Dernière mise à jour	Performances des systèmes	Denis DEFAUCHY
06/04/2016	asservis	

# Antenne parabolique

## Etude du moteur

Question 1: Exprimer ces équations dans le domaine de Laplace. Toutes les conditions initiales seront nulles, et considérées comme telles dans la suite de l'exercice.

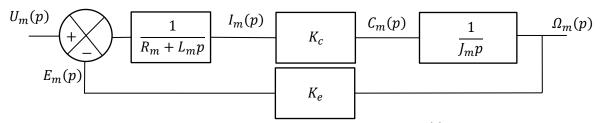
$$(1) \quad U_m(p) = E_m(p) + R_m I_m(p) + p L_m I_m(p)$$

$$(2) \quad E_m(p) = K_e \Omega_m(p)$$

$$(3) \quad C_m(p) = K_c I_m(p)$$

$$(4) \quad C_m(p) = p J_m \Omega_m(p)$$

### Question 2: Réaliser le schéma bloc du moteur.



Question 3: Déterminer la fonction de transfert  $H(p)=\frac{\Omega_m(p)}{U_m(p)}$ . Montrer que H(p) peut se mettre sous la forme canonique d'un second ordre et déterminer les expressions littérales de ses coefficients en fonction des constantes fournies.

$$H(p) = \frac{\Omega_{m}(p)}{U_{m}(p)}$$

$$H(p) = \frac{\frac{Kc}{J_{m}p(R_{m} + L_{m}p)}}{1 + \frac{KeKc}{J_{m}p(R_{m} + L_{m}p)}} = \frac{\frac{1}{Ke}}{1 + \frac{R_{m}J_{m}}{KeKc}p + \frac{L_{m}J_{m}}{KeKc}p^{2}} = \frac{K}{1 + \frac{2z}{\omega_{0}}p + \frac{\omega^{2}}{\omega_{0}}p^{2}}$$

$$K=rac{1}{Ke}$$
 ;  $\omega_0=\sqrt{rac{KeKc}{L_mJ_m}}$  ;  $z=rac{R_mJ_m}{2\sqrt{KeKcL_mJ_m}}$ 

Question 4: Exprimer le coefficient d'amortissement du système en fonction de  $au_e$  et  $au_m$ .

$$z = \frac{R_m J_m}{2\sqrt{KeKcL_m J_m}} = \frac{R_m J_m}{KeKc} \frac{\sqrt{KeKc}}{2\sqrt{L_m J_m}} = \frac{1}{2} \frac{R_m J_m}{KeKc} \sqrt{\frac{KeKc}{L_m J_m}}$$
$$z = \frac{1}{2} \frac{\tau_m}{\sqrt{\tau_e \tau_m}} = \frac{1}{2} \sqrt{\frac{\tau_m}{\tau_e}}$$

Dernière mise à jour	Performances des systèmes	Denis DEFAUCHY
06/04/2016	asservis	

## Question 5: Conclure sachant que $au_e \ll au_m$

$$z = \frac{1}{2} \sqrt{\frac{\tau_m}{\tau_e}} \gg 1$$

Le système ne présentera pas de dépassement à un échelon.

Question 6: Montrer alors que la fonction de transfert du moteur peut s'écrire  $H(p) \approx \frac{K}{(1+\tau_e p)(1+\tau_m p)}$ .

$$(1 + \tau_e p)(1 + \tau_m p) = 1 + (\tau_e + \tau_m)p + \tau_e \tau_m p^2 = 1 + \tau_m p + \tau_e \tau_m p^2 \operatorname{si} \tau_e \ll \tau_m$$

$$1 + \tau_m p + \tau_e \tau_m p^2 = 1 + \frac{R_m J_m}{k_e k_c} p + \frac{L_m}{R_m} \frac{R_m J_m}{k_e k_c} p^2 = 1 + \frac{R_m J_m}{k_e k_c} p + \frac{L_m J_m}{k_e k_c} p^2$$

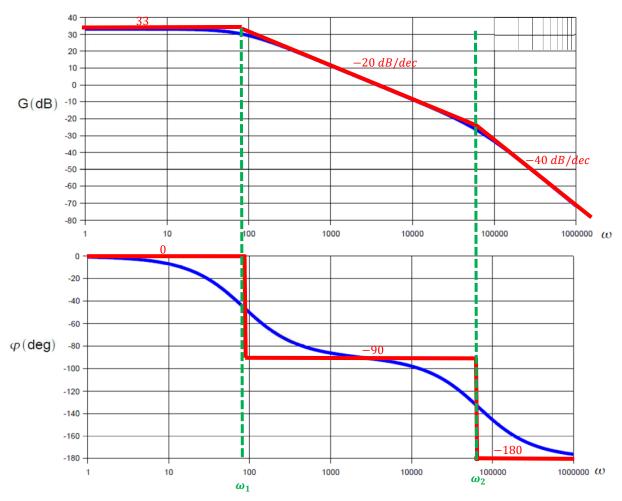
$$H(p) = \frac{\frac{1}{Ke}}{1 + \frac{R_m J_m}{KeKc} p + \frac{L_m J_m}{KeKc} p^2} \approx \frac{\frac{1}{Ke}}{(1 + \tau_e p)(1 + \tau_m p)}$$

Dernière mise à jour	Performances des systèmes	Denis DEFAUCHY
06/04/2016	asservis	

Question 7: Tracer les asymptotes sur le tracé ci-dessus, identifier les constantes inconnues et préciser sur les diagrammes l'ensemble des caractéristiques connues à ce stade (pulsations, pentes, valeurs).

