# Modéliser le comportement linéaire et non linéaire des systèmes multiphysiques

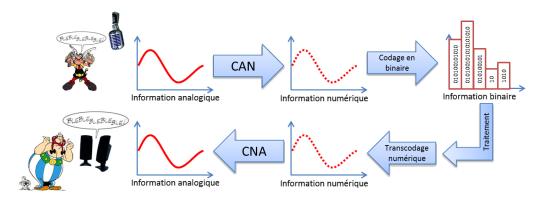
Chapitre 2 – Définitions préliminaires et détermination des performances

l'Ingénieur

## **Définitions**

## Définition Informations analogiques et numériques

- ☐ Une information analogique peut prendre, de manière continue, toutes les valeurs possibles dans un intervalle donné. Un signal analogique peut être représenté par une courbe continue. Les grandeurs physiques (température, vitesse, position, tension, ...) sont des informations analogiques.
- ☐ Une information numérique sous la forme d'un mot binaire est constituée de plusieurs bits (variables binaires 0/1). Cette information numérique est en général issue d'un traitement (échantillonnage et codage) d'une information analogique. On parle de conversion analogique numérique (CAN).



#### Définition Systèmes automatiques ou asservis

Un système asservi est commandé par une (ou des) entrée(s) qu'il transforme en **grandeur(s)** de sortie. Les entrées sont de deux types :

- la loi de consigne e(t) est une grandeur de commande qui est modifiable:
- la perturbation : c'est une entrée parasite qui nuit au bon fonctionnement du système. On ne peut pas modifier les perturbations.

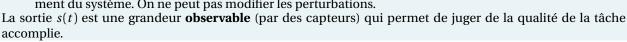


Entrée e(t)

Perturbations

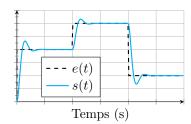
Système asservi

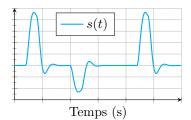
Sortie s(t)



#### Définition Systèmes suiveurs et régulateurs

- $\square$  Pour un système suiveur la consigne e(t) fluctue au cours du temps. Le système doit faire son possible pour qu'à chaque instant la cible soit suivie.
- $\square$  Pour un système régulateur la consigne e(t) est constante. Les perturbations font varier la position du système. Il doit donc de façon automatique revenir à la position commandée.





# Performance des systèmes – Critères graphiques

# **Définition** Précision en position – Écart statique $\varepsilon_S$

Le système est piloté par un échelon. On définit alors l'écart statique  $\varepsilon_S$  comme l'écart entre la consigne fixe et la réponse s(t) en régime permanent.



#### Définition Précision en vitesse $\varepsilon_V$

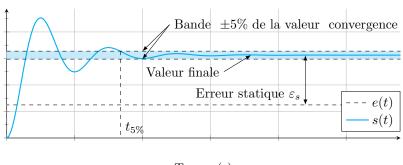
Encore appelé écart de traînage ou écart de poursuite, il représente la différence entre une consigne variable de type rampe et la réponse en régime permanent.

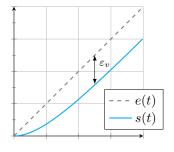
#### Définition Rapidité

La rapidité est caractérisée par le temps que met le système à réagir à une variation brusque de la grandeur d'entrée (temps de réponse). Cette notion est fortement liée à la notion de précision dynamique.

## **Méthode Détermination du temps de réponse à** n% (En pratique n = 5).

- 1. Tracer sur le même graphe la consigne e(t) et la réponse du système s(t).
- 2. Tracer la droite correspondant à la valeur asymptotique de s(t).
- 3. Tracer la bande correspondant à une variation de  $\pm n\%$  de la valeur asymptotique.
- 4. Relever la dernière valeur à partir de laquelle s(t) coupe la bande et n'en sort plus.





Temps (s)

Temps (s)

#### Définition Stabilité

La stabilité traduit la propriété de convergence temporelle asymptotique vers un état d'équilibre.

