

CODE CNIM :

--	--	--	--	--	--

CONCOURS 2018

ÉPREUVE DE SCIENCE DE L'INGENIEUR

Partie 1 : Vérification des performances cinématiques du concasseur à mâchoire

Phase de concassage :

Question 1 : (8pts)

$$\overrightarrow{O_1O_2} + \overrightarrow{O_2O_3} + \overrightarrow{O_3O_4} + \overrightarrow{O_4O_1} = \vec{0} \quad (2\text{pts})$$

$$r_0 \vec{y}_0 + r_2 \vec{y}_2 + r_3 \vec{y}_3 + r_4 \vec{y}_4 = \vec{0} \quad (2\text{pts})$$

$$r_0 \begin{pmatrix} 1 \\ 0 \end{pmatrix} + r_2 \begin{pmatrix} \cos \theta_2 \\ \sin \theta_2 \end{pmatrix} + r_3 \begin{pmatrix} \cos \theta_3 \\ \sin \theta_3 \end{pmatrix} + r_4 \begin{pmatrix} \cos \theta_4 \\ \sin \theta_4 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \end{pmatrix} \quad (2\text{pts})$$

$$\begin{cases} r_0 + r_2 \cos \theta_2 + r_3 \cos \theta_3 + r_4 \cos \theta_4 = 0 \\ r_2 \sin \theta_2 + r_3 \sin \theta_3 + r_4 \sin \theta_4 = 0 \end{cases} \quad (2\text{pts})$$

Question 2 : (8pts)

On a :

$$\begin{cases} -r_4 \cos \theta_4 = r_0 + r_2 \cos \theta_2 + r_3 \cos \theta_3 \\ -r_4 \sin \theta_4 = r_2 \sin \theta_2 + r_3 \sin \theta_3 \end{cases}$$

$$r_4^2 = r_0^2 + r_2^2 + r_3^2 + 2r_0 r_2 \cos \theta_2 + 2r_0 r_3 \cos \theta_3 + 2r_2 r_3 \cos \theta_2 \cos \theta_3 + 2r_2 r_3 \sin \theta_2 \sin \theta_3$$

D'où la première équation de Freudenstein découle:

$$\cos(\theta_3 - \theta_2) = \frac{r_4^2 - r_0^2 - r_2^2 - r_3^2}{2r_2 r_3} - \frac{r_0}{r_3} \cos \theta_2 - \frac{r_0}{r_2} \cos \theta_3 \quad (1\text{pt})$$

$$K_1 = -\frac{r_0}{r_2}, K_2 = -\frac{r_0}{r_3} \text{ et } K_3 = \frac{r_4^2 - r_0^2 - r_2^2 - r_3^2}{2r_2 r_3} \quad (3\text{pts}=1+1+1)$$

De même :

$$\begin{cases} -r_3 \cos \theta_3 = r_0 + r_2 \cos \theta_2 + r_4 \cos \theta_4 \\ -r_3 \sin \theta_3 = r_2 \sin \theta_2 + r_4 \sin \theta_4 \end{cases}$$

$$r_3^2 = r_0^2 + r_2^2 + r_4^2 + 2r_0 r_2 \cos \theta_2 + 2r_0 r_4 \cos \theta_4 + 2r_2 r_4 \cos \theta_2 \cos \theta_4 + 2r_2 r_4 \sin \theta_2 \sin \theta_4$$

D'où la deuxième équation de Freudenstein découle:

$$\cos(\theta_4 - \theta_2) = \frac{r_3^2 - r_0^2 - r_2^2 - r_4^2}{2r_2 r_4} - \frac{r_0}{r_4} \cos \theta_2 - \frac{r_0}{r_2} \cos \theta_4 \quad (1\text{pt})$$

$$K'_1 = -\frac{r_0}{r_2}, K'_2 = -\frac{r_0}{r_4} \text{ et } K'_3 = \frac{r_3^2 - r_0^2 - r_2^2 - r_4^2}{2r_2r_4} \quad (3\text{pts}=1+1+1)$$

Question 3 : (8pts)

$\Delta\theta_4 \approx 4,1^\circ < 5^\circ \rightarrow$ Cahier des charges vérifié (4pts=2+2)

$\Delta\theta_3 \approx 1,8^\circ < 2^\circ \rightarrow$ Cahier des charges vérifié (4pts=2+2)

Question 4 : (8pts)

$\theta_2 = 292^\circ$ (4pts)

Dans cette position, la mâchoire mobile se rapproche le maximum de la mâchoire fixe. (4pts)

Question 5 : (8pts)

$$\overrightarrow{O_1P} = \overrightarrow{O_1O_2} + \overrightarrow{O_2O_3} + \overrightarrow{O_3P} = r_0\vec{y}_0 + r_2\vec{y}_2 + y_{P3}\vec{y}_0 + z_{P3}\vec{z}_0 = \left(\begin{smallmatrix} r_0 + y_{P3} \\ z_{P3} \end{smallmatrix} \right) + r_2 \left(\begin{smallmatrix} \cos \theta_2 \\ \sin \theta_2 \end{smallmatrix} \right) \quad (4\text{pts})$$

D'où :

$$\begin{cases} y_p = r_0 + y_{P3} + r_2 \cos \theta_2 \\ z_p = z_{P3} + r_2 \sin \theta_2 \end{cases} \quad (4\text{pts})$$

Question 6 : (8pts)

* Le point qui sera utile pour le réglage de CSS est le point O_4 . (2pts)

* $Throw = \Delta z \approx 15mm$ (d'après la courbe 10(c)) (2pts)