Le système a un gain  $K_{BF}=rac{1}{Ke}$ . Ke est donné dans l'énoncé, mais on peut vérifier que tout est bon.

$$K_{BF} = \frac{1}{Ke} = \frac{1}{0.022} = 45$$
 ;  $20 \log 45 = 33$ 



On identifie les pulsations sur le diagramme :

$$\begin{split} \omega_1 &= 10^{1+0.91} \approx 80 \, rad. \, s^{-1} \\ \tau_m &= \frac{1}{\omega_1} = 0.0125 \\ \omega_2 &= 10^{4+0.81} \approx 65\,000 \, rad. \, s^{-1} \end{split}$$

Dernière mise à jour	Performances des systèmes	Denis DEFAUCHY
06/04/2016	asservis	

## Question 8: Justifier à postériori que $au_e \ll au_m$ et en déduire $J_m$ et $L_m$ .

$$\tau_m = \frac{1}{\omega_1} = 0.0125$$

$$\tau_e = \frac{1}{\omega_2} = 1.5 \cdot 10^{-5}$$

$$\frac{\tau_e}{\tau_m} = \frac{1.5 \cdot 10^{-5}}{0.0125} = \frac{12}{1000}$$

$$\tau_e \ll \tau_m$$

$$\tau_e = \frac{L_m}{R_m} = 1,25.\,10^{-5}\,s$$
 
$$L_m = \tau_e R_m = 1,5.\,10^{-5} * 9,1 = 1,1.\,10^{-4} = 0,14\,mH$$

$$\tau_m = \frac{R_m J_m}{k_e k_c} = 0,0125$$
 
$$J_m = \frac{\tau_m k_e k_c}{R_m} = \frac{0,0125 * 0,022 * 0,022}{9,1} = 0,6.10^{-6} \, kg.m^2$$

# Question 9: Justifier le fait que la fonction $\omega_m(t)$ aura une pente à l'origine horizontale.

$$U_m(p) = \frac{U_0}{p}$$

Réponse d'un système du second ordre à un échelon : on sait que la pente à l'origine est nulle.

$$\Omega_m(p) = H(p)U_m(p) = H(p)\frac{U_0}{p}$$
  
 
$$\mathcal{L}(\omega_m'(t)) = p\Omega_m(p) = H(p)U_0$$

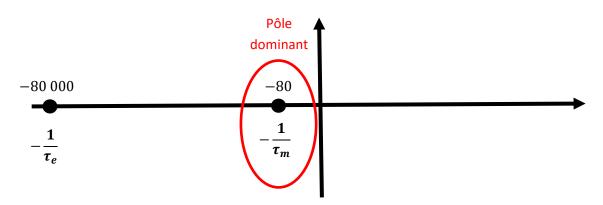
$$\omega_{m}'(0) = \lim_{p \to +\infty} p \mathcal{L}(\omega_{m}'(t)) = \lim_{p \to +\infty} p H(p) U_{0}$$

$$\omega_{m}'(0) = \lim_{p \to +\infty} \frac{p K U_{0}}{1 + \frac{2z}{\omega_{0}} p + \frac{\omega^{2}}{\omega_{0}} p^{2}} = \lim_{p \to +\infty} \frac{p K U_{0}}{\frac{\omega^{2}}{\omega_{0}} p^{2}} = 0$$

Dernière mise à jour	Performances des systèmes	Denis DEFAUCHY
06/04/2016	asservis	

Question 10: Justifier le fait que le moteur puisse être assimilé à un système du premier ordre pour étudier sa réponse indicielle

Etude des pôles :



Le pôle dominant est  $-\frac{1}{\tau_m}$ , donc on peut proposer une réduction de modèle pour H(p) :

$$H(p) = \frac{K}{(1+\tau_e p)(1+\tau_m p)} \underset{\tau_{\tau_5 \%}}{\sim} \frac{K}{1+\tau_m p}$$

Question 11: Déterminer l'expression analytique de  $\omega_m(t)$  en fonction de K,  $au_m$  et  $U_0$ .

$$H(p) = \frac{K}{1 + \tau_m p}$$

$$\Omega_m(p) = \frac{K}{1 + \tau_m p} E(p) = \frac{K}{1 + \tau_m p} \frac{U_0}{p} = K U_0 \frac{1}{p(1 + \tau_m p)}$$

$$\Omega_m(p) = K U_0 \left(\frac{1}{p} - \frac{\tau_m}{1 + \tau_m p}\right) = K U_0 \left(\frac{1}{p} - \frac{1}{\frac{1}{\tau_m} + p}\right)$$

$$\omega_m(t) = K U_0 \left(1 - e^{-\frac{t}{\tau_m}}\right) u(t)$$

Question 12: Montrer que le moteur n'excède pas sa valeur limite de rotation de  $8000 \ tr.min^{-1}$ .

