K_c = \frac{C_m(p)}{I(p)}$ , cependant c'est les flux que l'on remplace, pas les constantes. Sinon, on revient en arrière.

Remarque : Attention, on ne passe pas un terme de l'autre côté quand il est dans une parenthèse sans le facteur  $K_c$ .

**Question 2 :** Corriger les 4 erreurs suivantes

Le système est stable. On peut donc appliquer le théorème de la valeur finale.

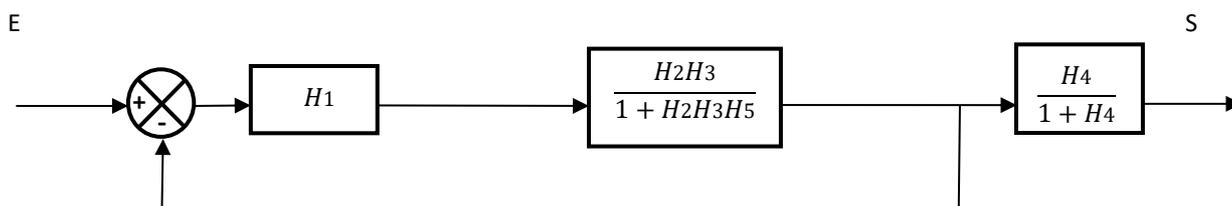
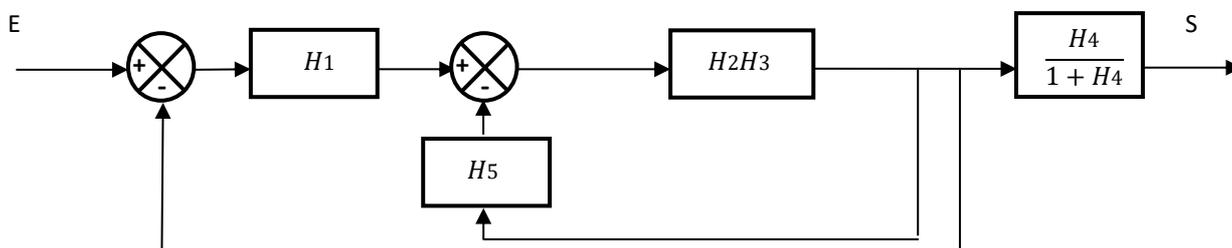
$$\omega_\infty = \lim_{t \rightarrow +\infty} \omega(t) = \lim_{p \rightarrow 0^+} p \Omega(p) = \lim_{p \rightarrow 0^+} p H_m(p) U_m(p) = \lim_{p \rightarrow 0^+} p \frac{1}{K_e} \frac{1}{\frac{LJ}{K_c K_e} p^2 + \frac{RJ}{K_c K_e} p + 1} \frac{U_0}{p} = \frac{U_0}{K_e} \text{ rad/s}$$

Remarque : Quand un moteur est soumis à un échelon de tension, il tourne. Sa vitesse de rotation n'est ni nulle, ni infini, sinon on s'est trompé dans le calcul.

### Exercice 8 : SCHEMAS-BLOCS

**Question 1 :** Déterminer les fonctions de transfert des schémas-blocs suivants. Vous noterez  $H$  au lieu de  $H(p)$ . (On ne peut pas mettre  $H(p)$  sous forme canonique car on n'a pas leur expression)

1)



donc

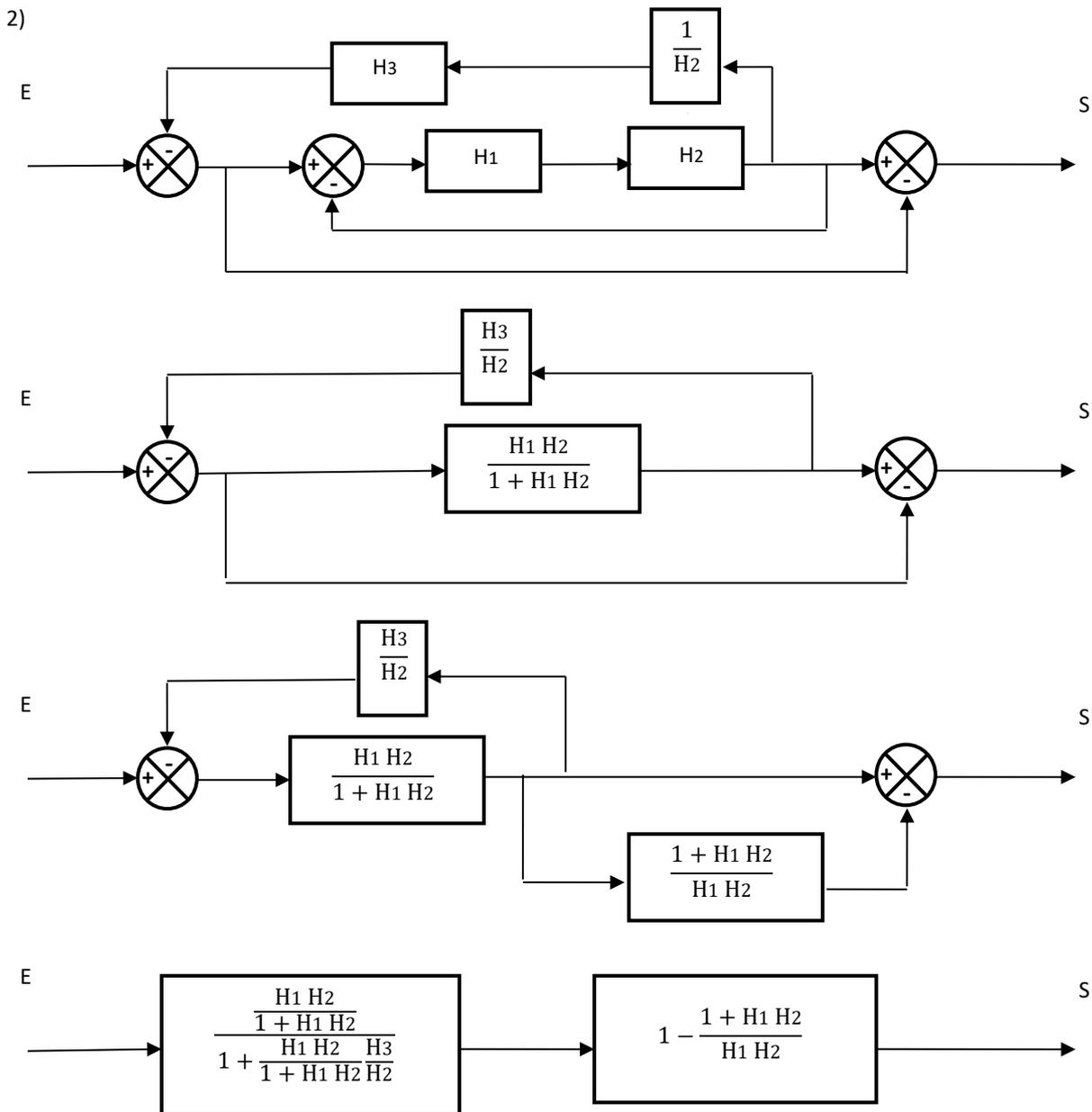
$$H = \frac{S}{E} = \frac{H_1 \frac{H_2 H_3}{1 + H_2 H_3 H_5}}{1 + H_1 \frac{H_2 H_3}{1 + H_2 H_3 H_5}} \frac{H_4}{1 + H_4}$$

$$H = \frac{S}{E} = \frac{H_1 H_2 H_3}{1 + H_2 H_3 H_5 + H_1 H_2 H_3} \frac{H_4}{1 + H_4}$$

Remarque : Pour mettre  $H(p)$  sous forme canonique il faudrait connaître les fonctions  $H_i(p)$ .

Remarque : Attention  $H_4$  est dans la chaîne direct.

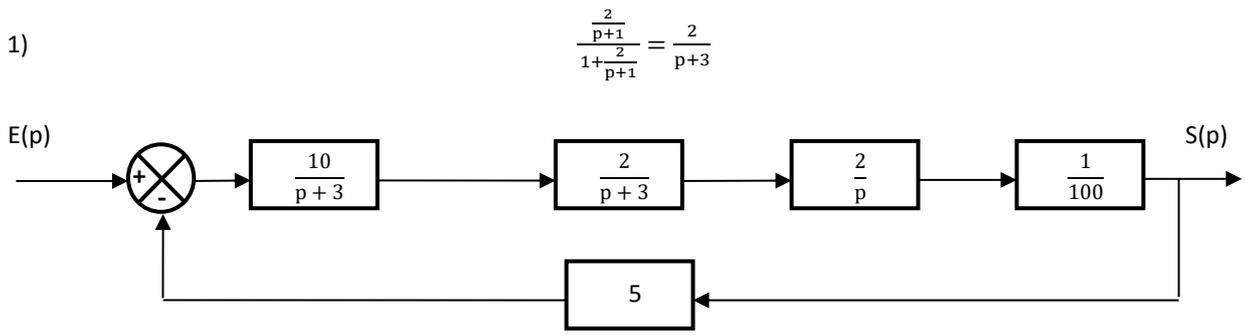
Remarque : Un retour unitaire est comme un bloc 1.



$$H = \frac{S}{E} = \frac{H_1 H_2}{1 + H_1 H_2 + H_1 H_3} \left(1 - \frac{1 + H_1 H_2}{H_1 H_2}\right) = \frac{H_1 H_2}{1 + H_1 H_2 + H_1 H_3} \left(\frac{-1}{H_1 H_2}\right) = \frac{-1}{1 + H_1 H_2 + H_1 H_3}$$

Remarque : Attention, à droite, il s'agit de 2 blocs en parallèles, pas d'une boucle de retour.