$\Delta z \approx 15mm < 20mm \rightarrow$ Cahier des charges respecté (4pts=2+2)

Phase de réglage de l'écartement : Closed Side Set (CSS)

Question 7 : (8pts)

$$\overrightarrow{O_5O_3} + \overrightarrow{O_3O_4} + \overrightarrow{O_4O_1} + \overrightarrow{O_1O_5} = \vec{0} \quad (2\text{pts})$$

$$a_0 \vec{y}_0 + b_0 \vec{z}_0 + r_3 \vec{y}_3 + r_4 \vec{y}_4 + y(t) \vec{y}_5 = \vec{0} \quad (2\text{pts})$$

$$\begin{pmatrix} a_0 \\ b_0 \end{pmatrix} + r_3 \begin{pmatrix} \cos \theta_3 \\ \sin \theta_3 \end{pmatrix} + r_4 \begin{pmatrix} \cos \theta_4 \\ \sin \theta_4 \end{pmatrix} + y(t) \begin{pmatrix} \cos \theta_5 \\ \sin \theta_5 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \end{pmatrix} \quad (2\text{pts})$$

$$\begin{cases} a_0 + r_3 \cos \theta_3 + r_4 \cos \theta_4 + y(t) \cos \theta_5 = 0 \\ b_0 + r_3 \sin \theta_3 + r_4 \sin \theta_4 + y(t) \sin \theta_5 = 0 \end{cases} \quad (2\text{pts})$$

Question 8 : (8pts)

On a :

$$\begin{cases} a_0 + r_3 \cos \theta_3 + y(t) \cos \theta_5 = -r_4 \cos \theta_4 \\ b_0 + r_3 \sin \theta_3 + y(t) \sin \theta_5 = -r_4 \sin \theta_4 \end{cases}$$

$$r_4^2 = (a_0 + y(t) \cos \theta_5)^2 + (b_0 + y(t) \sin \theta_5)^2 + r_3^2 + 2r_3 \cos \theta_3 (a_0 + y(t) \cos \theta_5) + 2r_3 \sin \theta_3 (b_0 + y(t) \sin \theta_5) \quad (1\text{pt})$$

Soit encore: (1pts)

$$\frac{r_4^2 - r_3^2 - (a_0 + y(t) \cos \theta_5)^2 - (b_0 + y(t) \sin \theta_5)^2}{2r_3 \sqrt{(a_0 + y(t) \cos \theta_5)^2 + (b_0 + y(t) \sin \theta_5)^2}} = \frac{\cos \theta_3 (a_0 + y(t) \cos \theta_5)}{\sqrt{(a_0 + y(t) \cos \theta_5)^2 + (b_0 + y(t) \sin \theta_5)^2}} + \frac{\sin \theta_3 (b_0 + y(t) \sin \theta_5)}{\sqrt{(a_0 + y(t) \cos \theta_5)^2 + (b_0 + y(t) \sin \theta_5)^2}}$$

Soit α tel que :

$$\begin{cases} \cos \alpha = \frac{(a_0 + y(t) \cos \theta_5)}{\sqrt{(a_0 + y(t) \cos \theta_5)^2 + (b_0 + y(t) \sin \theta_5)^2}} \\ \sin \alpha = \frac{(b_0 + y(t) \sin \theta_5)}{\sqrt{(a_0 + y(t) \cos \theta_5)^2 + (b_0 + y(t) \sin \theta_5)^2}} \end{cases}$$

D'où :

$$\cos(\theta_3 - \alpha) = \frac{r_4^2 - r_3^2 - (a_0 + y(t) \cos \theta_5)^2 - (b_0 + y(t) \sin \theta_5)^2}{2r_3 \sqrt{(a_0 + y(t) \cos \theta_5)^2 + (b_0 + y(t) \sin \theta_5)^2}} \quad (1\text{pt})$$

$$\text{avec } \alpha = \pm \arccos \left(\frac{(a_0 + y(t) \cos \theta_5)}{\sqrt{(a_0 + y(t) \cos \theta_5)^2 + (b_0 + y(t) \sin \theta_5)^2}} \right) + 2k\pi \quad (1\text{pt})$$

De même:

$$\begin{cases} a_0 + r_4 \cos \theta_4 + y(t) \cos \theta_5 = -r_3 \cos \theta_3 \\ b_0 + r_4 \sin \theta_4 + y(t) \sin \theta_5 = -r_3 \sin \theta_3 \end{cases}$$

$$r_3^2 = (a_0 + y(t) \cos \theta_5)^2 + (b_0 + y(t) \sin \theta_5)^2 + r_4^2 + 2r_4(a_0 + y(t) \cos \theta_5) \cos \theta_4 + 2r_4(b_0 + y(t) \sin \theta_5) \sin \theta_4 \quad (1\text{pt})$$

Soit encore: (1pt)

$$\frac{r_3^2 - r_4^2 - (a_0 + y(t) \cos \theta_5)^2 - (b_0 + y(t) \sin \theta_5)^2}{2r_4 \sqrt{(a_0 + y(t) \cos \theta_5)^2 + (b_0 + y(t) \sin \theta_5)^2}} = \frac{\cos \theta_4 (a_0 + y(t) \cos \theta_5)}{\sqrt{(a_0 + y(t) \cos \theta_5)^2 + (b_0 + y(t) \sin \theta_5)^2}} + \frac{\sin \theta_4 (b_0 + y(t) \sin \theta_5)}{\sqrt{(a_0 + y(t) \cos \theta_5)^2 + (b_0 + y(t) \sin \theta_5)^2}}$$

