

Contrôle d'attitude des satellites

Automne 2025 – Politech' Sophia – MAM5

Partie 1c – Rappels d'automatique

Damiana Losa – Thales Alenia Space

Structure générale d'un système asservi

2

➤ Régulateur/correcteur

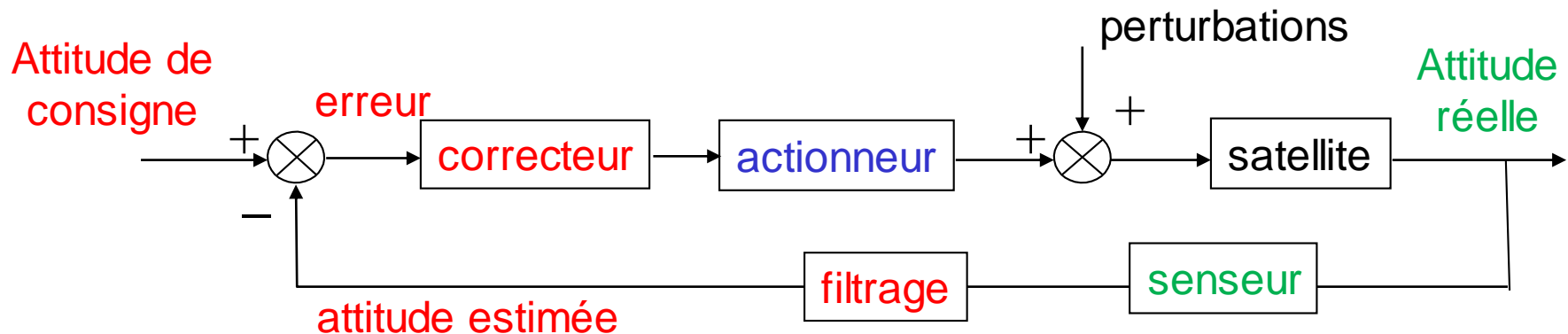
- Comparaison entre consigne et mesure;
- Elaboration de la commande;
- Correction pour obtenir les meilleures performances possibles;

➤ Actionneur : il fournit la puissance nécessaire (moteur, roue à réaction, ...).

➤ Système : le satellite.

- Sa sortie est la grandeur à asservir ou réguler ou contrôler;
- Evolue suivant la commande appliqué grâce à l'actionneur, mais soumis aux perturbations.

➤ Senseur ou capteur : il fournit une mesure (qui peut être imparfaite) de la sortie.



Qualité d'un système asservi

3

■ Stabilité

- La réponse à une variation de signal d'entrée (consigne ou perturbation) doit atteindre une nouvelle valeur et s'y maintenir.

■ Précision

- L'écart entre la consigne et la mesure ne doit pas dépasser une valeur tolérable

■ Rapidité

- Elle est caractérisée par le temps de réponse du système à une variation de signal d'entrée

■ ***L'art de l'automaticien est de satisfaire de son mieux à ces exigences, qui sont souvent contradictoires, au moindre coût.***

Modélisation des systèmes physiques (1/4)

Pour réaliser un système asservi, il faut disposer d'un modèle mathématique du système.

Les approches possibles sont les deux suivantes :

- Détermination à partir des équations physiques (**modélisation**);
- Détermination à partir de relevés expérimentaux (**identification**).

On cherche, lorsque cela est possible, à obtenir **un modèle linéaire invariant**, l'avantage étant qu'il existe de nombreuses méthodes d'étude adaptées à ce cas.

Mais attention : l'hypothèse de linéarité n'est souvent qu'une approximation, justifiée dans un certain domaine de fonctionnement (au voisinage d'un point d'équilibre notamment).

Modélisation des systèmes physiques (2/4)

5

Point de départ : les lois de la physique (mécanique, électricité, ...) conduisent en général à une ou plusieurs équations différentielles, en général non linéaires.

Il y a deux étapes afin d'obtenir un modèle linéaire:

- Recherche d'un **point d'équilibre**;
 - **Linéarisation des équations** par développement limité autour de ce point d'équilibre.
- On obtient une représentation de notre système sous forme d'**équations différentielles linéaires**.

On pourra linéariser tous les systèmes physiques décrits par des équations différentielles où n'interviennent que des fonctions continues et dérivables (produit, puissance, trigonométrie, etc.).