**Question 2 :** Déterminer les fonctions de transfert des schémas-blocs suivants. Les mettre sous forme canonique. Déterminer le gain, l'ordre et la classe.

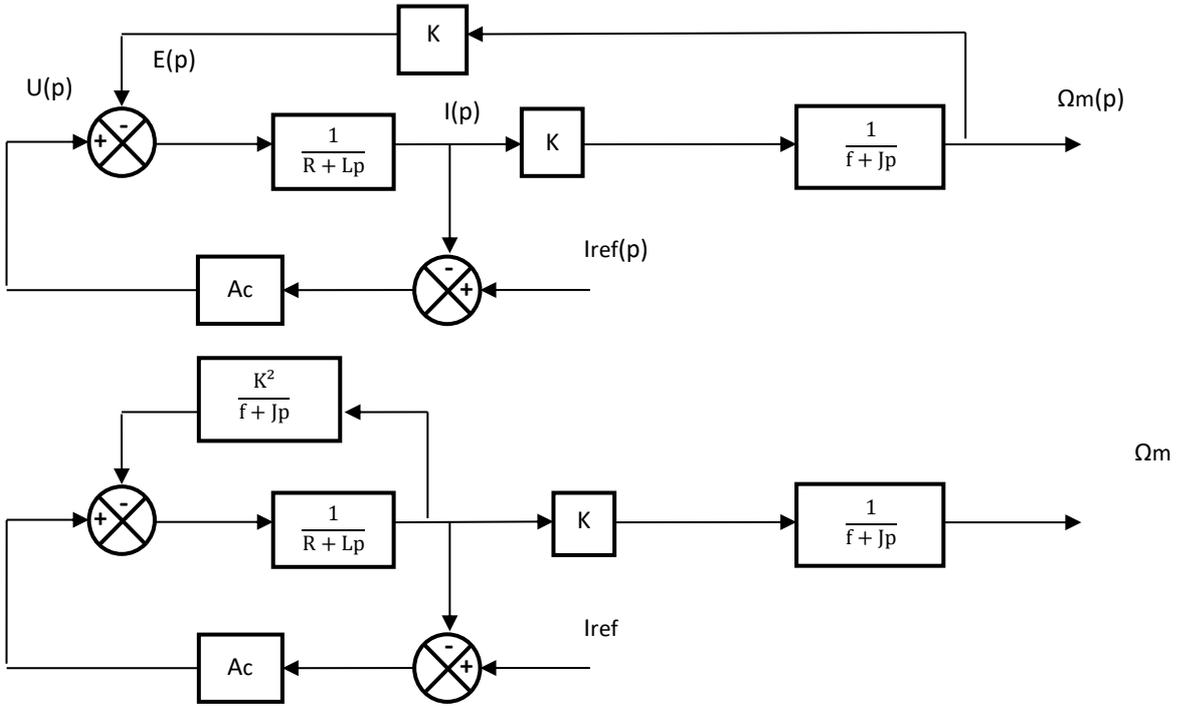


$$H(p) = \frac{\frac{10}{p+3} \frac{2}{p+3} \frac{2}{p} \frac{1}{100}}{1 + \frac{10}{p+3} \frac{2}{p+3} \frac{2}{p} \frac{1}{100} \cdot 5} = \frac{\frac{4}{10}}{1 + \frac{2}{p^3 + 6p^2 + 9p}} = \frac{\frac{2}{5}}{p^3 + 6p^2 + 9p + 2} = \frac{\frac{1}{5}}{\frac{1}{2}p^3 + 3p^2 + \frac{9}{2}p + 1}$$

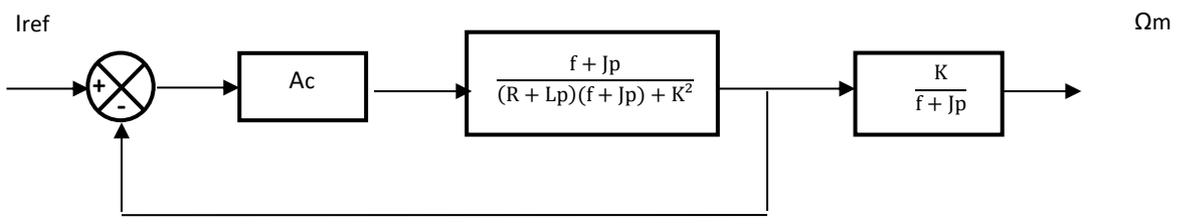
gain statique :  $\frac{1}{5}$  ; ordre : 3 ; classe : 0

2) On reconnaît le moteur à courant continu asservi en courant. On a deux entrées et une sortie, nous allons utiliser le théorème de superposition.

On pose  $\Omega_m(p) = H_1(p)I_{ref}(p) + H_2(p)C_r(p)$ .  
On prend  $C_r(p) = 0$  :



$$\frac{\frac{1}{R+Lp}}{1 + \frac{K^2}{(R+Lp)(f+Jp)}} = \frac{f+Jp}{(R+Lp)(f+Jp) + K^2}$$



donc

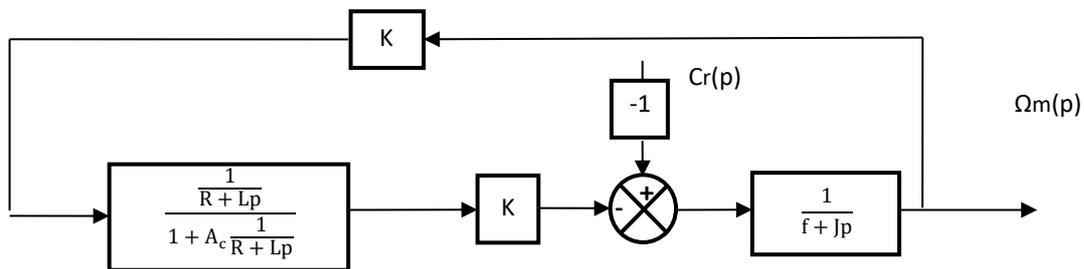
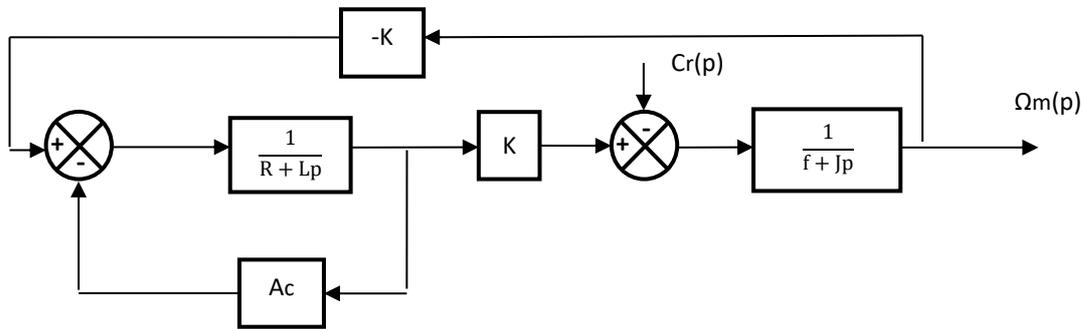
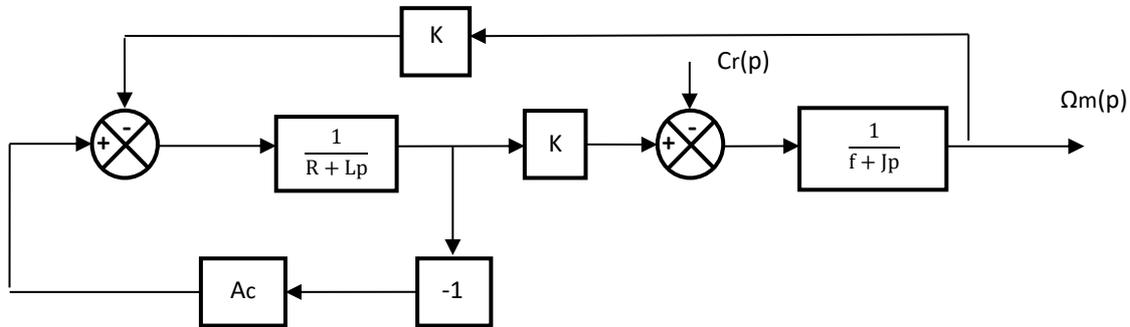
$$H_1(p) = \frac{Ac \frac{f+Jp}{(R+Lp)(f+Jp) + K^2}}{1 + Ac \frac{f+Jp}{(R+Lp)(f+Jp) + K^2}} \frac{K}{f+Jp} = \frac{\frac{K Ac}{(R+Lp)(f+Jp) + K^2}}{1 + Ac \frac{f+Jp}{(R+Lp)(f+Jp) + K^2}}$$

$$H_1(p) = \frac{K A_c}{(R + Lp)(f + Jp) + K^2 + A_c(f + Jp)} = \frac{K A_c}{Rf + K^2 + A_c f + (AcJ + RJ + Lf)p + LJ p^2}$$

