

NOM, PRENOM:

SIGNATURE:

Aucune feuille annexe

SVP

	1
1	
2	
3	
4	
5	

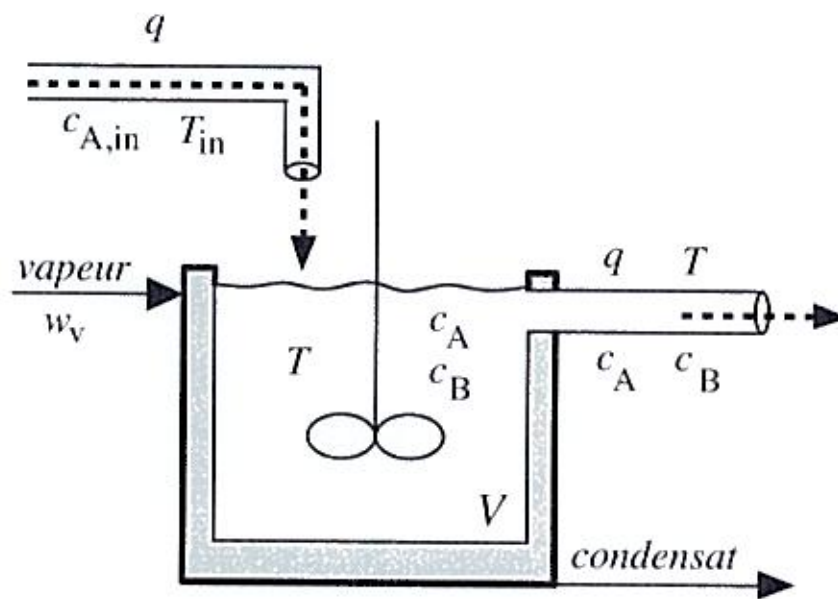


Figure 1. Réacteur agité continu chauffé par de la vapeur

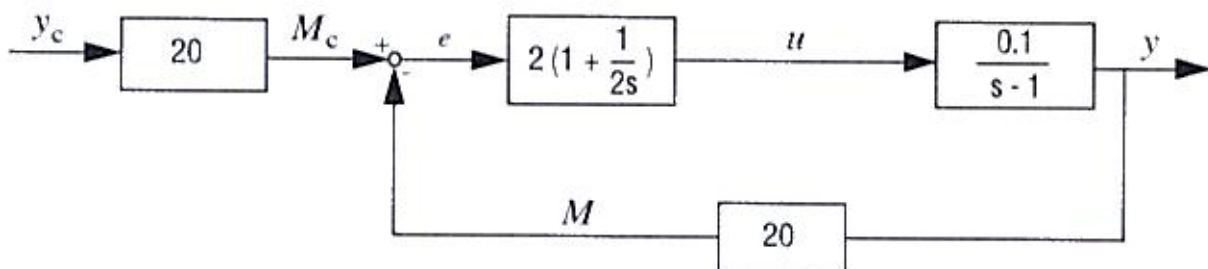


Figure 2. Schéma fonctionnel d'un système bouclé

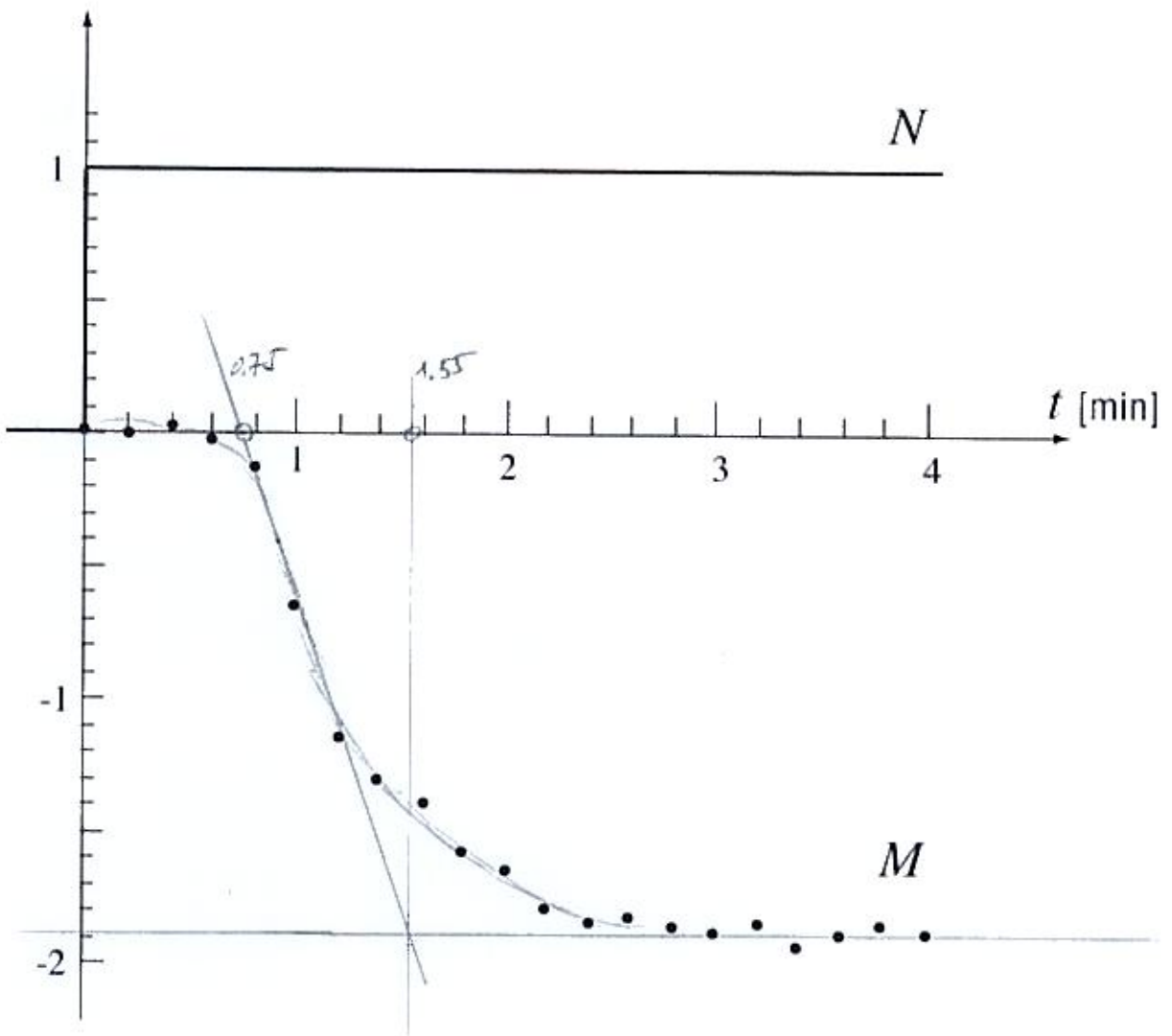


Figure 3. Réponse indicielle échantillonnée

Problème 1 (Modélisation)

Soit un réacteur agité à marche continue dans lequel a lieu la réaction endothermique $2A \rightarrow B$ caractérisée par la vitesse de réaction $r = k_0 \exp\left(\frac{-E_a}{RT}\right) c_A^2$ (figure 1). Le débit d'alimentation q et sa concentration $c_{A,in}$ sont constants, par contre la température T_{in} varie en fonction des opérations en amont. Le réacteur est chauffé par la condensation de la vapeur dans le manteau du réacteur (enthalpie de vaporisation ΔH_v en J/kg). Le débit massique de vapeur w_v est la grandeur manipulable pour réguler la température T du réacteur. Le volume du réacteur V est constant. On considère que le manteau de chauffage est isolé vers l'extérieur et que toute la chaleur résultant de la condensation de la vapeur est transmise au milieu réactionnel.

- a) Modéliser ce système dynamique.