# Modéliser le comportement linéaire et non linéaire des systèmes multiphysiques

Chapitre 2 – Modéliser les systèmes asservis – Transformée de Laplace

Sciences
Industrielles de
l'Ingénieur

# 1 Définitions

#### Définition Conditions de Heavisde - Fonction causale - Conditions initiales nulles

Une fonction temporelle f(t) vérifie les conditions de Heaviside lorsque les dérivées successives nécessaires à la résolution de l'équation différentielle sont nulles pour  $t=0^+$ :

$$f(0^+) = 0$$
  $\frac{\mathrm{d}f(0^+)}{\mathrm{d}t} = 0$   $\frac{\mathrm{d}^2f(0^+)}{\mathrm{d}t^2} = 0...$ 

On parle de conditions initiales nulles.

# Définition Transformée de Laplace

À toute fonction du temps f(t), nulle pour  $t \le 0$  (fonction causale), on fait correspondre une fonction F(p) de la variable complexe p telle que :

$$\mathcal{L}[f(t)] = F(p) = \int_{0+}^{\infty} f(t)e^{-pt} dt.$$

On note  $\mathcal{L}\big[f(t)\big]$  la transformée directe et  $\mathcal{L}^{-1}\big[F(p)\big]$  la transformée inverse.

De manière générale on note  $\mathcal{L}[f(t)] = F(p)$ ,  $\mathcal{L}[e(t)] = E(p)$ ,  $\mathcal{L}[s(t)] = S(p)$ ,  $\mathcal{L}[\omega(t)] = \Omega(p)$ ,  $\mathcal{L}[\theta(t)] = \Theta(p)$  ...

## Résultat Dérivation

 $\text{Dans les conditions de Heaviside}: \mathscr{L}\left[\frac{df(t)}{dt}\right] = pF(p) \quad \mathscr{L}\left[\frac{d^2f(t)}{dt^2}\right] = p^2F(p) \quad \mathscr{L}\left[\frac{d^nf(t)}{dt^n}\right] = p^nF(p).$ 

En dehors des conditions de Heaviside, la transformée de Laplace d'une dérivée première est donnée par  $\mathcal{L}\left[\frac{df(t)}{dt}\right] = pF(p) - f(0^+)$ .

#### Définition Transformées usuelles

Domaine temporel $f(t)$	Domaine de Laplace $F(p)$	Domaine temporel $f(t)$	Domaine de Laplace $F(p)$
Dirac $\delta(t)$	F(p) = 1	Échelon $u(t) = k$	$\mathbf{U}(\mathbf{p}) = \frac{\mathbf{k}}{\mathbf{p}}$
Fonction linéaire $f(t) = t$	$F(p) = \frac{1}{p^2}$	Puissances $f(t) = t^n \cdot u(t)$	$F(p) = \frac{n!}{p^{n+1}}$
$f(t) = \sin(\omega_0 t) \cdot u(t)$	$F(p) = \frac{\omega_0}{p^2 + \omega_0^2}$	$f(t) = \cos(\omega_0 t) \cdot u(t)$	$F(p) = \frac{p}{p^2 + \omega_0^2}$
$f(t) = e^{-at} \cdot u(t)$	$F(p) = \frac{1}{p+a}$	$f(t) = e^{-at} \sin(\omega_0 t) \cdot u(t)$	$F(p) = \frac{\omega_0}{\left(p+a\right)^2 + \omega_0^2}$
$f(t) = t^n e^{-at} u(t)$	$F(p) = \frac{n!}{\left(p+a\right)^{n+1}}$		

## 2 Théorèmes

Théorème Théorème de la valeur initiale

$$\lim_{t\to 0^+} f(t) = \lim_{p\in\mathbb{R}, p\to\infty} pF(p)$$

Théorème Théorème du retard

$$\mathcal{L}\left[f(t-t_0)\right] = e^{-t_0 p} F(p)$$

Théorème Théorème de la valeur finale

$$\lim_{t\to\infty} f(t) = \lim_{p\in\mathbb{R}, p\to 0} pF(p)$$

Théorème Théorème de l'amortissement

$$\mathcal{L}\left[e^{-at}f(t)\right] = F(p+a)$$

# Modéliser le comportement linéaire et non linéaire des systèmes multiphysiques

Chapitre 2 - Modélisation par fonction de transfert et schéma-blocs

Sciences
Industrielles de
l'Ingénieur

## 1 Définitions

#### Définition Fonction de transfert - Transmittance

Soit un système linéaire continu linéaire invariant dont on note le signal d'entrée e et le signal de sortie s, régit par une équation différentielle à coefficient constants. Dans le domaine de Laplace et sous les conditions de Heaviside, on définit la fonction de transfert du système par la fonction H telle que :

$$H(p) = \frac{S(p)}{E(p)} = \frac{\sum_{i=0}^{m} b_i p^i}{\sum_{i=0}^{n} a_i p^i} = \frac{N(p)}{D(p)}.$$