$$H_1(p) = \frac{\frac{K A_c}{Rf + K^2 + A_c f}}{1 + \frac{AcJ + RJ + Lf}{Rf + K^2 + A_c f}p + \frac{LJ}{Rf + K^2 + A_c f}p^2}$$

gain statique :  $\frac{K A_c}{Rf + K^2 + A_c f}$ ; ordre : 2 ; classe : 0

On prend  $I_{ref}(p) = 0$



donc

$$H_2(p) = - \frac{\frac{1}{f + Jp}}{1 + K^2 \frac{1}{R + Lp} \frac{1}{1 + A_c \frac{1}{R + Lp}} \frac{1}{f + Jp}} = - \frac{1}{f + Jp + \frac{K^2}{R + A_c + Lp}} = - \frac{R + A_c + Lp}{Rf + K^2 + A_c f + (AcJ + RJ + Lf)p + LJ p^2}$$

$$H_2(p) = - \frac{\frac{R + A_c}{Rf + K^2 + A_c f} + \frac{L}{Rf + K^2 + A_c f}p}{1 + \frac{AcJ + RJ + Lf}{Rf + K^2 + A_c f}p + \frac{LJ}{Rf + K^2 + A_c f}p^2} = - \frac{R + A_c}{Rf + K^2 + A_c f} \frac{1 + \frac{L}{R + A_c}p}{1 + \frac{AcJ + RJ + Lf}{Rf + K^2 + A_c f}p + \frac{LJ}{Rf + K^2 + A_c f}p^2}$$

gain statique :  $-\frac{R + A_c}{Rf + K^2 + A_c f}$ ; ordre : 2 ; classe : 0

Remarque : le dénominateur est le même pour  $H_1(p)$  et  $H_2(p)$ , ce qui est normal vu que les blocs sont les mêmes pour les deux schémas.

On applique le théorème de superposition.

$$\Omega_m(p) = \frac{\frac{K A_c}{Rf + K^2 + A_c f}}{1 + \frac{AcJ + RJ + Lf}{Rf + K^2 + A_c f}p + \frac{LJ}{Rf + K^2 + A_c f}p^2} I_{ref}(p) - \frac{R + A_c}{Rf + K^2 + A_c f} \frac{1 + \frac{L}{R + A_c}p}{1 + \frac{AcJ + RJ + Lf}{Rf + K^2 + A_c f}p + \frac{LJ}{Rf + K^2 + A_c f}p^2} C_r(p)$$

Remarque : le concours est plus simple que cet exercice, soit l'on négligerait  $C_r(p)$ , L ou f, soit l'on détaillerait toutes les étapes sur plusieurs questions.



$$\begin{aligned} \left. \frac{Z(p)}{Y(p)} \right|_{x(p)=0} &= -c \frac{1}{1 + \frac{K+bp}{p} \frac{p}{p+dK} G} = -c \frac{1}{1 + \frac{K+bp}{p+dK} G} = -c \frac{p+dK}{p+dK+KG+Gbp} = -c \frac{Kd+p}{K(d+G)+(1+Gb)p} \\ &= -c \frac{d}{d+G} \frac{1 + \frac{1}{Kd} p}{1 + \frac{1+Gb}{K(d+G)} p} \end{aligned}$$

On applique le théorème de superposition.

$$Z(p) = \frac{G}{d+G} \frac{1}{1 + \frac{1+Gb}{K(d+G)} p} X(p) - c \frac{d}{d+G} \frac{1 + \frac{1}{Kd} p}{1 + \frac{1+Gb}{K(d+G)} p} Y(p)$$

Remarque : on vérifie que le dénominateur est identique.

**Question 3 :** Déterminer les fonctions de transfert du schéma-bloc suivant. Vous noterez  $H$  au lieu de  $H(p)$ .

$$Y = \frac{H_1 H_2}{1 - H_2 H_3 H_5 H_6} X - \frac{H_2 H_3 H_4 H_5}{1 - H_2 H_3 H_5 H_6} U$$

Par symétrie du problème :

$$W = \frac{H_4 H_5}{1 - H_5 H_6 H_2 H_3} U - \frac{H_5 H_6 H_1 H_2}{1 - H_5 H_6 H_2 H_3} X = \frac{H_4 H_5}{1 - H_2 H_3 H_5 H_6} U - \frac{H_1 H_2 H_5 H_6}{1 - H_2 H_3 H_5 H_6} X$$

### Exercice 9 : MODELE D'UN MOTEUR A COURANT CONTINU

**Question 1 :** Expliquer brièvement le nom de chacune des quatre équations et ce qu'elles représentent.

**Question 2 :** En précisant l'hypothèse utilisée, appliquer la transformée de Laplace aux 4 équations du moteur. On notera que  $\Omega$  est la majuscule de  $\omega$ .

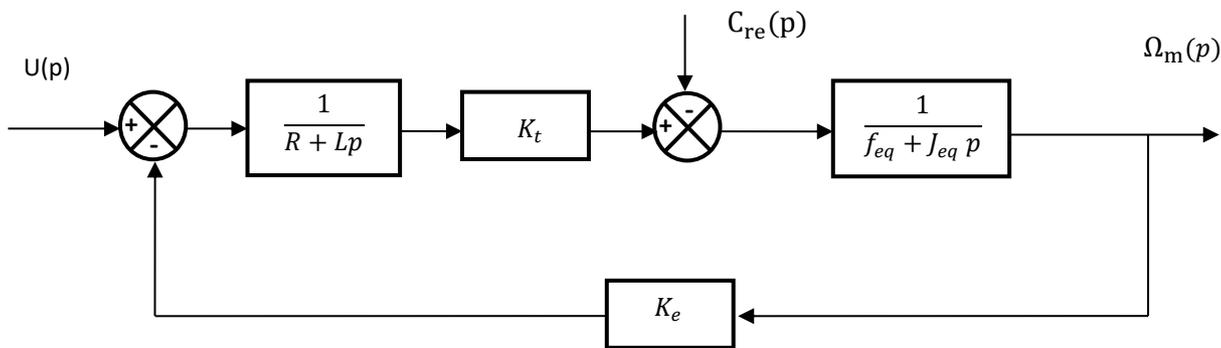
Les conditions initiales sont nulles.

$$U(p) = (R + Lp)I(p) + E(p) \Rightarrow I(p) = \frac{1}{R + Lp} (U(p) - E(p))$$

$$E(p) = K_e \Omega_m(p) \quad C_m(p) = K_t I(p)$$

$$C_m(p) - C_{re}(p) = (J_{eq} p + f_{eq}) \Omega_m(p) \Rightarrow \Omega_m(p) = \frac{1}{f_{eq} + J_{eq} p} (C_m(p) - C_{re}(p))$$

**Question 3 :** Reproduire et compléter le schéma-bloc suivant :



**Question 4 :** Ce système est-il asservi ?

La consigne et la réponse ne sont pas de même nature. Le MCC ne possède pas de capteur, il n'est donc pas asservi. La boucle représente la structure des équations.

**Question 5 :** Combien il y a-t-il d'entrée(s) ?

Il y a deux entrées.

On pose  $\Omega_m(p) = H_1(p)U(p) + H_2(p)C_{re}(p)$

**Question 6 :** Déterminer  $H_1(p) = \left. \frac{\Omega_m(p)}{U(p)} \right|_{C_{re}(p)=0}$ . Mettre cette fonction sous forme canonique et donner son gain statique, son ordre et sa classe.

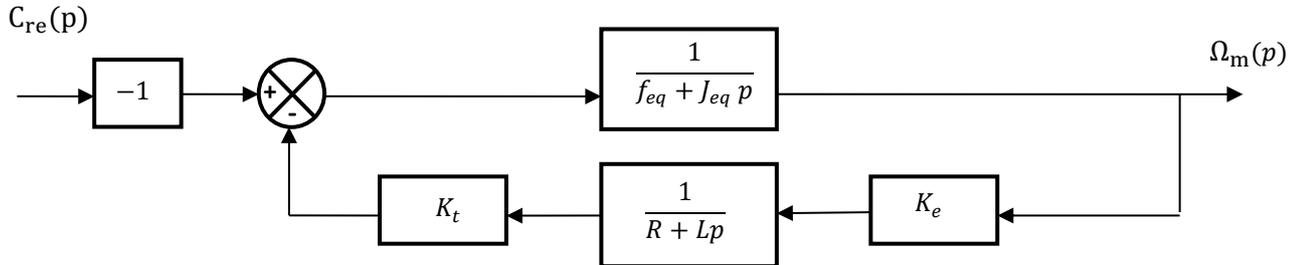
On prend  $C_{re}(p) = 0$  :

$$H_1(p) = \frac{\frac{K_t}{(R+Lp)(f_{eq} + J_{eq}p)}}{1 + \frac{K_e K_t}{(R+Lp)(f_{eq} + J_{eq}p)}} = \frac{K_t}{Rf_{eq} + (RJ_{eq} + Lf_{eq})p + LJ_{eq}p^2 + K_e K_t} = \frac{\frac{K_t}{K_e K_t + Rf_{eq}}}{1 + \frac{RJ_{eq} + Lf_{eq}}{K_e K_t + Rf_{eq}}p + \frac{LJ_{eq}}{K_e K_t + Rf_{eq}}p^2}$$

gain statique :  $K_1 = \frac{K_t}{K_e K_t + Rf_{eq}}$  en (rad/s)/V ordre :  $n = 2$  classe :  $\alpha = 0$

**Question 7 :** Déterminer  $H_2(p) = \frac{\Omega_m(p)}{C_{re}(p)} \Big|_{U(p)=0}$ . Mettre cette fonction sous forme canonique et donner son gain statique, son ordre et sa classe.