 - b) Représenter schématiquement ce système dynamique en indiquant clairement les variables d'entrée, de perturbation, d'état et de sortie.
-

Réponse :

(Si nécessaire, continuez au verso)

Problème 2 (Commande)

Pour le réacteur agité décrit au problème 1, on a identifié les fonctions de transfert suivantes :

$$\frac{T(s)}{W_v(s)} = \frac{10}{(20s+1)(2s+1)} \quad \left[\frac{^{\circ}\text{C min}}{\text{kg}} \right]$$

$$\frac{T(s)}{T_{in}(s)} = \frac{1}{(20s+1)(s+1)} \quad [-]$$

- a) Dimensionner un régulateur PID pour réguler T en manipulant w_v .
 - b) Dimensionner une loi de commande feedforward *statique* pour rejeter la perturbation T_{in} .
-

Réponse :

(Si nécessaire, continuez au verso)

Problème 3 (Modèle d'état)

Un système à commander avec l'entrée u et la sortie y a été modélisé comme suit :

$$\ddot{y} + 2\dot{y} + y^2 = u \qquad y(0) = 1 \qquad \dot{y}(0) = 0$$

Le point de fonctionnement correspond à $\bar{u} = 1$ et $\bar{y} = 1$.

L'actionneur, qui transforme le signal électrique N en le signal d'entrée u , peut être considéré comme un élément dynamique linéaire du premier ordre caractérisé par un gain statique de 2 et une constante de temps de 2 s.