Contre-exemple, non-linéarité intrinsèque au système :

$$\text{commande bang-bang } s(t) = \begin{cases} +1 & \text{si } e(t) > 0 \\ -1 & \text{si } e(t) < 0 \end{cases}$$

Modélisation des systèmes physiques (3/4)

6

MAIS

L'équation différentielle, même linéarisée, n'est pas très pratique à exploiter. On en déduit donc d'autres formes de représentation:

- Équations d'états;
- Transmittance ou Fonction de transfert.

On peut aussi choisir de représenter un système par une réponse typique

- Réponse impulsionnelle (réponse à une impulsion de Dirac);
- Réponse indicielle (réponse à un échelon unitaire $\gamma(t)$).

En théorie, toutes ces formes sont équivalentes, mais on choisira l'une ou l'autre en fonction de son aspect pratique pour élaborer la commande :

➤ **Préférence pour la représentation d'état ou la fonction de transfert !**

Modélisation des systèmes physiques (4/4)

7

Équations d'état

En choisissant de manière appropriée un vecteur (le vecteur d'état), $x = \begin{bmatrix} x_1 \\ \vdots \\ x_N \end{bmatrix}$, tout système linéaire invariant peut se mettre sous la forme :

$$\begin{cases} \frac{dx(t)}{dt} = Ax(t) + Be(t) \\ y(t) = Dx(t) + Ce(t) \end{cases}$$



- *Remarque* : Nombre de variables d'état = ordre total des équations différentielles.
- A tout instant, on doit être capable de savoir comment va se comporter le système si on l'excite par une entrée connue. Il suffit d'un certain nombre de variables « bien choisies » pour traduire le futur à partir des données d'entrées.

Fonction de transfert (1/4)

8

■ Transformée de Laplace :

$$e(t) \xrightarrow{TL} E(p) = \int_{-\infty}^{+\infty} e(t) e^{-pt} dt \quad (\text{cas général})$$

$$\underset{(\text{signal causal})}{\gamma(t)e(t)} \xrightarrow{TL} E(p) = \int_0^{+\infty} e(t) e^{-pt} dt \quad (\text{unilatéral})$$

La transformation de Laplace est souvent interprétée comme un passage du domaine temporel (dans lequel les entrées et sorties sont des fonctions de la variable t représentant le temps) au domaine fréquentiel (la variable $p = Ae^{i\theta}$ pouvant s'interpréter comme une « fréquence complexe » d'amplitude $|p| = A$ et de phase $\arg(p) = \theta$)

■ Transformées usuelles

$$\begin{array}{lll} \gamma(t) & \xrightarrow{TL} & \frac{1}{p} \quad \text{Re}(p) > 0 \\ t\gamma(t) & \xrightarrow{TL} & \frac{1}{p^2} \quad \text{Re}(p) > 0 \\ \delta(t) & \xrightarrow{TL} & 1 \quad \forall p \\ e^{-at}\gamma(t) & \xrightarrow{TL} & \frac{1}{p+a} \quad \text{Re}(p) > -a \end{array}$$

$$TL(f'(t)) = -f(0) + p TL(f(t))$$

$$TL(f^n(t)) = -f^{n-1}(0) + p TL(f^{n-1}(t))$$

Fonction de transfert (2/4)

9

- Réponse impulsionnelle : $h(t)$ est la réponse à une impulsion de Dirac $\delta(t)$.

Propriété

La réponse $s(t)$ du système à une entrée quelconque $e(t)$ nulle pour $t < 0$ s'écrit

$$s(t) = \int_0^t e(\theta) h(t - \theta) d\theta = e(t) * h(t) \quad (\text{produit de convolution})$$

- D'un point de vue pratique, le calcul d'un produit de convolution n'est pas simple !

- On montre que $s(t) \xrightarrow{TL} S(p) = H(p) E(p)$

$H(p)$, transformée de Laplace de $h(t)$ (réponse impulsionnelle) est appelée **fonction de transfert du système linéaire invariant**.

- **Avantage : on peut manipuler des produits au lieu des produits de convolution !**

Fonction de transfert (3/4)

10

■ Calcul de la fonction de transfert à partir des équations différentielles

- Après linéarisation éventuelle, on a obtenu une ou plusieurs équations du type :

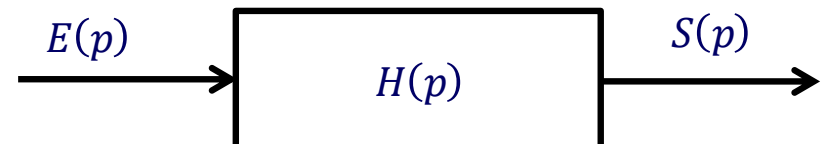
$$a_n \frac{d^n s}{dt^n} + a_{n-1} \frac{d^{n-1} s}{dt^{n-1}} + \cdots + a_1 \frac{ds}{dt} + a_0 s(t) = b_m \frac{d^m e}{dt^m} + \cdots + b_1 \frac{de}{dt} + b_0 e(t)$$