On prend  $U(p) = 0$  :



$$H_2(p) = -\frac{\frac{1}{f_{eq} + J_{eq}p}}{1 + \frac{K_e K_t}{(R+Lp)(f_{eq} + J_{eq}p)}} = -\frac{R+Lp}{Rf_{eq} + (RJ_{eq} + Lf_{eq})p + LJ_{eq}p^2 + K_e K_t}$$

$$= -\frac{\frac{R}{K_e K_t + Rf_{eq}} \left(1 + \frac{L}{R}p\right)}{1 + \frac{RJ_{eq} + Lf_{eq}}{K_e K_t + Rf_{eq}}p + \frac{LJ_{eq}}{K_e K_t + Rf_{eq}}p^2}$$

gain statique :  $K_2 = \frac{R}{K_e K_t + Rf_{eq}}$  en (rad/s)/(Nm)

ordre :  $n = 2$

classe :  $\alpha = 0$

**Question 8 :** Montrer que  $\Omega_m(p) = \frac{\frac{K_t}{K_e K_t + Rf_{eq}}}{1 + \frac{RJ_{eq} + Lf_{eq}}{K_e K_t + Rf_{eq}}p + \frac{LJ_{eq}}{K_e K_t + Rf_{eq}}p^2} U(p) - \frac{\frac{R}{K_e K_t + Rf_{eq}} \left(1 + \frac{L}{R}p\right)}{1 + \frac{RJ_{eq} + Lf_{eq}}{K_e K_t + Rf_{eq}}p + \frac{LJ_{eq}}{K_e K_t + Rf_{eq}}p^2} C_{re}(p)$ , préciser le théorème utilisé.

On utilise le théorème de superposition :

$$\Omega_m(p) = H_1(p)U(p) + H_2(p)C_{re}(p)$$

$$\Rightarrow \Omega_m(p) = \frac{\frac{K_t}{K_e K_t + Rf_{eq}}}{1 + \frac{RJ_{eq} + Lf_{eq}}{K_e K_t + Rf_{eq}}p + \frac{LJ_{eq}}{K_e K_t + Rf_{eq}}p^2} U(p) - \frac{\frac{R}{K_e K_t + Rf_{eq}} \left(1 + \frac{L}{R}p\right)}{1 + \frac{RJ_{eq} + Lf_{eq}}{K_e K_t + Rf_{eq}}p + \frac{LJ_{eq}}{K_e K_t + Rf_{eq}}p^2} C_{re}(p)$$

**Question 9 :** Ecrire l'équation précédente sous la forme  $\Omega_m(p) = F_2(p) (F_1(p)U(p) - C_{re}(p))$  et compléter le schéma suivant :

$$F_1(p) = \frac{H_1(p)}{H_2(p)} \quad F_2(p) = H_2(p)$$

**Question 10 :** En suivant une démarche d'identification de  $H_1(p)$  avec un deuxième ordre, montrer que :

$$\left\{ \begin{array}{l} K = \frac{K_t}{K_e K_t + Rf_{eq}} \text{ en (rad/s)/V} \\ \xi = \frac{1}{2} \frac{RJ_{eq} + Lf_{eq}}{\sqrt{J_{eq}L(K_e K_t + Rf_{eq})}} \\ \omega_0 = \sqrt{\frac{K_e K_t + Rf_{eq}}{J_{eq}L}} \text{ en rad/s} \end{array} \right.$$

On identifie  $H_1(p)$  avec un second ordre de classe 0  $\frac{K}{1 + \frac{2\xi}{\omega_0}p + \frac{1}{\omega_0^2}p^2}$

$$\left\{ \begin{array}{l} K = \frac{K_t}{K_e K_t + R f_{eq}} \\ \frac{2\xi}{\omega_0} = \frac{R J_{eq} + L f_{eq}}{K_e K_t + R f_{eq}} \\ \frac{1}{\omega_0^2} = \frac{L J_{eq}}{K_e K_t + R f_{eq}} \end{array} \right\} \Rightarrow \left\{ \begin{array}{l} K = \frac{K_t}{K_e K_t + R f_{eq}} \\ \xi = \frac{1}{2} \frac{R J_{eq} + L f_{eq}}{K_e K_t + R f_{eq}} \omega_0 \\ \omega_0 = \sqrt{\frac{K_e K_t + R f_{eq}}{J_{eq} L}} \end{array} \right\} \Rightarrow \left\{ \begin{array}{l} K = \frac{K_t}{K_e K_t + R f_{eq}} \text{ en (rad/s)/V} \\ \xi = \frac{1}{2} \frac{R J_{eq} + L f_{eq}}{\sqrt{J_{eq} L (K_e K_t + R f_{eq})}} \\ \omega_0 = \sqrt{\frac{K_e K_t + R f_{eq}}{J_{eq} L}} \text{ en rad/s} \end{array} \right.$$

**Question 11 :** En utilisant les hypothèses simplificatrices, montrer que  $\Omega_m(p) = \frac{1}{1+T_m p} U(p) - \frac{R}{1+T_m p} C_{re}(p)$

On néglige l'inductance  $L = 0 \text{ mH}$  et le frottement  $f_{eq} = 0 \text{ Nm/(rad/s)}$  et on prend  $K_e = K_t = K$  donc

$$\begin{aligned} \Omega_m(p) &= \frac{\frac{K_t}{K_e K_t}}{1 + \frac{R J_{eq}}{K_e K_t} p} U(p) - \frac{\frac{R}{K_e K_t}}{1 + \frac{R J_{eq}}{K_e K_t} p} C_{re}(p) = \frac{\frac{1}{K}}{1 + \frac{R J_{eq}}{K_e K_t} p} U(p) - \frac{\frac{R}{K^2}}{1 + \frac{R J_{eq}}{K_e K_t} p} C_{re}(p) \\ &= \frac{\frac{1}{K}}{1 + T_m p} U(p) - \frac{\frac{R}{K^2}}{1 + T_m p} C_{re}(p) \end{aligned}$$

**Question 12 :** Donner les unités de  $K_e$  et  $K_t$ . Montrer que  $K_e$  et  $K_t$  ont la même unité, pour ce faire, on pourra écrire les unités d'une puissance électrique, puis les unités d'une puissance mécanique de rotation.

$K_e$  est en  $V/(rad/s)$

$K_t$  est en  $Nm/A$

Pour une puissance électrique  $P = W = V.A$  pour une puissance mécanique de rotation  $P = W = Nm.rad/s$  donc

$$V.A = Nm.rad/s \Rightarrow Nm/A = V/(rad/s)$$

**Question 13 :** Calculer  $T_e$  et  $T_m$ . A-t-on  $T_e \ll T_m$  ??

$$\xi = \frac{1}{2} \frac{R J_{eq} + L f_{eq}}{\sqrt{J_{eq} L (K_e K_t + R f_{eq})}} = \frac{1}{2} \frac{2,5.9,4 \cdot 10^{-2} + 2,6 \cdot 10^{-3} \cdot 0,01}{\sqrt{9,4 \cdot 10^{-2} \cdot 2,6 \cdot 10^{-3} (0,5 \cdot 0,5 + 2,5 \cdot 0,01)}} = 14,3$$

$\xi > 1$  le régime est donc non oscillatoire amortie.

$$\omega_0 = \sqrt{\frac{K_e K_t + R f_{eq}}{J_{eq} L}} = \sqrt{\frac{0,5 \cdot 0,5 + 2,5 \cdot 0,01}{9,4 \cdot 10^{-2} \cdot 2,6 \cdot 10^{-3}}} = 33,54 \text{ rad/s}$$

$$T_e = \frac{L}{R} = \frac{2,6 \cdot 10^{-3}}{2,5} \approx 0,001 \text{ s}$$

$$T_m = \frac{R J_{eq}}{K_e K_t + R f_{eq}} = \frac{2,5 \cdot 9,4 \cdot 10^{-2}}{0,5 \cdot 0,5 + 2,5 \cdot 0,01} \approx 0,85 \text{ s}$$

On a  $T_e \ll T_m$  on peut donc assimiler le 2eme ordre à un premier ordre.

$$\Omega_m(p) = \frac{K_m}{(1 + T_e p)(1 + T_m p)} U(p) \approx \frac{K_m}{1 + T_m p} U(p)$$

**Question 14 :** Calculer  $K_m$  et  $t_{r5\%}$ . (page 24 du cours)

$$K_m = \frac{K_t}{K_e K_t + R f_{eq}} = \frac{0,5}{0,5 \cdot 0,5 + 2,5 \cdot 0,01} = 1,81 \text{ (rad/s)/V}$$