Soit β tel que :

$$\begin{cases} \cos \beta = \frac{(a_0 + y(t) \cos \theta_5)}{\sqrt{(a_0 + y(t) \cos \theta_5)^2 + (b_0 + y(t) \sin \theta_5)^2}} \\ \sin \beta = \frac{(b_0 + y(t) \sin \theta_5)}{\sqrt{(a_0 + y(t) \cos \theta_5)^2 + (b_0 + y(t) \sin \theta_5)^2}} \end{cases}$$

D'où :

$$\cos(\theta_4 - \beta) = \frac{r_3^2 - r_4^2 - (a_0 + y(t) \cos \theta_5)^2 - (b_0 + y(t) \sin \theta_5)^2}{2r_4\sqrt{(a_0 + y(t) \cos \theta_5)^2 + (b_0 + y(t) \sin \theta_5)^2}} \quad (1pt)$$

$$\text{avec } \beta = \pm \arccos \left(\frac{(a_0 + y(t) \cos \theta_5)}{\sqrt{(a_0 + y(t) \cos \theta_5)^2 + (b_0 + y(t) \sin \theta_5)^2}} \right) + 2k\pi \quad (1pt)$$

Question 9 : (8pts)

$$\theta_3(^{\circ}) = \frac{162 - 147}{-400 + 700} y(mm) + b = 0,05y(mm) + b$$

$$b = 162 - 0,05 \times (-400) = 182^{\circ}$$

D'où :

$$\theta_3(^{\circ}) = \mathbf{0,05y(mm) + 182^{\circ}} \quad (4pts)$$

De même :

$$\theta_4(^{\circ}) = \frac{236 - 202}{-400 + 700} y(mm) + b' = 0,113y(mm) + b'$$

$$b' = 236 - 0,113 \times (-400) = 281,3^{\circ}$$

D'où :

$$\theta_4(^{\circ}) = \mathbf{0,113y(mm) + 281,3^{\circ}} \quad (4pts)$$

Question 10 : (8pts)

On a: $L_0 \vec{z}_0 = CSS \vec{z}_0 + \vec{z}_0 \cdot \overrightarrow{O_1 O_4} + \vec{z}_0 \cdot \overrightarrow{O_5 O_1}$ (4pts)

Soit encore: $L_0 \vec{z}_0 = CSS \vec{z}_0 - \vec{z}_0 \cdot \begin{pmatrix} r_4 \cos \theta_4 \\ r_4 \sin \theta_4 \end{pmatrix} - \vec{z}_0 \cdot \begin{pmatrix} y(t) \cos \theta_5 \\ y(t) \sin \theta_5 \end{pmatrix} \Rightarrow L_0 = CSS - r_4 \sin \theta_4 - y(t) \sin \theta_5$

D'où:

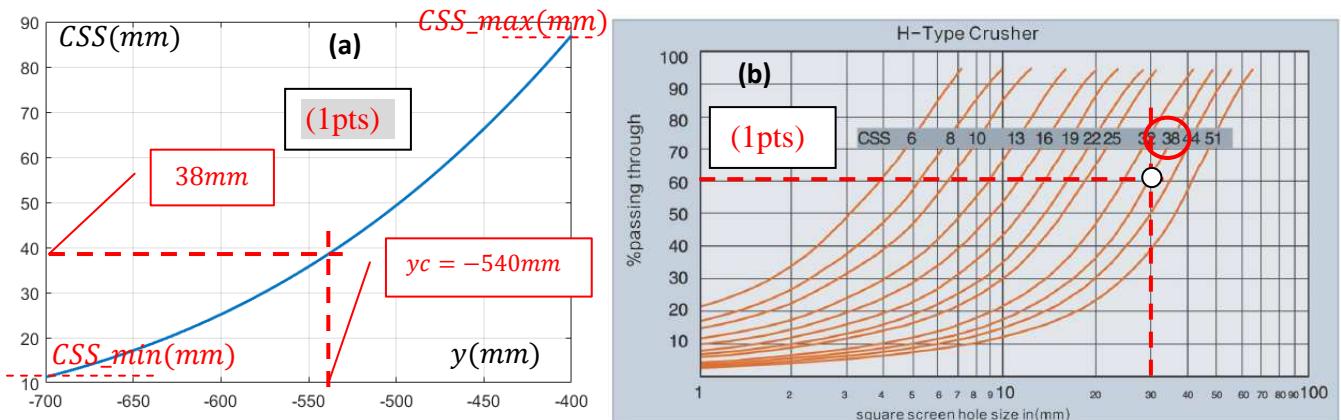
$$CSS = L_0 + r_4 \sin \theta_4 + y(t) \sin \theta_5 \quad (4pts)$$

Question 11 : (8pts)

D'après la courbe (a): $CSS_{min} = 12mm$ et $CSS_{max} = 87mm$ (2pts)

A partir de la courbe (b), On détermine $CSS = 38mm$ (2pts)

D'après la courbe (a), on détermine $y_c = -540mm$ (2pts)



(a) Evolution du CSS (Closed Side Set) en fonction de l'allongement y du vérin.