# Définition Classe, ordre, pôles et zéros

H(p) est une fonction rationnelle en p. En factorisant le numérateur et le dénominateur, H(p) peut s'écrire sous cette forme :

$$H(p) = \frac{N(p)}{D(p)} = K \frac{(p-z_1)(p-z_2)...(p-z_m)}{p^{\alpha}(p-p_1)(p-p_2)...(p-p_n)}$$

- Les  $z_i$  sont les **zéros** de la fonction de transfert (réels ou complexes).
- Les  $p_i$  sont les **pôles** de la fonction de transfert (réels ou complexes).
- Le degré de D(p) est appelé ordre n du système ( $n \ge m$  pour les systèmes physiques).
- L'équation D(p) = 0 est appelée équation caractéristique.
- S'il existe une (ou des) racines nulles d'ordre  $\alpha$  de D(p), un terme  $p^{\alpha}$  apparaît au dénominateur.  $\alpha$  est la classe (ou type) de la fonction de transfert. Il correspond au nombre d'intégrations pures du système.

# Définition Modélisation d'un bloc

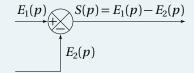
Soit un système d'entrée E(p), de sortie S(p), caractérisé par une fonction de transfert H(p). Ce système est alors représenté par le schéma bloc ci-contre. La relation entrée – sortie du système se met alors sous la forme :



$$S(p) = E(p) \cdot H(p).$$

### Définition Modélisation d'un comparateur

Soit l'équation  $S(p) = E_1(p) - E_2(p)$ . Cette équation se traduit par le schéma ci-contre.



# 2 Algèbre de blocs



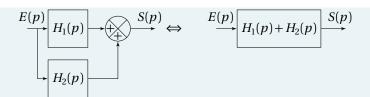
Pour modifier un schéma-blocs, il faut s'assurer que lorsque on modifie une partie du schéma, les grandeurs d'entrée et de sortie sont identiques avant et après la transformation.

Résultat Blocs en série

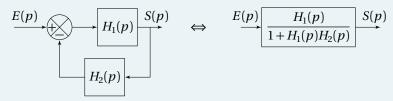
$$E(p) \longrightarrow H_1(p) \longrightarrow H_2(p) \longrightarrow S(p) \qquad \Leftrightarrow \qquad E(p) \longrightarrow H_1(p)H_2(p) \longrightarrow S(p)$$

## Résultat Blocs en parallèle

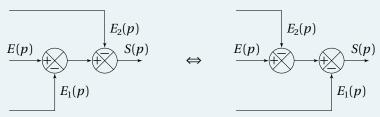




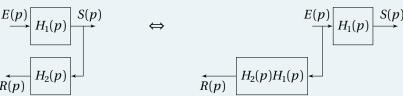
# Résultat Réduction de boucle - À MAITRISER PARFAITEMENT



## Résultat Comparateurs en série



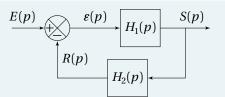
# Résultat Point de prélèvement



## 3 Fonctions usuelles

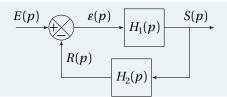
Définition Fonction de transfert en boucle fermée – FTBF Formule de Black

$$H(p) = \frac{S(p)}{E(p)} = \frac{H_1(p)}{1 + H_1(p)H_2(p)}$$



Définition Fonction de transfert en boucle ouverte - FTBO

$$FTBO(p) = \frac{R(p)}{\varepsilon(p)} = H_1(p)H_2(p)$$



## Définition Théorème de superposition

Soit un système d'entrées  $E_1$  et  $E_2$  et de sortie S. On note  $H_1 = \frac{S}{E_1}$  lorsque  $E_2$  est nulle et  $H_2 = \frac{S}{E_2}$  lorsque  $E_1$  est nulle. En superposant, on a alors :  $S = H_1E_1 + H_2E_2$ .