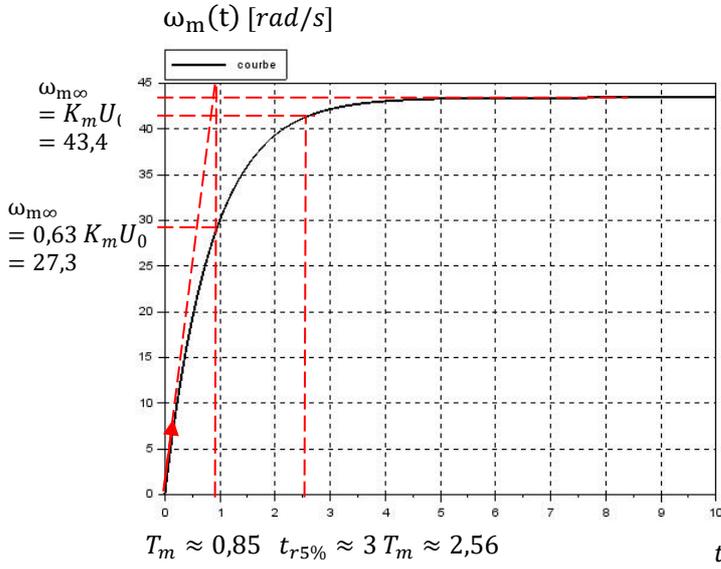
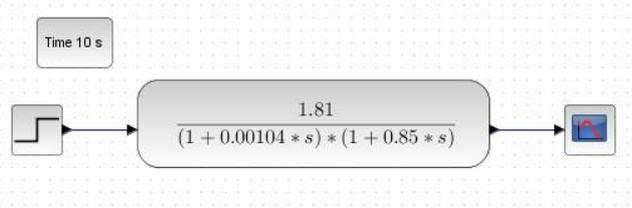
$$t_{r5\%} \approx 3 T_m \approx 3 \cdot 0,85 \approx 2,56 \text{ s}$$

**Question 15 :** A l'aide du théorème de la valeur finale (page 13 et 14) déterminer  $\omega_{m\infty}$ .

$$\omega_{m\infty} = \lim_{t \rightarrow +\infty} \omega(t) = \lim_{p \rightarrow 0^+} p \Omega(p) = \lim_{p \rightarrow 0^+} p \frac{K_m U_0}{1 + T_m p} = K_m U_0 = 1,81 \cdot 24 = 43,4 \text{ rad/s}$$

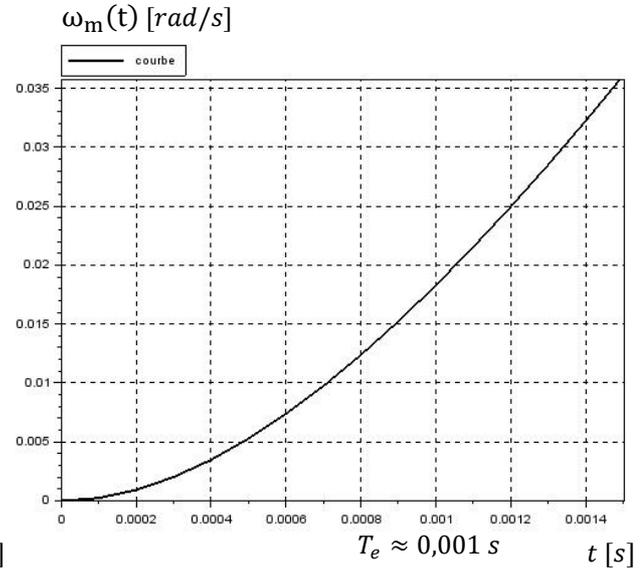
**Question 16 :** Tracer  $\omega_m(t)$ . Préciser tous les points particuliers et leurs valeurs numériques. (page 24 du cours)

En utilisant Scilab :



Réponse du MCC à un échelon de 24V sans couple résistant

On constate qu'ici le 2eme ordre peut s'approximer à un 1er ordre.



Zoom sur l'origine

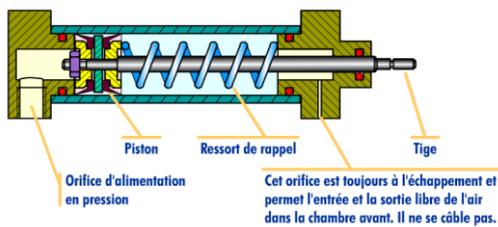
**Question 17 :** Evaluer la performance de précision du MCC.

L'entrée et la sortie du MCC ne sont pas de même nature, on ne peut donc pas évaluer la performance de précision.

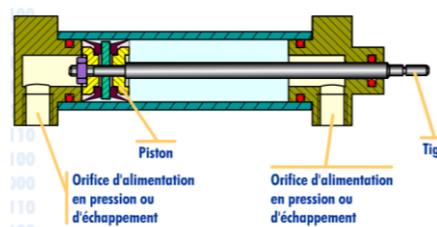
### Exercice 10 : MODELE D'UN VERIN

**Question 1 :** Expliquer brièvement le nom de chacune des trois équations et ce qu'elles représentent.

**Question 2 :** Quelle est la différence entre un vérin simple effet et double effet ?



Vérin simple effet



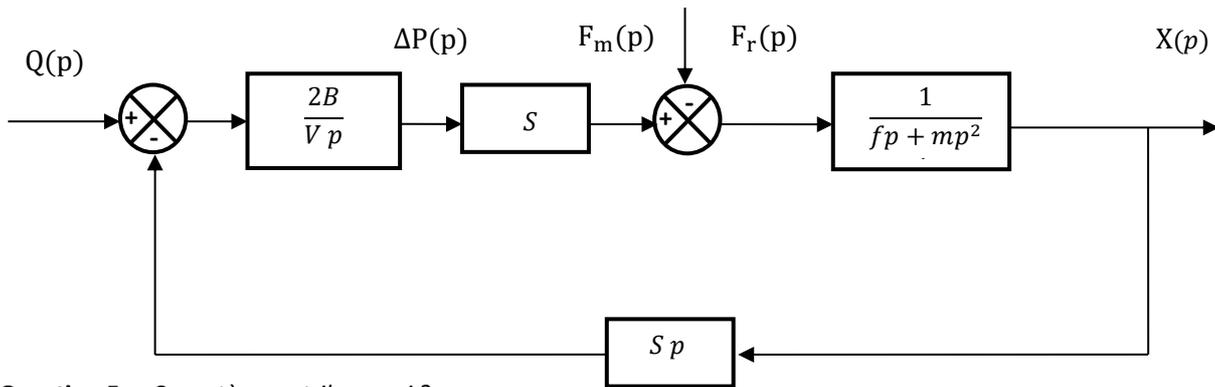
Vérin double effet

**Question 3 :** En précisant l'hypothèse utilisée, appliquer la transformée de Laplace aux 3 équations du vérins.

Les conditions initiales sont nulles.

$$\begin{aligned}
 Q(p) &= S p X(p) + \frac{V}{2B} p \Delta P(p) \\
 \Rightarrow \Delta P(p) &= \frac{2B}{Vp} (Q(p) - S p X(p)) \\
 F_m(p) &= S \Delta P(p) \\
 F_m(p) - F_r(p) - f p X(p) &= m p^2 X(p) \\
 \Rightarrow X(p) &= \frac{1}{m p^2 + f p} (F_m(p) - F_r(p))
 \end{aligned}$$

**Question 4 :** Reproduire et compléter le schéma-bloc suivant :



**Question 5 :** Ce système est-il asservi ?

La consigne et la réponse ne sont pas de même nature. Le vérin hydraulique ne possède pas de capteur. Il n'est donc pas asservi. La boucle représente la structure des équations.

**Question 6 :** Combien il y a-t-il d'entrée(s) ?

Il y a deux entrées.

On pose  $X(p) = H_3(p)Q(p) + H_4(p)F_r(p)$

**Question 7 :** Déterminer  $H_3(p) = \frac{X(p)}{Q(p)} \Big|_{F_r(p)=0}$ . Mettre cette fonction sous forme canonique et donner son gain statique, son ordre et sa classe.

On prend  $F_r(p) = 0$  :

$$H_3(p) = \frac{X(p)}{Q(p)} \Big|_{F_r(p)=0} = \frac{\frac{2B}{Vp} S \frac{1}{p} \frac{1}{f+mp}}{1 + \frac{2B}{Vp} S \frac{1}{p} \frac{1}{f+mp} Sp} = \frac{\frac{1}{Sp}}{(f+mp) \frac{Vp}{2B S^2} + 1} = \frac{1}{Sp} \frac{1}{1 + \frac{Vf}{2B S^2} p + \frac{Vm}{2B S^2} p^2}$$

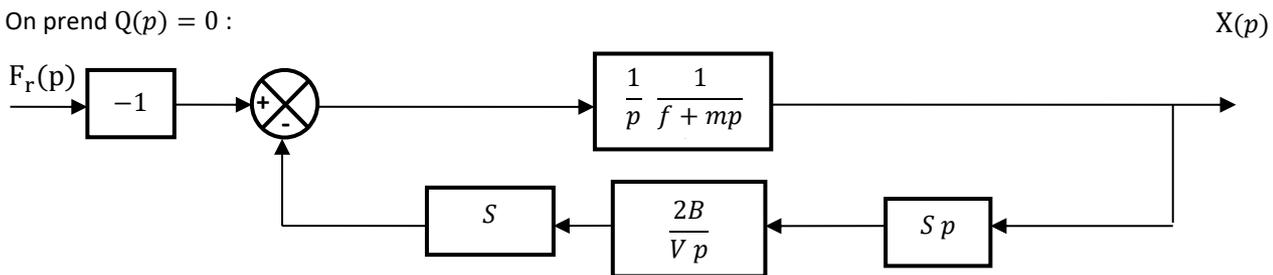
gain statique :  $K_3 = \frac{1}{S}$  en  $m/(m^3/s)s = 1/m^2$

ordre :  $n = 3$

classe :  $\alpha = 1$

**Question 8 :** Déterminer  $H_4(p) = \frac{X(p)}{F_r(p)} \Big|_{Q(p)=0}$ . Mettre cette fonction sous forme canonique et donner son gain statique, son ordre et sa classe.