(b) Courbe de production de concasseur type PE400×600

Partie 2 : Vérification des performances du système de réglage de CSS

Masse équivalente ramenée sur l'axe du vérin :

Question 12 : (8pts)

$$\{\vartheta(S_4/R_0)\}_{G_4} = \left\{ \begin{array}{l} \vec{\Omega}(S_4/R_0) \\ \vec{V}(G_4 \in S_4/R_0) \end{array} \right\} \quad (2pts)$$

$$\vec{\Omega}(S_4/R_0) = \dot{\theta}_4 \vec{x}_0 \quad (3pts)$$

$$\vec{V}(G_4 \in S_4/R_0) = \vec{V}(O_1 \in S_4/R_0) + \vec{\Omega}(S_4/R_0) \wedge \overrightarrow{O_1 G_4} = -\dot{y}(t) \vec{y}_5 + \dot{\theta}_4 \vec{x}_0 \wedge -y_{G4} \vec{y}_4 = -\dot{y}(t) \vec{y}_5 - y_{G4} \dot{\theta}_4 \vec{z}_4 \quad (3pts)$$

$$\{\vartheta(S_4/R_0)\}_{G_4} = \left\{ \begin{array}{l} \dot{\theta}_4 \vec{x}_0 \\ -\dot{y}(t) \vec{y}_5 - y_{G4} \dot{\theta}_4 \vec{z}_4 \end{array} \right\}$$

Question 13 : (8pts)

$$\{C(S_4/R_0)\}_{G_4} = \begin{cases} m_4 \vec{V}(G_4 \in S_4/R_0) \\ \vec{\sigma}_{G4}(S_4/R_0) \end{cases} \quad (2\text{pts})$$

$$\vec{\sigma}_{G4}(S_4/R_0) = [I_{G4}] \vec{\Omega}(S_4/R_0) = A_4 \dot{\theta}_4 \vec{x}_0 \quad (3\text{pts})$$

$$m_4 \vec{V}(G_4 \in S_4/R_0) = -\mathbf{m}_4 (\dot{y}(t) \vec{y}_5 + y_{G4} \dot{\theta}_4 \vec{z}_4) \quad (3\text{pts})$$

$$\{C(S_4/R_0)\}_{G_4} = \begin{cases} -\mathbf{m}_4 (\dot{y}(t) \vec{y}_5 + y_{G4} \dot{\theta}_4 \vec{z}_4) \\ A_4 \dot{\theta}_4 \vec{x}_0 \end{cases}$$

Question 14 : (8pts)

$$E_c(\Sigma/R_0) = E_c(S_3/R_0) + E_c(S_4/R_0) + E_c(S_5/R_0) \quad (1\text{pt})$$

$$E_c(S_3/R_0) = \frac{1}{2} A_3 \dot{\theta}_3^2 \quad (1\text{pt})$$

$$E_c(S_5/R_0) = \frac{1}{2} m_5 \dot{y}(t)^2 \quad (1\text{pt})$$

$$E_c(S_4/R_0) = \frac{1}{2} \{ \vartheta(S_4/R_0) \}_{G_4} \otimes \{ C(S_4/R_0) \}_{G_4} = \frac{1}{2} \begin{Bmatrix} \dot{\theta}_4 \vec{x}_0 \\ -\dot{y}(t) \vec{y}_5 - y_{G4} \dot{\theta}_4 \vec{z}_4 \end{Bmatrix} \otimes \begin{Bmatrix} -m_4 (\dot{y}(t) \vec{y}_5 + y_{G4} \dot{\theta}_4 \vec{z}_4) \\ A_4 \dot{\theta}_4 \vec{x}_0 \end{Bmatrix}$$

$$E_c(S_4/R_0) = \frac{1}{2} \left(A_4 \dot{\theta}_4^2 + m_4 \left(\dot{y}(t)^2 + y_{G4}^2 \dot{\theta}_4^2 + 2y_{G4} \dot{y}(t) \dot{\theta}_4 \sin(\theta_5 - \theta_4) \right) \right) \quad (1\text{pt})$$

$$E_c(\Sigma/R_0) = \frac{1}{2} \left(m_5 \dot{y}(t)^2 + A_3 \dot{\theta}_3^2 + A_4 \dot{\theta}_4^2 + m_4 \left(\dot{y}(t)^2 + y_{G4}^2 \dot{\theta}_4^2 + 2y_{G4} \dot{y}(t) \dot{\theta}_4 \sin(\theta_5 - \theta_4) \right) \right) \quad (1\text{pt})$$

Soit encore :

$$E_c(\Sigma/R_0) = \frac{1}{2} (m_5 + m_4 + A_4 a_4^2 + A_3 a_3^2 + m_4 y_{G4}^2 a_4^2 + 2m_4 y_{G4} a_4 \sin(\theta_5 - \theta_4)) \dot{y}(t)^2 \quad (1\text{pt})$$

$$E_c(\Sigma/R_0) = \frac{1}{2} M_{eq} \dot{y}(t)^2$$

Avec :

$$M_{eq} = m_5 + m_4 + A_4 a_4^2 + A_3 a_3^2 + m_4 y_{G4}^2 a_4^2 + 2m_4 y_{G4} a_4 \sin(\theta_5 - \theta_4) \quad (2\text{pt})$$

Question 15 : (8pts)

$$\Delta M_{eq} = 681 - 651 = 30Kg \quad (4\text{pts})$$

L'hypothèse d'un système invariant n'est plus valable car la masse équivalente varie dans le domaine de fonctionnement du vérin. (4pts)

Asservissement de position du système de réglage de l'écartement CSS :

Modélisation du comportement du (Vérin + Masse équivalente)

Question 16 : (8pts)

Théorème de la résultante dynamique donne :