**Sciences** 

Chapitre 2 - Modélisation des systèmes du premier et du deuxième ordre

# Systèmes d'ordre 1

Définition Les systèmes du premier ordre sont régis par une équation différentielle de la forme suivante :

$$\tau \frac{\mathrm{d}s(t)}{\mathrm{d}t} + s(t) = Ke(t).$$

Dans le domaine de Laplace, la fonction de transfert de ce système est donc donnée par :

$$H(p) = \frac{S(p)}{E(p)} = \frac{K}{1 + \tau p}$$

On note:

- $\tau$  la constante de temps en secondes ( $\tau > 0$ );
- K le gain statique du système (K > 0).

## Résultat - Réponse à un échelon d'un système du premier ordre

On appelle réponse à un échelon, l'expression de la sortie s lorsque on soumet le système à un échelon d'amplitude  $E_0$ . Lorsque  $E_0 = 1$  (1/p dans le domaine de Laplace) on parle de **réponse indicielle**. Ainsi, dans le domaine de Laplace:

$$S(p) = E(p)H(p) = \frac{E_0}{p} \frac{K}{1 + \tau p}.$$

Analytiquement, on montre que  $s(t) = K E_0 u(t) (1 - e^{-\frac{t}{\tau}})$ . Si la réponse indicielle d'un système est caractéristique d'un modèle du premier ordre (pente à l'origine non nulle et pas d'oscillation), on déter-



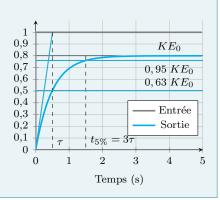
• la constante de temps à partir de  $t_{5\%}$  ou du temps pour 63 % de la valeur finale.

Les caractéristiques de la courbe sont les suivantes :



• 
$$t_{5\%} = 3\tau$$
;

• pour 
$$t = \tau$$
,  $s(\tau) = 0.63 s_{\infty}$ .



# Résultat - Réponse à une rampe d'un système du premier ordre

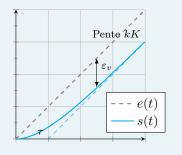
On appelle réponse à une rampe, l'expression de la sortie s lorsque on soumet le système à une fonction linéaire de pente k:

$$S(p) = E(p)H(p) = \frac{k}{p^2} \frac{K}{1 + \tau p}.$$

Analytiquement, on montre que  $s(t) = K k \left(t - \tau + \tau e^{-\frac{t}{\tau}}\right) u(t)$ .

Les caractéristiques de la courbe sont les suivantes :

- pente de l'asymptote *Kk*;
- intersection de l'asymptote avec l'axe des abscisses :  $t = \tau$ ;
- $\varepsilon_{\nu} = kK\tau$ .



Temps (s)

# Systèmes d'ordre 2



**Définition** Les systèmes du second ordre sont régis par une équation différentielle de la forme suivante :

$$\frac{1}{\omega_0^2}\frac{\mathrm{d}^2s(t)}{\mathrm{d}t^2} + \frac{2\xi}{\omega_0}\frac{\mathrm{d}s(t)}{\mathrm{d}t} + s(t) = Ke(t).$$

Dans le domaine de Laplace, la fonction de transfert de ce système est donc donnée par :

$$H(p) = \frac{S(p)}{E(p)} = \frac{K}{1 + \frac{2\xi}{\omega_0} p + \frac{p^2}{\omega_0^2}}.$$

$$E(p) \longrightarrow \frac{K}{1 + \frac{2\xi}{\omega_0} p + \frac{p^2}{\omega_0^2}} \qquad S(p)$$

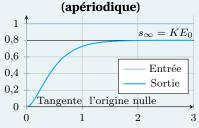
#### On note:

- *K* est appelé le gain statique du système (rapport des unités de *S* et de *E*);
- $\xi$  (lire xi) est appelé coefficient d'amortissement (sans unité);
- $\omega_0$  pulsation propre du système (rad/s ou  $s^{-1}$ ).