On prend  $Q(p) = 0$  :



$$H_4(p) = \frac{X(p)}{F_r(p)} \Big|_{Q(p)=0} = - \frac{\frac{1}{p} \frac{1}{f+mp}}{1 + \frac{2B}{Vp} S \frac{1}{p} \frac{1}{f+mp} Sp} = - \frac{\frac{V}{2B S^2}}{(f+mp) \frac{Vp}{2B S^2} + 1} = - \frac{\frac{V}{2B S^2}}{1 + \frac{Vf}{2B S^2} p + \frac{Vm}{2B S^2} p^2}$$

gain statique :  $K_4 = -\frac{V}{2B S^2}$  en  $m/N$

ordre :  $n = 2$

classe :  $\alpha = 0$

**Question 9 :** Montrer que  $X(p) = \frac{1}{s p} \frac{1}{1 + \frac{Vf}{2B S^2} p + \frac{Vm}{2B S^2} p^2} Q(p) - \frac{\frac{V}{2B S^2}}{1 + \frac{Vf}{2B S^2} p + \frac{Vm}{2B S^2} p^2} F_r(p)$ , préciser le théorème utilisé.

On utilise le théorème de superposition :

$$X(p) = H_3(p) Q(p) + H_4(p) F_r(p)$$

$$\Rightarrow X(p) = \frac{1}{s p} \frac{1}{1 + \frac{Vf}{2B S^2} p + \frac{Vm}{2B S^2} p^2} Q(p) - \frac{\frac{V}{2B S^2}}{1 + \frac{Vf}{2B S^2} p + \frac{Vm}{2B S^2} p^2} F_r(p)$$

Hypothèse : - On suppose que fluide est incompressible  $B \rightarrow \infty$ .

**Question 10 :** En utilisant l'hypothèse simplificatrice, montrer que  $X(p) = \frac{1}{s p} Q(p)$

On suppose que fluide est incompressible  $B \rightarrow \infty$ .

$$X(p) = \frac{1}{s p} Q(p)$$

### Exercice 11 : LE BIONIC BAR DU PAQUEBOT HARMONY

**Question 1 :** Déterminer les paramètres caractéristiques de la fonction de transfert de ce système.

$$H(p) = \frac{X(p)}{X_c(p)} = \frac{90}{100 + p} = \frac{90}{100} \frac{1}{1 + \frac{1}{100} p} = \frac{0,90}{1 + 0,01p}$$

On identifie cette fonction à un 1<sup>er</sup> ordre de classe 0 de la forme :  $\frac{K}{1 + \tau p}$

$$\Rightarrow \begin{cases} K = 0,95 \\ \tau = 0,01s \end{cases}$$

**Question 2 :** Évaluer la performance de rapidité de ce système.

$$t_{r5\%} \approx 3\tau \approx 3 \cdot 0,01 = 0,03s$$

**Question 3 :** Évaluer la performance de précision de ce système.

La consigne et la réponse sont de même nature,  $K \neq 1$ . Le système n'est donc pas précis.

$$x_\infty = K x_{c\infty} = 0,95 \cdot 100 = 95 \text{ mm}$$

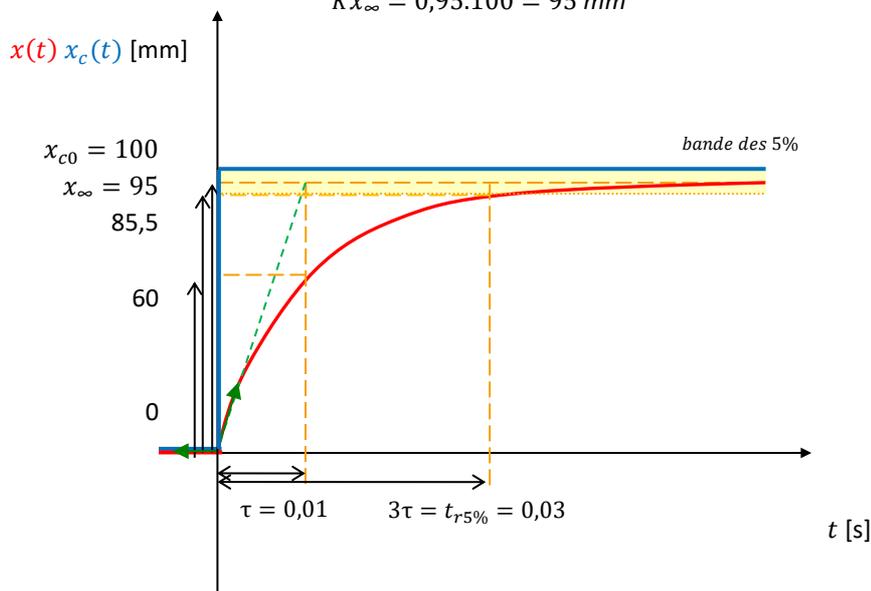
$$e_{r\infty} = x_{c\infty} - x_\infty = 100 - 95 = 5 \text{ mm}$$

**Question 4 :** Tracer la réponse indicielle en faisant apparaître les points caractéristiques.

$$0,63 K x_\infty = 0,63 \cdot 0,95 \cdot 100 \approx 60 \text{ mm}$$

$$0,95 K x_\infty = 0,95 \cdot 0,90 \cdot 100 \approx 85,5 \text{ mm}$$

$$K x_\infty = 0,95 \cdot 100 = 95 \text{ mm}$$



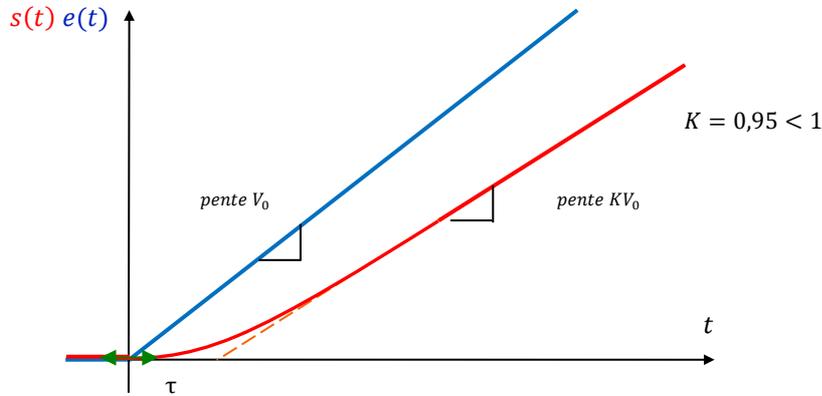
Remarque : on ne peut pas dessiner  $e_{r\infty}$  dans ce cas.

**Question 5 :** En utilisant le théorème de la valeur finale, évaluer la performance de précision de ce système en calculant l'erreur de traînage  $e_{r\infty}$ .

On utilise le théorème de la valeur finale.

$$e_{r\infty} = \lim_{t \rightarrow +\infty} e_r(t) = \lim_{t \rightarrow +\infty} (x_c(t) - x(t)) = \lim_{p \rightarrow 0^+} p(X_c(p) - X(p)) = \lim_{p \rightarrow 0^+} p(X_c(p) - H(p)X(p)) \\ = \lim_{p \rightarrow 0^+} p(1 - H(p))X_c(p) = \lim_{p \rightarrow 0^+} p \left(1 - \frac{K}{1 + \tau p}\right) \frac{V_0}{p^2} = +\infty$$

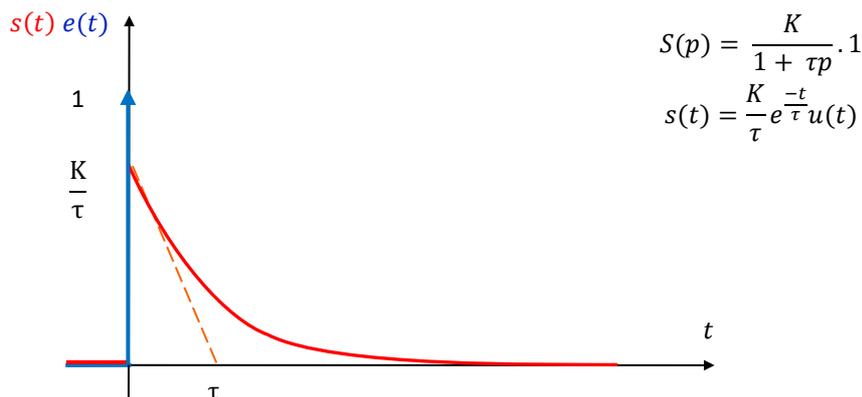
**Question 6 :** Tracer la réponse à cette rampe.



**Question 7 :** Comment peut-on modéliser cette sollicitation extérieure ?

On peut modéliser cette perturbation extérieure intense et brève par une impulsion.