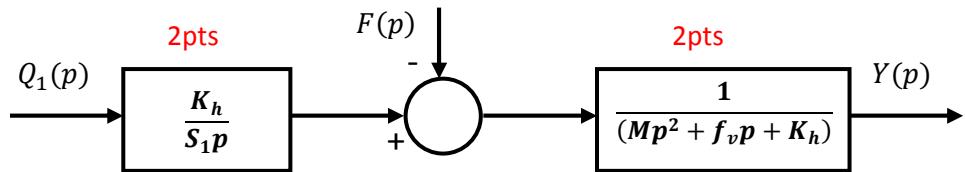
$$\vec{R}(\bar{M} \rightarrow M) = M\ddot{y}(t) \\ M\ddot{y}(t) = -K_h y(t) + K_h \int_0^t \frac{q_1(\tau)}{S_1} d\tau - f_v \frac{dy(t)}{dt} - F(t) \quad (4\text{pts})$$

Soit finalement :

$$M\ddot{y}(t) + f_v \frac{dy(t)}{dt} + K_h y(t) = K_h \int_0^t \frac{q_1(\tau)}{S_1} d\tau - F(t) \quad (4\text{pts})$$

Question 17 : (8pts)

$$Y(p)(Mp^2 + f_vp + K_h) = \frac{K_h Q_1(p)}{S_1 p} - F(p) \\ Y(p) = \frac{1}{(Mp^2 + f_vp + K_h)} \left(\frac{K_h Q_1(p)}{S_1 p} - F(p) \right) \quad (4\text{pts})$$

**Question 18 : (8pts)**

$$Q_1(p) = 0, F(p) = \frac{F_0}{p}$$

$$Y(p) = \frac{-F(p)}{(Mp^2 + f_vp + K_h)} = \frac{-F_0}{p(Mp^2 + f_vp + K_h)}$$

$$\Delta y = \lim_{p \rightarrow 0} pY(p) = \lim_{p \rightarrow 0} \frac{-F_0}{(Mp^2 + f_vp + K_h)} = -\frac{F_0}{K_h} \quad (4\text{pts})$$

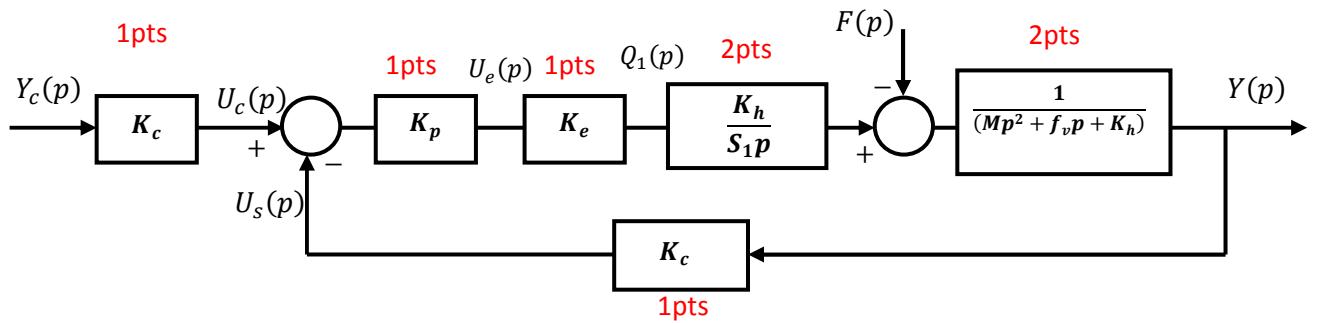
AN :

$$|\Delta y| = \frac{F_0}{K_h} = \frac{5 \cdot 10^2}{5 \cdot 10^6} = 10^{-4} m = 0,1 mm \quad (2\text{pts})$$

|\Delta y| = 0,1 mm > 0,05 mm → Cahier des charges non respecté (2pts=1+1)

Modélisation du système bouclé avec perturbation

Question 19 : (8pts)



Question 20 : (8pts)

$$Y_c(p) = 0,$$

$$P(p) = \frac{Y(p)}{F(p)} = -\frac{\frac{1}{(Mp^2 + f_vp + K_h)}}{1 + \frac{\frac{1}{(Mp^2 + f_vp + K_h)}}{\frac{K_h K_e K_p K_c}{S_1 p}}} = -\frac{p S_1}{K_h K_e K_p K_c + p S_1 (Mp^2 + f_vp + K_h)} \quad (8\text{pts})$$

Question 21 : (8pts)

$$* F(t) = F_0 u(t) \rightarrow F(p) = \frac{F_0}{p}$$

$$\Delta y = \lim_{p \rightarrow 0} pY(p) = \lim_{p \rightarrow 0} pP(p)F(p) = 0 \quad (3\text{pts})$$

$$* F(t) = F_0 t u(t) \rightarrow F(p) = \frac{F_0}{p^2}$$

$$|\Delta y| = \lim_{p \rightarrow 0} pY(p) = \lim_{p \rightarrow 0} pP(p)F(p) = \lim_{p \rightarrow 0} \frac{P(p)F_0}{p} = \frac{S_1 F_0}{K_h K_e K_p K_c} \quad (3\text{pts})$$

Afin de pallier à cette perturbation on utilise un correcteur à action intégrale : $C(p) = \frac{K_p}{p}$ (2pts)

Modélisation du système bouclé sans perturbation**Question 22 : (8pts)**

$$* FTBO(p) = \frac{25}{p(1+p)} \quad (2\text{pts})$$

* Classe 1 (3pts)

* Système précis (3pts)