- Hypothèse : à $t = 0$, le système est sur son point d'équilibre: $e(t)$ et $s(t)$ et toutes leurs dérivées sont nulles.
- On en déduit, dans le domaine de la transformé de Laplace

$$a_n p^n S(p) + \cdots + a_1 p S(p) + a_0 S(p) = b_m p^m E(p) + \cdots + b_1 p E(p) + b_0 E(p)$$

- D'où (pour système linéaire uniquement) (avec $m \leq n$)

$$H(p) = \frac{S(p)}{E(p)} = \frac{b_m p^m + \cdots + b_1 p + b_0}{a_n p^n + \cdots + a_1 p + a_0}$$

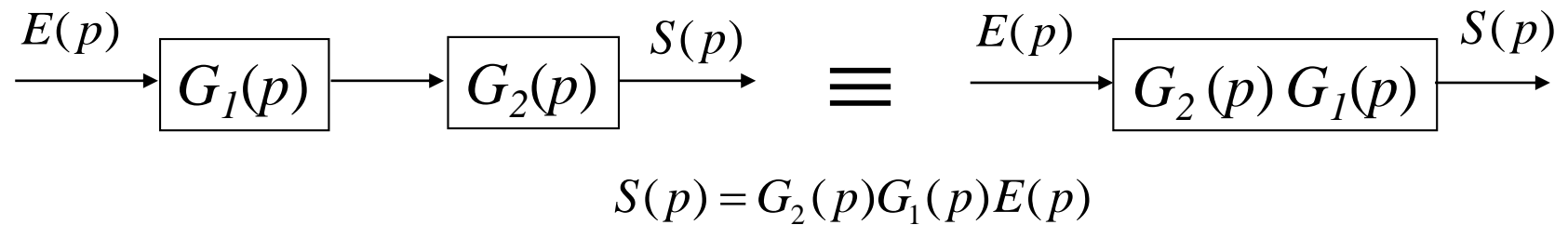


Fonction de transfert (4/4)

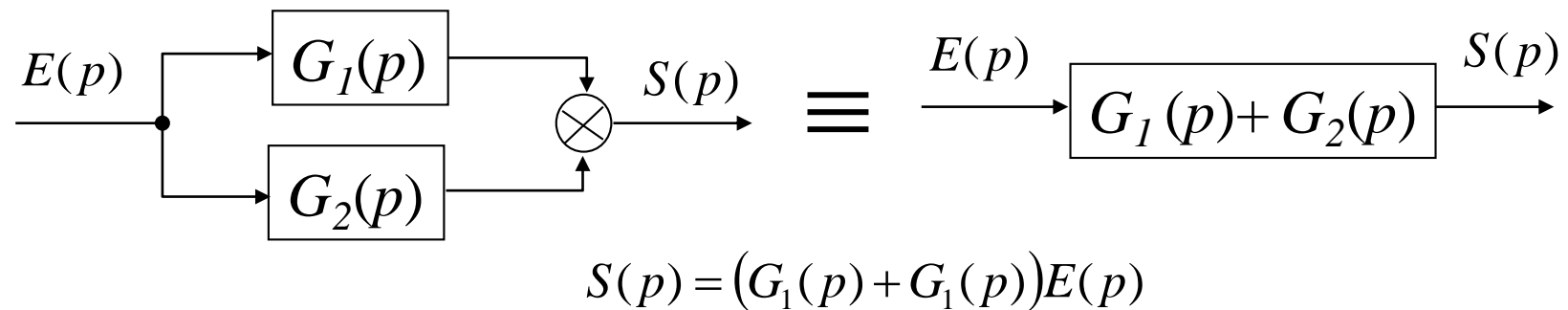
11

■ Règles de manipulation des schémas-blocs

- Blocs en cascade



- Blocs en parallèles



Stabilité d'un système

12

■ Critère de stabilité EBRB (entrée bornée / réponse bornée) d'un système (condition nécessaire et suffisante) :

Les pôles de sa fonction de transfert sont à partie réelle strictement négative.

■ Propriété :

Un système est stable EBRB si et seulement si sa réponse impulsionnelle tend vers zéro quand t tend vers l'infini.