**Question 8 :** Sans faire de calculs, tracer l'allure de la réponse à cette sollicitation.



## Exercice 12 : CAMERA

**Question 1 :** Déterminer les paramètres caractéristiques de la fonction de transfert de ce système.

$$\frac{\theta(p)}{\theta_c(p)} = \frac{9800}{10000 + 600p + 35p^2} = \frac{9800}{10000} \frac{1}{1 + \frac{600}{10000}p + \frac{35}{10000}p^2} = \frac{0,98}{1 + 0,06p + 0,0035p^2}$$

On identifie avec un 2<sup>nd</sup> ordre de classe 0  $\frac{K}{1 + \frac{2\xi}{\omega_0}p + \frac{1}{\omega_0^2}p^2}$

$$\begin{cases} K = 0,98 \\ \frac{2z}{\omega_0} = 0,06 \\ \frac{1}{\omega_0^2} = 0,0035 \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} K = 0,98 \\ z = \frac{0,06}{2} \sqrt{\frac{1}{0,0035}} \\ \omega_0 = \sqrt{\frac{1}{0,0035}} \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} K = 0,98 \\ z = 0,51 \\ \omega_0 = 16,9 \text{ rad/s} \end{cases}$$

**Question 2 :** En déduire, si sa réponse à un échelon est oscillatoire ou non oscillatoire. Si nécessaire, indiquer la valeur de la pseudo-période notée  $T_p$ .

$0 < z < 1$  donc la réponse est oscillatoire amortie.  $T_p = \frac{2\pi}{\omega_p} = \frac{2\pi}{\omega_0 \sqrt{1-z^2}} = 0,43 \text{ s}$

**Question 3 :** Évaluer la performance de rapidité de ce système.

En utilisant l'abaque qui lie temps de réponse réduit et facteur d'amortissement pour un 2<sup>ème</sup> ordre pour  $z = 0,51$  :

$$t_{r5\%}\omega_0 \approx 5,2 \Rightarrow t_{r5\%} \approx \frac{5,2}{\omega_0} = 0,31 \text{ s}$$

**Question 4 :** Donner, dans ce cas, le nombre de dépassement d'amplitude supérieure à 1% de la réponse  $\theta(t)$ . Indiquer, pour chacun d'eux, leur valeur relative et leur valeur absolue.

En utilisant l'abaque qui donne la valeur des dépassements en fonction du facteur d'amortissement pour  $z = 0,51$  :

Il y a 2 dépassements >1%, on lit graphiquement :

$$D_{1\%} = 0,15 = 15\%$$

$$D_{2\%} = 0,02 = 2\%$$

$$\Delta\theta_\infty = K\Delta\theta_{c\infty} = 0,98.20 = 19,6^\circ$$

donc

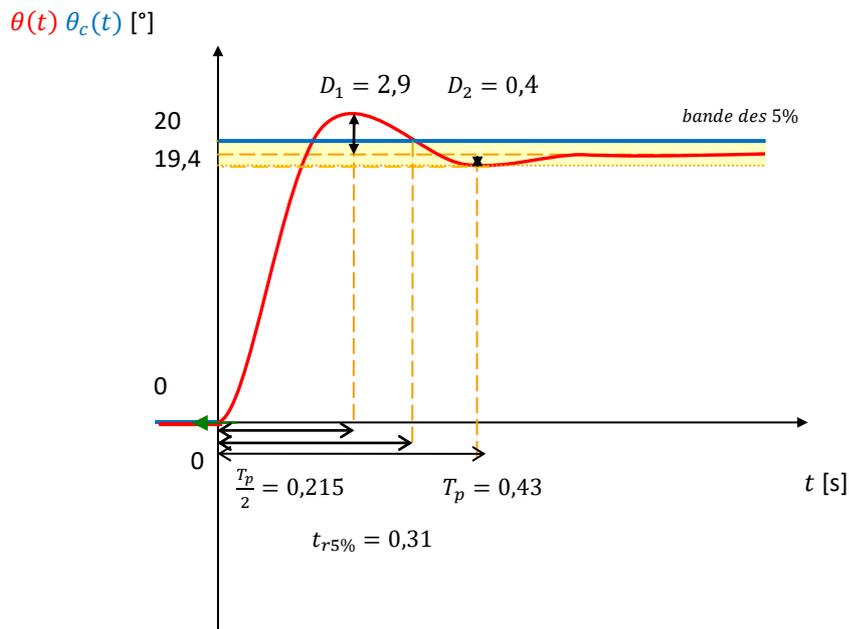
$$D_1 = |D_{1\%}\Delta\theta_\infty| = 0,15.19,6 = 2,9^\circ$$

$$D_2 = |D_{2\%}\Delta\theta_\infty| = 0,02.19,6 = 0,4^\circ$$

**Question 5 :** Donner l'erreur statique du système. Conclure sur sa précision à un échelon.

$$e_{r\infty} = \Delta\theta_{c\infty} - \Delta\theta_\infty = 20 - 19,6 = 0,4^\circ$$

**Question 6 :** Tracer l'allure de la réponse  $\theta(t)$  en précisant les points caractéristiques.



## Exercice 13 : COPIE D'ÉLÈVE

**Question 1 :** Corriger les 9 erreurs suivantes.

On identifie avec un 2<sup>nd</sup> ordre de classe 0 de la forme  $\frac{K}{1+\frac{2z}{\omega_0}p+\frac{1}{\omega_0^2}p^2}$

$$\begin{cases} \frac{2z}{\omega_0} = \frac{RJ}{2K_c K_e} \\ \frac{1}{\omega_0^2} = \frac{LJ}{2K_c K_e} \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} z = \frac{1}{2} \frac{RJ}{2K_c K_e} \omega_0 \\ \omega_0 = \sqrt{\frac{2K_c K_e}{LJ}} \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} z = \frac{1}{2} \sqrt{\frac{R^2 J}{2K_c K_e L}} \\ \omega_0 = \sqrt{\frac{2K_c K_e}{LJ}} \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} z = \frac{1}{2} \sqrt{\frac{1}{2} \frac{0,03^2 \cdot 3600}{22 \cdot 22 \cdot 7,2 \cdot 10^{-4}}} \\ \omega_0 = \sqrt{\frac{2 \cdot 22 \cdot 22}{7,2 \cdot 10^{-4} \cdot 3600}} \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} z \approx 1,08 > 1 \\ \omega_0 = 19,334 \text{ rad/s} \end{cases}$$

On a donc un régime **permanent apériodique amortie**. Avec l'abaque, on lit graphiquement :

$$t_{r5\%} \approx \frac{5}{\omega_0} \approx \frac{5}{19,3} \approx \frac{1}{4} s \approx 0,25 s$$

Le critère de rapidité du CdCF est donc respecté **car**  $0,25 < 0,5$ .

On oublie pas le coefficient  $\frac{1}{2}$ .

L'expression littérale doit contenir uniquement les données de l'énoncée, pas  $z$ ,  $\omega_0$ ...

On cherche à comparer  $z$  à 1 donc on n'approxime pas.

3 chiffres significatifs.

Unité.

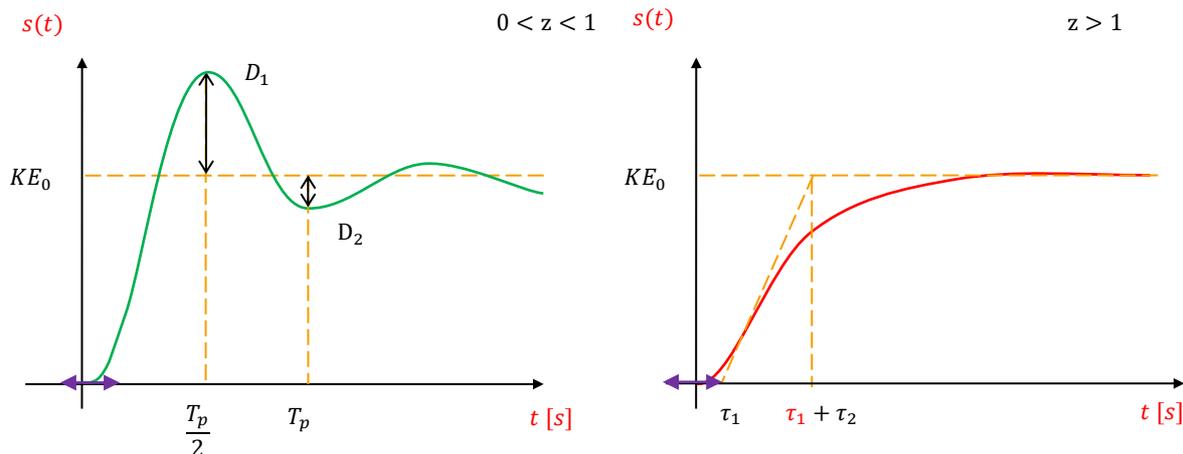
On indique le nom du régime, rien à voir avec régime permanent/transitoire.

Sur l'abaque de la rapidité, ne pas confondre 1,08 et 1,8.

En siccence, on indique la valeur approchée.

On compare au cdcf.

**Question 2 :** Corriger les 8 erreurs suivantes.



Il faut une abscisse et une ordonnée avec unité.

Les oscillations doivent avoir la même pseudo période, même si le dépassement est faible.

$D_1 > D_2 > D_3 > D_4 \dots$

$\tau$  n'a de sens que pour un ordre 1, pas pour un second ordre oscillatoire.

Les dépassements sont des biflèches car ils sont définis positifs.

La pente à l'origine est nulle et il faut une biflèche.

Le point d'inflexion doit être un changement de courbure, et la courbe et de part et d'autre. La tangente est tangente à la courbe.

La tangente au point d'inflexion coupe la valeur finale de la sortie en  $\tau_1 + \tau_2$ .