Suivant la valeur du coefficient d'amortissement, l'allure de la réponse temporelle est différente.

#### Résultat

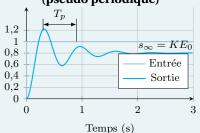
 $\xi \ge 1$  : système non oscillant et amorti



• La fonction de transfert a deux pôles

• La tangente à l'origine est nulle.

# $\xi < 1$ : système oscillant et amorti (pseudo périodique)



- La fonction de transfert a deux pôles complexes.
- La tangente à l'origine est nulle.
- La pseudo-période est de la forme  $T_p = \frac{2\pi}{\omega_0 \sqrt{1-\xi^2}}$ . La valeur du premier dépassement vaut :  $D_1$  $-\pi\xi$  $KE_0e^{\sqrt{1-\xi^2}}$

## Résultat

- Pour  $\xi = 0$  le système n'est pas amorti (oscillateur harmonique) la réponse à un échelon est une sinusoïde d'amplitude  $KE_0$  (2 $KE_0$  crête à crête).
- Pour  $\xi \simeq 0,69$  on obtient le système du second ordre le plus rapide **avec dépassement**. Le temps de réponse à 5% est donné par  $t_{r5\%} \cdot \omega_0 \simeq 3$ .
- Pour  $\xi = 1$  on obtient le système du second ordre le plus rapide sans dépassement.

l'Ingénieur

# 1 Définitions

On peut définir un signal sinusoïdal sous la forme  $f(t) = A\sin(\omega \cdot t + \varphi)$  et on note :

- *A* : l'amplitude de la sinusoïde;
- $\omega$ : la pulsation en rad/s;
- $\varphi$ : la phase à l'origine en rad.

- $T = \frac{2\pi}{\omega}$ : la période de la sinusoïde en s;
  - $f = \frac{1}{T}$ : fréquence de la sinusoïde en Hz.

Une étude harmonique consiste en solliciter le système par des sinusoïdes de pulsations différentes et d'observer son comportement en régime permanent. Le diagramme de Bode est constitué d'un diagramme de gain (rapport des amplitudes des sinus en régime permanent) et d'un diagramme de phase (déphasage des sinus en régime permanent).

**Définition** Soit H(p) une fonction de transfert. On pose  $p = j\omega$  et on note :

- $H_{\rm dB}(\omega) = 20 \log |H(j\omega)|$  le gain décibel de la fonction de transfert;
- $\varphi(\omega) = \operatorname{Arg}(H(j\omega)).$

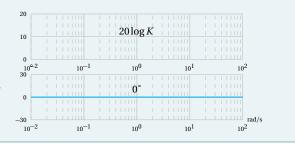
**Propriété** On note  $H(p) = G_1(p)G_2(p)$ . On a :

- $H_{\mathrm{dB}}(\omega) = G1_{\mathrm{dB}}(\omega) + G2_{\mathrm{dB}}(\omega)$ ;
- $\varphi(\omega) = \operatorname{Arg}(G1_{dB}(\omega)) + \operatorname{Arg}(G2_{dB}(\omega)).$

## 2 Gain

# Résultat - Diagramme de Bode d'un gain pur

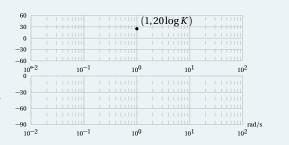
- Fonction de transfert : H(p) = K.
- Diagramme de gain : droite horizontale d'ordonnée 20 log *K*.
- Diagramme de phase : droite horizontale d'ordonnée 0°.



# 3 Intégrateur

#### Résultat - Diagramme de Bode d'un intégrateur

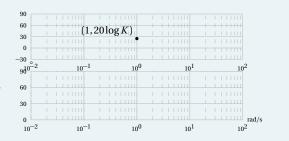
- Fonction de transfert :  $H(p) = \frac{K}{p}$ .
- Diagramme de gain asymptotique : droite de pente –20dB/decade passant par le point (1,20 log K).
- Diagramme de phase asymptotique : droite horizontale d'ordonnée –90 °.



# 4 Dérivateur

## Résultat - Diagramme de Bode d'un dérivateur

- Fonction de transfert : H(p) = Kp.
- Diagramme de gain asymptotique : droite de pente 20dB/decade passant par le point (1,20log *K*).
- Diagramme de phase asymptotique : droite horizontale d'ordonnée +90°.