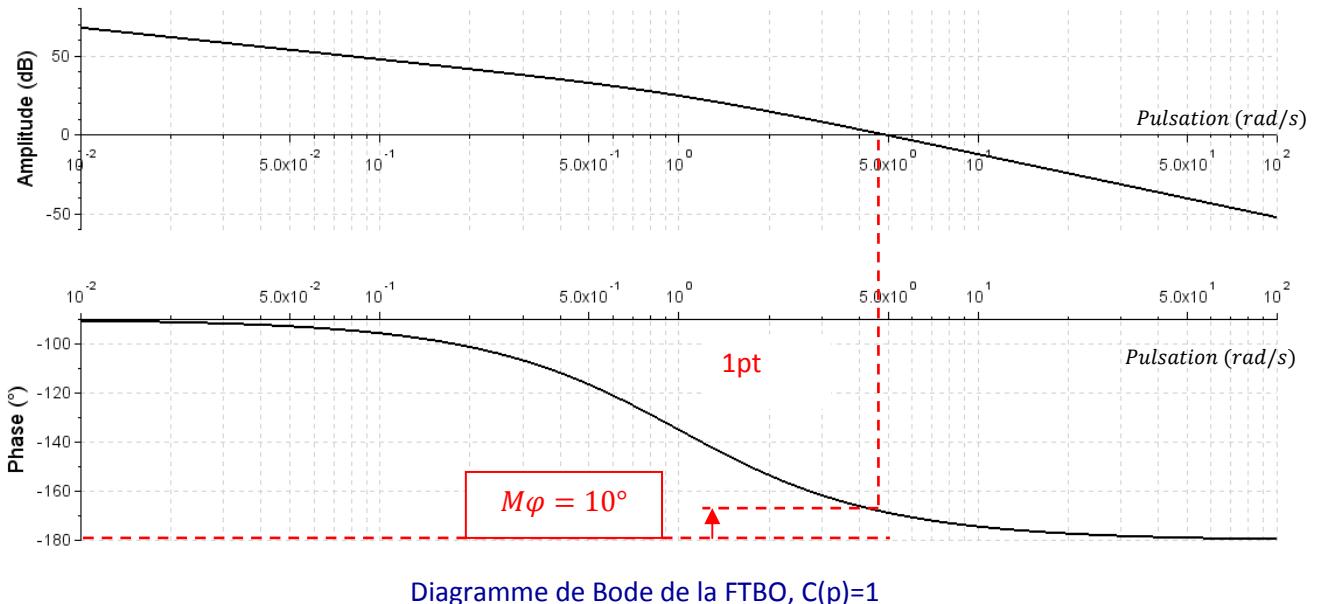
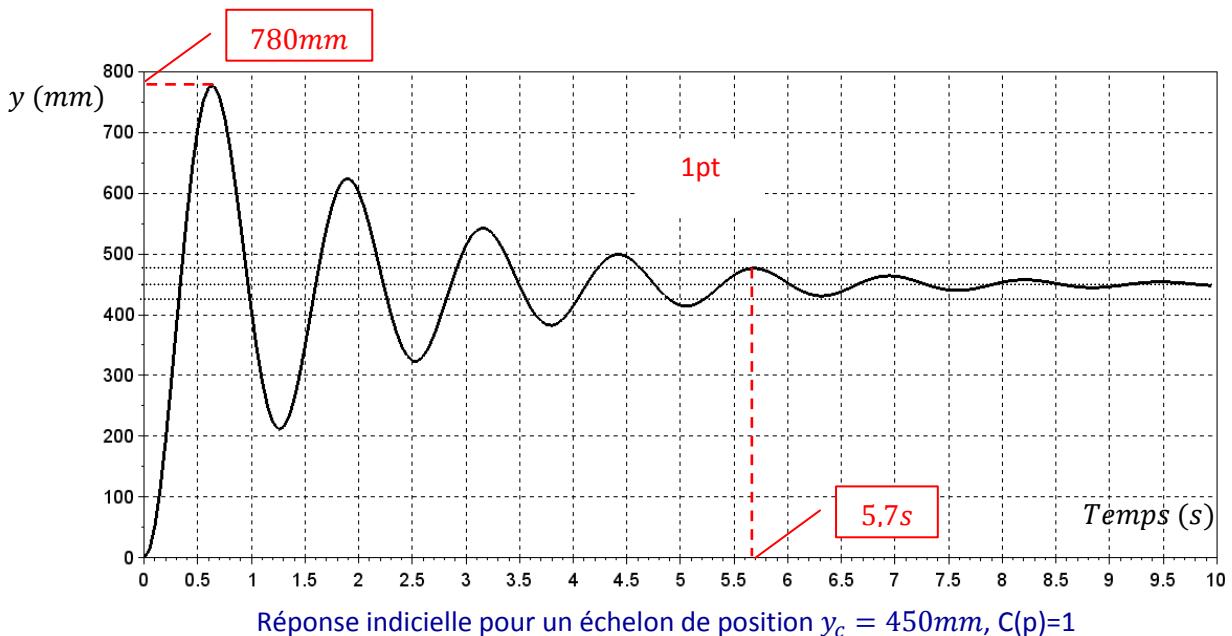
Question 23 : (8pts)

$t_{r5\%} \approx 5,7s \rightarrow$ cahier des charges non respecté (1,5pts=1+0,5)

$D\% \approx 100 \times \frac{780-450}{450} = 73,3\% \rightarrow$ cahier des charges non respecté (1,5pts=1+0,5)

$MG = +\infty \rightarrow$ cahier des charges respecté (1,5pts=1+0,5)

$M\varphi = 10^\circ < 45^\circ \rightarrow$ cahier des charges non respecté (1,5pts=1+0,5)