Le capteur, qui transforme le signal de sortie y en le signal électrique M , est un élément statique de gain 0.5.

- a) Ecrire un modèle d'état linéaire pour le système dynamique avec l'entrée u et la sortie y .
 - b) Ecrire un modèle d'état linéaire pour le système global avec l'entrée N et la sortie M .
-

Réponse :

(Si nécessaire, continuez au verso)

Problème 4 (Divers)

a) Calculer la transformée de Laplace de

$$u(t) = \begin{cases} 0 & t < 0 \\ e^t & 0 \leq t < 2 \\ 0 & t \geq 2 \end{cases}$$

b) Pour $Y(s) = \frac{2}{s(s+1)^2}$, calculer $y(t)$.

c) Pour le schéma fonctionnel donné à la figure 2, calculer $\frac{Y(s)}{Y_c(s)}$.

d) Un système commandé par un régulateur *PI* possède la fonction de transfert en boucle fermée suivante :

$$\frac{Y(s)}{Y_c(s)} = \frac{K_R(2s+1)}{s^2 + (2K_R - 1)s + K_R}$$

Pour quelles valeurs de K_R ce système bouclé est-il stable ?

Réponse :

(Si nécessaire, continuez au verso)

Problème 5 (Régulateur *PI*)

La réponse indicielle échantillonnée d'un système à commander est donnée à la figure 3 (N : signal électrique à la sortie du régulateur, M : signal électrique de mesure).

- a) Identifier le gain statique et la constante de temps dominante de ce système.
 - b) Dimensionner un régulateur *PI* pour ce système.
-

Réponse :

(Si nécessaire, continuez au verso)

Problème 1

a) Bilans de matière: -

$$V \frac{dc_A}{dt} = q(c_{A_{in}} - c_A) - 2V k_0 e^{-\frac{E_A}{RT}} c_A^2 \quad \left[\frac{\text{mol}}{\text{s}} \right]$$

$$V \frac{dc_B}{dt} = -q c_B + V k_0 e^{-\frac{E_A}{RT}} c_A^2 \quad \left[\frac{\text{mol}}{\text{s}} \right]$$

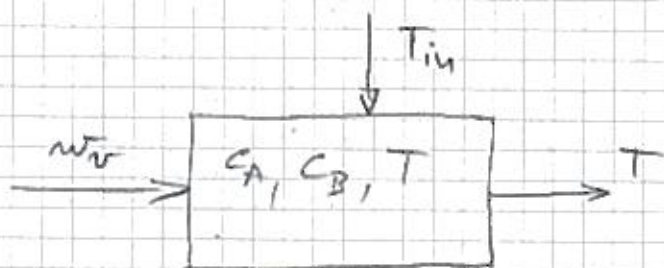
Bilan d'énergie:

$$V \rho c_p \frac{dT}{dt} = q \rho c_p (T_{in} - T) - \Delta H_r V k_0 e^{-\frac{E_A}{RT}} c_A^2 + w_v \Delta H_v$$

$[W]$
 $\left[\frac{J}{\text{mol}} \right] [l] \left[\frac{\text{mol}}{l \cdot s} \right]^2$
 $\left[\frac{\text{kg}}{\text{s}} \right] \left[\frac{J}{\text{kg}} \right]$

(0.5)

b)



(0.5)

Problème 2

a) $\frac{T(s)}{w_v(s)} = \frac{10}{(20s+1)(2s+1)}$ système à commander

Spécification du système bouclé: $G_{BF}(s) = \frac{1}{10s+1}$

Regulateur PID (polycopié p. 176):

$$K_P = \frac{\tau_1 + \tau_2}{K G_{BF}} = \frac{20 + 2}{10 \cdot 10} = 0.22 \quad \frac{\text{kg}}{\text{min} \cdot ^\circ\text{C}}$$

$$\tau_I = \tau_1 + \tau_2 = 22 \quad \text{min}$$

$$\tau_D = \frac{\tau_1 \tau_2}{\tau_1 + \tau_2} = \frac{20 \cdot 2}{20 + 2} = 1.8 \quad \text{min}$$

(0.5)

b) $G^{FF} = -\frac{G_L}{G_p} = -\frac{T(s)}{T_{in}(s)} \frac{w_v(s)}{T(s)} = -\frac{(2s+1)}{10(s+1)}$ $K^{FF} = -\frac{1}{10} = -0.1$

Loi FF statique $\| \delta w_v(s) = -0.1 \delta T_{in}(s) \|$

(0.5)