## Exercice 14 : BANDEROLEUSE A PLATEAU TOURNANT D'AMAZON

### Premier réglage

**Question 1 :** Déterminer les paramètres caractéristiques de la fonction de transfert de ce réglage.

On identifie à un 1<sup>er</sup> ordre de classe 0 de la forme  $\frac{K_1}{1+\tau_1 p}$

$$\begin{cases} K_1 = 0,95 \\ \tau_1 = 0,7 \text{ s} \end{cases}$$

**Question 2 :** Évaluer la performance de rapidité de ce réglage.

Pour un 1<sup>er</sup> ordre

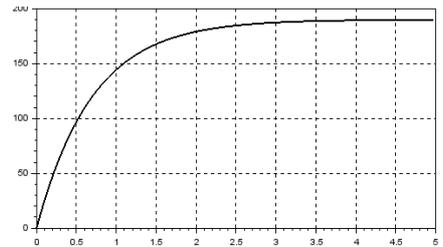
$$t_{r5\%} = 3\tau_1 = 3 \cdot 0,7 = 2,1 \text{ s}$$

**Question 3 :** Évaluer la performance de précision de ce réglage.

La consigne et la réponse sont de même nature.

$$\begin{aligned} \gamma_\infty &= K_1 \gamma_{c\infty} = 0,95 \cdot 200 = 190 \text{ m/s}^2 \\ e_{r\infty} &= \gamma_{c\infty} - \gamma_\infty = 200 - 190 = 10 \text{ m/s}^2 \\ e_{r\infty\%} &= \left| \frac{e_{r\infty}}{\gamma_{c\infty}} \right| = \left| \frac{10}{200} \right| = 0,05 = 5\% \end{aligned}$$

**Question 4 :** Tracer l'allure de  $\chi(t)$  en précisant les points caractéristiques.



### Deuxième réglage

**Question 5 :** Déterminer les paramètres caractéristiques de la fonction de transfert de ce réglage.

On identifie avec un 2<sup>nd</sup> ordre de classe 0 de la forme  $\frac{K_2}{1+\frac{2z}{\omega_0}p+\frac{1}{\omega_0^2}p^2}$

$$\begin{cases} \frac{K_2}{\omega_0^2} = 0,2 \\ \frac{2z}{\omega_0} = 1 \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} K_2 = 0,98 \\ z = \frac{1}{2} \sqrt{\frac{1}{0,2}} \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} K_2 = 0,98 \\ z = 1,12 > 1 \\ \omega_0 = 2,24 \text{ rad/s} \end{cases}$$

On a un régime aperiodique.

**Question 6 :** Évaluer la performance de rapidité de ce réglage.

En utilisant l'abaque qui lie temps de réponse réduit et facteur d'amortissement pour un 2<sup>ème</sup> ordre pour  $z = 1,12$  :

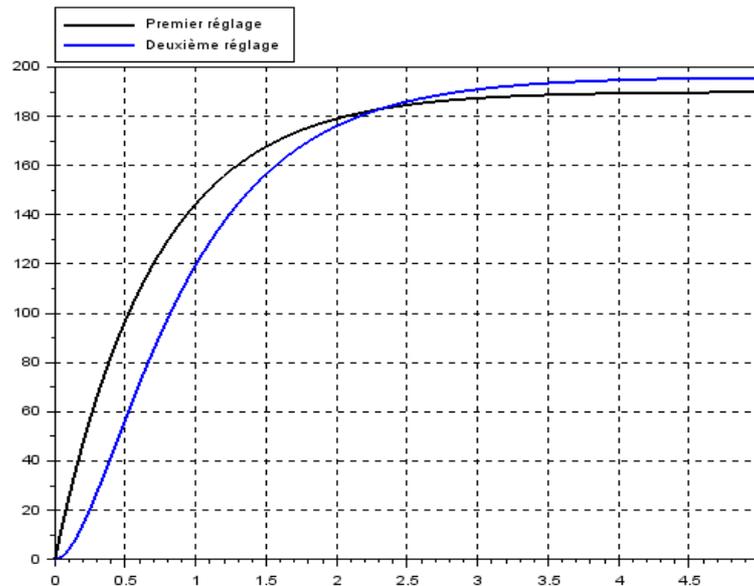
$$t_{r5\%} \omega_0 \approx 6 \Rightarrow t_{r5\%} \approx \frac{6}{\omega_0} \approx \frac{6}{2,24} \approx 2,7 \text{ s}$$

**Question 7 :** Évaluer la performance de précision de ce réglage.

La consigne et la réponse sont de même nature.

$$\begin{aligned} \gamma_\infty &= K_2 \gamma_{c\infty} = 0,98 \cdot 200 = 196 \text{ m/s}^2 \\ e_{r\infty} &= \gamma_{c\infty} - \gamma_\infty = 200 - 196 = 4 \text{ m/s}^2 \\ e_{r\infty\%} &= \left| \frac{e_{r\infty}}{\gamma_{c\infty}} \right| = \left| \frac{4}{200} \right| = 0,02 = 2\% \end{aligned}$$

**Question 8 :** Tracer l'allure de  $\gamma(t)$  en précisant les points caractéristiques.



**Question 9 :** Conclure en comparant au premier réglage.

$t_{r5\%} \approx 2,7 \text{ s} > 2,1 \text{ s}$  Le deuxième réglage a dégradé la rapidité du système par rapport au premier réglage.

$e_{r\infty\%} = 2\% < 5\%$  : Le deuxième réglage a amélioré la précision du système par rapport au premier réglage.

Il est difficile d'améliorer à la fois les 3 performances, il faut faire des compromis entre elles.

### Troisième réglage

**Question 10 :** Déterminer les paramètres caractéristiques de la fonction de transfert de ce réglage.

On identifie avec un 2<sup>nd</sup> ordre de classe 0 de la forme  $\frac{K_3}{1 + \frac{2z}{\omega_0}p + \frac{1}{\omega_0^2}p^2}$

$$\begin{cases} K_3 = 1 \\ \frac{2z}{\omega_0} = 0,62 \\ \frac{1}{\omega_0^2} = 0,2 \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} K_3 = 1 \\ z = \frac{1}{2} 0,62 \sqrt{\frac{1}{0,2}} \\ \omega_0 = \sqrt{\frac{1}{0,2}} \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} K_3 = 1 \\ z = 0,69 < 1 \\ \omega_0 = 2,24 \text{ rad/s} \end{cases}$$

On a un régime pseudo-périodique.

**Question 11 :** Évaluer la performance de rapidité de ce réglage.

En utilisant l'abaque qui lie temps de réponse réduit et facteur d'amortissement pour un 2<sup>ème</sup> ordre pour  $z = 0,69$  :

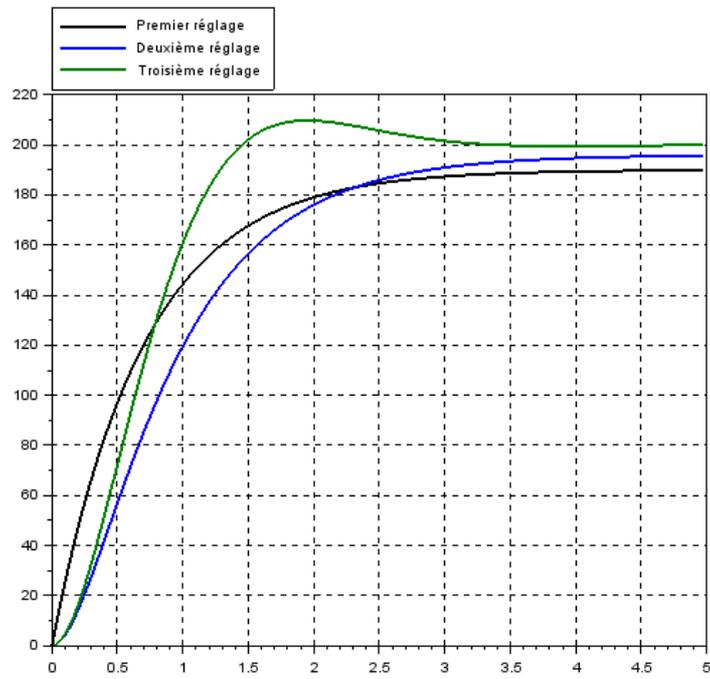
$$t_{r5\%}\omega_0 \approx 3 \Rightarrow t_{r5\%} \approx \frac{3}{\omega_0} \approx \frac{3}{2,24} \approx 1,3 \text{ s}$$

**Question 12 :** Évaluer la performance de précision de ce réglage.

La consigne et la réponse sont de même nature.

$$\begin{aligned} \gamma_\infty &= K_3 \gamma_{c\infty} = 1.200 = 200 \text{ m/s}^2 \\ e_{r\infty} &= \gamma_{c\infty} - \gamma_\infty = 200 - 200 = 0 \text{ m/s}^2 \\ e_{r\infty\%} &= 0\% \end{aligned}$$

**Question 13 :** Tracer l'allure de  $\gamma(t)$  en précisant les points caractéristiques.



**Question 14 :** Conclure en comparant aux deux autres réglages.

$t_{r5\%} \approx 1,3 \text{ s} < 2,1 \text{ s} < 2,7 \text{ s}$  : Le troisième réglage a amélioré la rapidité du système par rapport aux deux autres réglages.

$e_{r\infty\%} = 0\% < 2\% < 5\%$  : Le troisième réglage a amélioré la précision du système par rapport aux deux autres réglages.

En revanche, il a dégradé la stabilité ( $z < 1$ ).