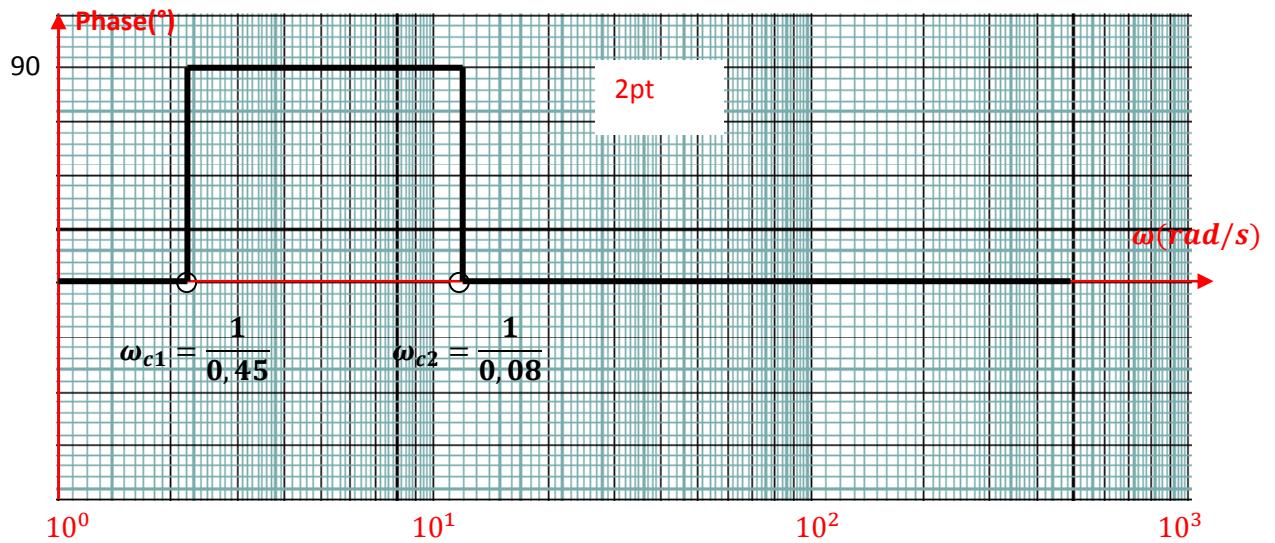
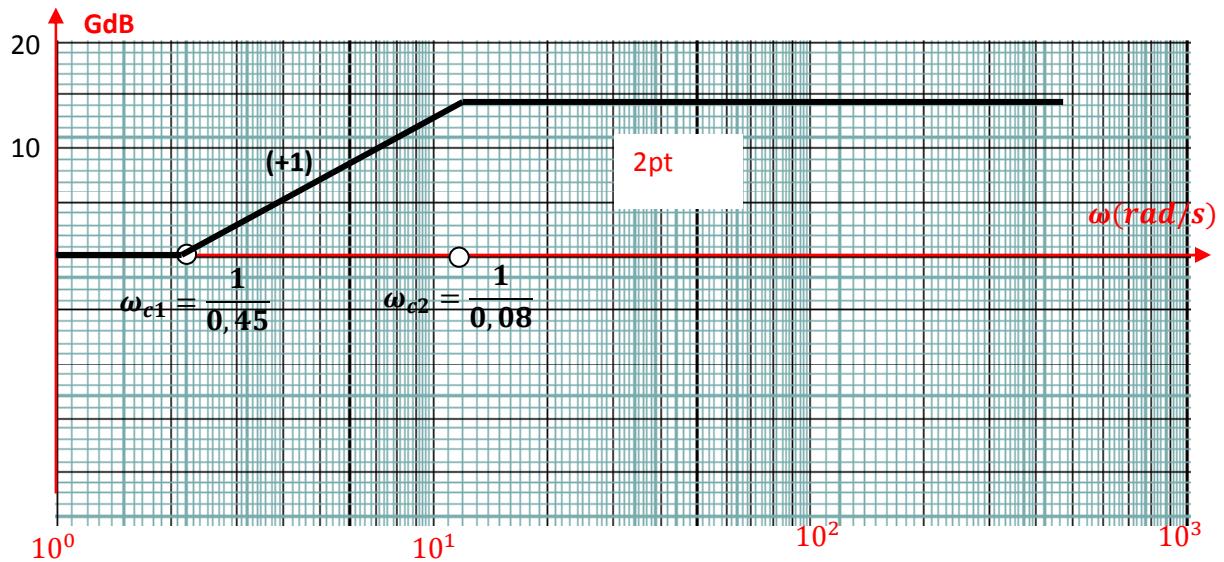


Question 24 : (8pts)

$$\omega_m = 5 \text{ rad/s} \text{ et } \varphi_m = 45^\circ \rightarrow \begin{cases} \frac{1}{\tau\sqrt{a}} = 5 \\ \frac{a-1}{a+1} = \frac{\sqrt{2}}{2} \end{cases} \rightarrow \begin{cases} \tau = \frac{1}{5\sqrt{a}} \\ a = \frac{2+\sqrt{2}}{2-\sqrt{2}} \end{cases}$$

$$\begin{cases} a \approx 5,6 \\ \tau \approx 0,08s \end{cases} \quad (4\text{pts})$$