Problème 3

a) $\ddot{y} + 2\dot{y} + y^2 = u$ $y(0) = 1$ $\dot{y}(0) = 0$

Linéarisation du terme NL : $y^2 \approx \bar{y}^2 + 2\bar{y}\delta y$

$$\Rightarrow \delta \ddot{y} + 2\delta \dot{y} + (1 + 2\delta y) = 1 + \delta u \quad \bar{a} \begin{cases} \bar{u} = 1 \\ \bar{y} = 1 \end{cases}$$

0.25

Modèle d'état :

$$\begin{cases} x_1 = \delta y \\ x_2 = \delta \dot{y} \end{cases}$$

$$\begin{cases} \dot{x}_1 = x_2 \\ \dot{x}_2 = -2x_2 - 2x_1 + \delta u \end{cases}$$

$$\delta y = x_1$$

0.25

$$A = \begin{pmatrix} 0 & 1 \\ -2 & -2 \end{pmatrix}$$

$$b = \begin{pmatrix} 0 \\ 1 \end{pmatrix}$$

$$c^T = (1 \ 0)$$

b) $\frac{U(s)}{N(s)} = \frac{2}{2s+1} \iff 2\delta u + \delta u = 2N$

$$x_3 = \delta u$$

$$\dot{x}_3 = -\frac{x_3}{2} + N$$

0.25

$$\frac{M(s)}{Y(s)} = 0.5$$

$$M = 0.5 \delta y$$

Modèle d'état global :

$$\begin{cases} \dot{x}_1 = x_2 \\ \dot{x}_2 = -2x_2 - 2x_1 + x_3 \\ \dot{x}_3 = -\frac{x_3}{2} + N \end{cases}$$

$$M = 0.5 x_1$$

0.25

$$A = \begin{pmatrix} 0 & 1 & 0 \\ -2 & -2 & 1 \\ 0 & 0 & -\frac{1}{2} \end{pmatrix}$$

$$b = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \end{pmatrix}$$

$$c^T = (0.5 \ 0 \ 0)$$

Probleme 4

$$\begin{aligned} \text{a) } U(s) &= \int_0^2 e^t e^{-st} dt = \int_0^2 e^{(1-s)t} dt = \frac{1}{1-s} e^{(1-s)t} \Big|_0^2 \\ &= \frac{1}{1-s} \left[e^{2(1-s)} - 1 \right] = \frac{1 - e^{2(1-s)}}{s-1} \end{aligned} \quad (0.25)$$

$$\text{b) } Y(s) = \frac{2}{s(s+1)^2} = \frac{A}{s} + \frac{B}{s+1} + \frac{C}{(s+1)^2}$$

$$A = \lim_{s \rightarrow 0} \frac{2}{(s+1)^2} = 2$$

$$C = \lim_{s \rightarrow -1} \frac{2}{s} = -2$$

$$B = \lim_{s \rightarrow -1} \frac{d}{ds} \left[\frac{2}{s} \right] = \lim_{s \rightarrow -1} -\frac{2}{s^2} = -2$$

$$\begin{aligned} \Rightarrow y(t) &= 2\varepsilon(t) - 2\varepsilon(t)e^{-t} - 2\varepsilon(t)te^{-t} \\ &= 2\varepsilon(t) \left[1 - e^{-t} - te^{-t} \right] \end{aligned} \quad (0.25)$$

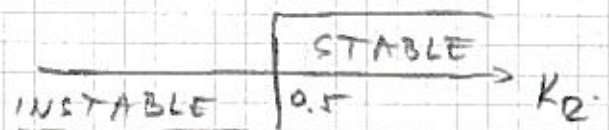
$$\text{c) } \frac{Y(s)}{U(s)} = \frac{20 \cdot \frac{2s+1}{s} \cdot \frac{0.2}{s-1}}{1 + 20 \cdot \frac{2s+1}{s} \cdot \frac{0.1}{s-1}} = \frac{2(2s+1)}{s^2 - s + 2(2s+1)} = \frac{2(2s+1)}{s^2 + 3s + 2} \quad (0.25)$$

d) Equation caractéristique: $s^2 + (2K_R - 1)s + K_R = 0$

Condition nécessaire et suffisante:

$$\bullet 2K_R - 1 > 0 \quad K_R > 0.5$$

$$\bullet K_R > 0$$



(0.25)

Problème 5

a) Gain statique $K = \frac{\Delta M}{\Delta N} = \frac{-1.9}{1} = -1.9$

Retard pur : $\theta = 0,75 \text{ min}$

Constante de temps : $\tau = 1,55 - 0,75 = 0,8 \text{ min}$ (0,5)

b) Régulateur PI (selon Z-N):

$$K_P = 0,9 \frac{\tau}{\theta K} = 0,9 \frac{0,8}{0,75 (-1,9)} = -0,51$$

$$\tau_I = 3,33 \theta = 3,33 \cdot 0,75 = 2,50 \text{ min}$$
 (0,5)