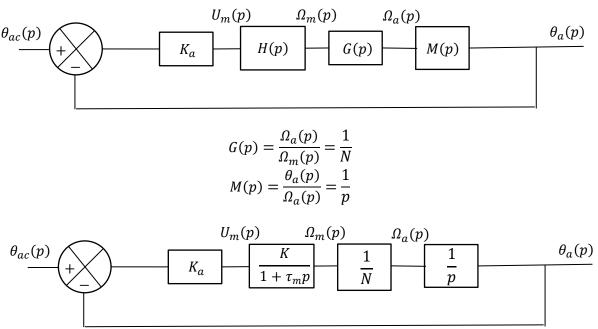
On sait qu'on tend vers  $KU_0$ 

$$\begin{split} U_0 &= 18 \, V \\ K &= 45 \\ \lim_{t \to +\infty} \omega_m(t) = \lim_{p \to 0} p \Omega_m(p) = \lim_{p \to 0} \left( p \frac{K}{1 + \tau_m p} \frac{U_0}{p} \right) = \lim_{p \to 0} \left( \frac{K U_0}{1 + \tau_m p} \right) = K U_0 \\ \lim_{t \to +\infty} \omega_m(t) &= 45 * 18 = 810 \, rad. \, s^{-1} = 810 * \frac{60}{2\pi} = 7735 \, tr. \, min^{-1} < 8000 \, tr. \, min^{-1} \end{split}$$

Dernière mise à jour	Performances des systèmes	Denis DEFAUCHY
06/04/2016	asservis	

# Schéma bloc du système

### Question 13: Déterminer l'expression de G(p) et M(p)



Question 14: Déterminer la fonction de transfert  $\frac{\theta_a(p)}{\theta_{ac}(p)}$ , montrer que c'est une fonction du second ordre, et déterminer l'expression littérale de son gain  $K_T$ , de son coefficient d'amortissement  $z_T$  et de sa pulsation propre  $\omega_{0T}$ .

$$\frac{\theta_{a}(p)}{\theta_{ac}(p)} = \frac{\frac{K_{a}K}{(1+\tau_{m}p)Np}}{1+\frac{K_{a}K}{(1+\tau_{m}p)Np}} = \frac{K_{a}K}{(1+\tau_{m}p)Np+K_{a}K}$$

$$\frac{\theta_{a}(p)}{\theta_{ac}(p)} = \frac{1}{1+\frac{N}{K_{a}K}p+\frac{N\tau_{m}}{K_{a}K}p^{2}} = \frac{K_{T}}{1+\frac{2z_{T}}{\omega_{0_{T}}}p+\frac{p^{2}}{\omega_{0_{T}}^{2}}}$$

$$K_{T} = 1$$

$$\omega_{0T} = \sqrt{\frac{K_a K}{N \tau_m}}$$

$$z_T = \frac{1}{2} \omega_{0T} \frac{N}{K_a K} = \frac{1}{2} \sqrt{\frac{K_a K}{N \tau_m}} \frac{N}{K_a K} = \frac{1}{2} \sqrt{\frac{N}{K_a K \tau_m}}$$

Dernière mise à jour	Performances des systèmes	Denis DEFAUCHY
06/04/2016	asservis	

# Validation des performances

Question 15: Montrer que le système vérifie le critère d'écart de positionnement du cahier des charges.

#### 3 solutions:

- Théorème de la valeur finale
- Gain de 1
- FTBO de classe 1 et retour unitaire, donc  $K_T = 1$ , l'écart statique est nul.

Le cahier des charges précise un écart de  $\pm 0.1^{\circ}$ .

Question 16: Déterminer  $K_a$  pour que le système puisse satisfaire le critère de temps de réponse du cahier des charges.

Temps de réponse le plus faible, il faut 
$$z_T = \frac{\sqrt{2}}{2}$$
 
$$\frac{1}{2} \sqrt{\frac{N}{K_a K \tau_m}} = z_T$$
 
$$K_a = \frac{N}{4K \tau_m z_T^2} = \frac{23328}{4*45*0,012*\left(\frac{\sqrt{2}}{2}\right)^2} = \frac{23328}{2*45*0,012} = 21\ 600\ V.\ rad^{-1}$$