$$C(p) = \frac{1 + a\tau p}{1 + \tau p} = \frac{1 + 0,45p}{1 + 0,08p}$$



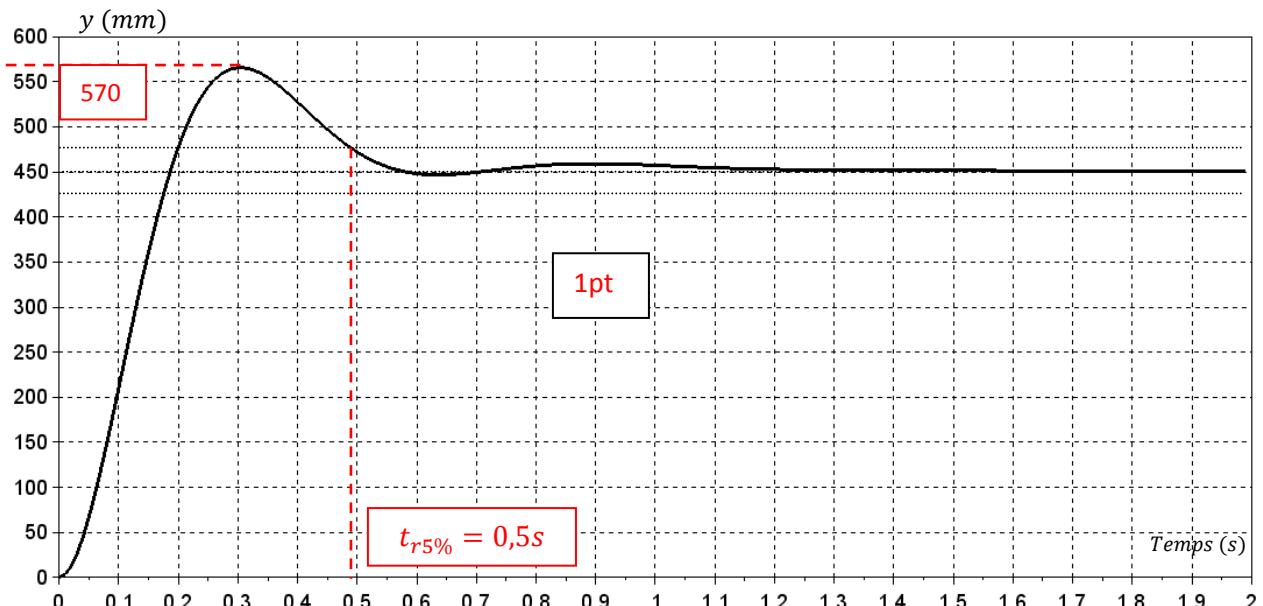
Question 25 : (8pts)

$t_{r5\%} \approx 0,5s \rightarrow$ cahier des charges respecté (1,5pts=1+0,5)

$D\% \approx 100 \times \frac{570-450}{450} = 26\% \rightarrow$ cahier des charges non respecté (1,5pts=1+0,5)

$MG = +\infty \rightarrow$ cahier des charges respecté (1,5pts=1+0,5)

$M\varphi = 50^\circ > 45^\circ \rightarrow$ cahier des charges respecté (1,5pts=1+0,5)



Réponse indicielle pour un échelon de position $y_c = 450\text{mm}$, $C(p) = \frac{1+0,47p}{1+0,08p}$

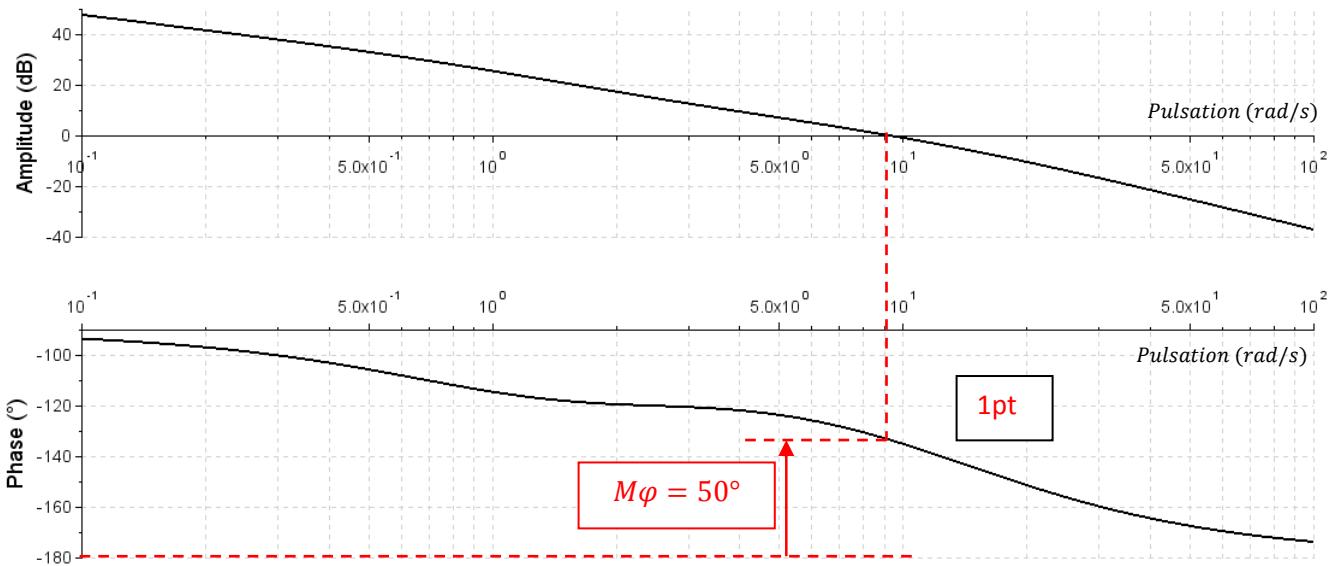


Diagramme de Bode de la FTBO, $C(p) = \frac{1+0,47p}{1+0,08p}$