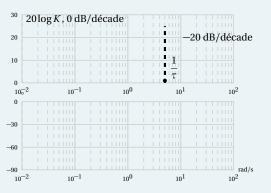




# 5 Systèmes d'ordre 1

# Résultat - Diagramme de Bode d'un système du premier ordre

- Fonction de transfert :  $H(p) = \frac{R}{1 + \tau p}$ .
- Diagramme de gain asymptotique :
  - pour  $\omega < \frac{1}{\tau}$ : droite horizontale d'ordonnée  $20 \log K$ :
  - pour  $\omega > \frac{1}{\tau}$ : droite de pente -20dB/decade.
- Diagramme de phase asymptotique :
  - pour  $\omega < \frac{1}{\tau}$ : droite horizontale d'ordonnée 0°;
  - pour  $\omega > \frac{1}{\tau}$ : droite horizontale d'ordonnée -90



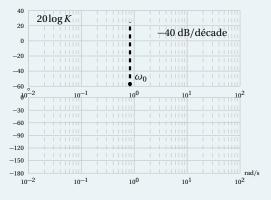
# 6 Systèmes d'ordre 2

# Résultat - Diagramme de Bode d'un système du deuxième ordre

• Fonction de transfert :  $H(p) = \frac{K}{1 + \frac{2\xi}{\omega_0} + \frac{p^2}{\omega_0^2}}$ .

Cas où 
$$\xi$$
 < 1.

- Diagramme de gain asymptotique :
  - pour  $\omega < \omega_0$ : droite horizontale d'ordonnée  $20 \log K$ ;
  - pour  $\omega > \omega_0$ : droite de pente -40dB/decade.
- Diagramme de phase asymptotique :
  - pour  $\omega < \omega_0$ : droite horizontale d'ordonnée 0°;
  - pour  $\omega > \omega_0$ : droite horizontale d'ordonnée



Dans le **cas** où  $\xi > 1$ , le dénominateur admet deux racines (à partie réelle négative) et peut se mettre sous la forme  $(1 + \tau_1 p)(1 + \tau_2 p)$ . On se ramène alors au tracé du produit de deux premier ordre.

# Résultat Phénomène de résonance

Le phénomène de résonance s'observe lorsque  $\xi < \frac{\sqrt{2}}{2}$ . La pulsation de résonance est inférieure à la pulsation propre du système :  $\omega_r = \omega_0 \sqrt{1-2\xi^2}$ .

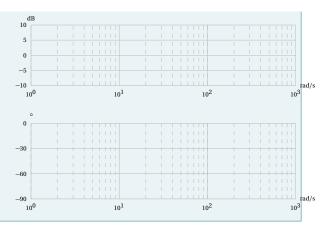
À la résonance, l'amplitude maximale est de  $A_{\max} = \frac{K}{2\xi\sqrt{1-\xi^2}}$ . (Attention, sur le diagramme de Bode, on lit  $20\log A_{\max}$  lorsque  $\omega = \omega_r$ .)

## 7 Retard

# Résultat - Diagramme de Bode d'un retard pur



- Fonction de transfert :  $H(p) = e^{-Tp}$ .
- Diagramme de gain asymptotique : gain nul.
- Diagramme de phase asymptotique :  $arg(H(p)) = -\tau \omega$  ... à tracer.



# 8 Tracé du diagramme de Bode

#### Méthode

## Méthode 1 : sommation dans le diagramme de Bode

- 1. décomposer la fonction de transfert à tracer en fonction de transfert élémentaire (fonctions de transfert élémentaires vues ci-dessus);
- 2. tracer chacune des fonctions de transfert;
- 3. sommer les tracés dans le diagramme de gain et dans le diagramme des phases.

#### Méthode 2: tableau de variation

- 1. décomposer la fonction de transfert à tracer en fonction de transfert élémentaire (fonctions de transfert élémentaires vues ci-dessus);
- 2. réaliser un tableau de variation : pour chacune des fonctions élémentaires, donner les pulsations de coupure et les pentes;
- 3. sommer les pentes;
- 4. tracer le diagramme de Bode.