- « Idée »:

$$S(s) = \frac{A}{s - \alpha} E(s) \xrightarrow[\text{réponse impulsionnelle}]{TL^{-1}} s(t) = Ae^{\alpha t} \gamma(t) \xrightarrow[t \rightarrow \infty]{} 0 \text{ si } \alpha < 0$$

- Toute fonction de transfert $H(s)$ peut se décomposer en éléments simples, et on se ramène au cas ci-dessus.

Performance: relation entre position des pôles et allure des réponses temporelles (1/4)

13

■ La position des pôles influence l'allure des réponses

- Pour simplifier, on suppose des pôles simples et distincts.

$$S(s) = H(s) E(s) = \underbrace{\frac{A_1}{s - \alpha_1} + \dots + \frac{A_n}{s - \alpha_n}}_{\text{pôles de } H(s)} + \underbrace{\frac{B_1}{s - \beta_1} + \dots + \frac{B_m}{s - \beta_m}}_{\text{pôles de } E(s)}$$

$$\Rightarrow s(t) = \underline{\underline{\left(A_1 e^{\alpha_1 t} + \dots + A_n e^{\alpha_n t} + B_1 e^{\beta_1 t} + \dots + B_m e^{\beta_m t} \right) \gamma(t)}}$$

- Quelle que soit l'entrée, la réponse du système fait apparaître des termes liés aux pôles de sa transmittance.

Performance: relation entre position des pôles et allure des réponses temporelles (2/4)

14

■ La position des pôles influence l'allure des réponses

- Pôles réels: $\alpha_i = \sigma_i$

$$\begin{array}{ll} e^{\sigma_i t} \rightarrow \infty & \text{si } \sigma_i > 0 \\ e^{\sigma_i t} = 1 & \text{si } \sigma_i = 0 \\ e^{\sigma_i t} \rightarrow 0 & \text{si } \sigma_i < 0 \end{array} \quad \leftarrow \begin{array}{l} \text{d'autant plus vite} \\ \text{que } |\sigma_i| \text{ est grand} \end{array}$$

- Pôles complexes : $\alpha_i = \sigma_i + j \omega_i$ et $\bar{\alpha}_i = \sigma_i - j \omega_i$

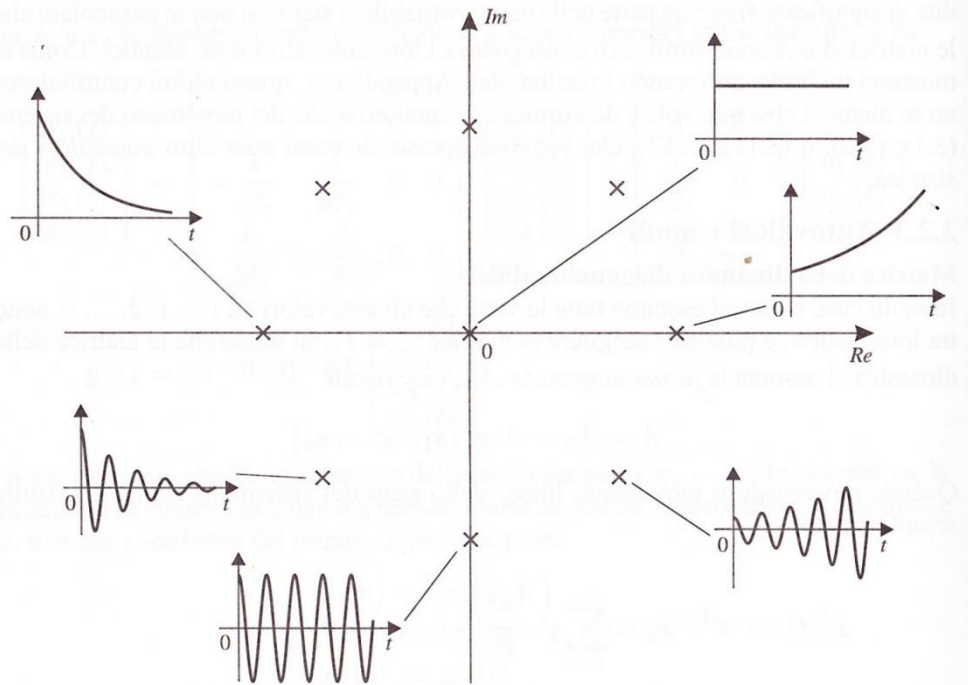
Comme $s(t) \in \mathfrak{R}$, ces pôles donnent comme contribution

$$A_i e^{\alpha_i t} + \bar{A}_i e^{\bar{\alpha}_i t} = \dots = 2 |A_i| e^{\sigma_i t} \cos(\omega_i t + \text{Arg}(A_i))$$

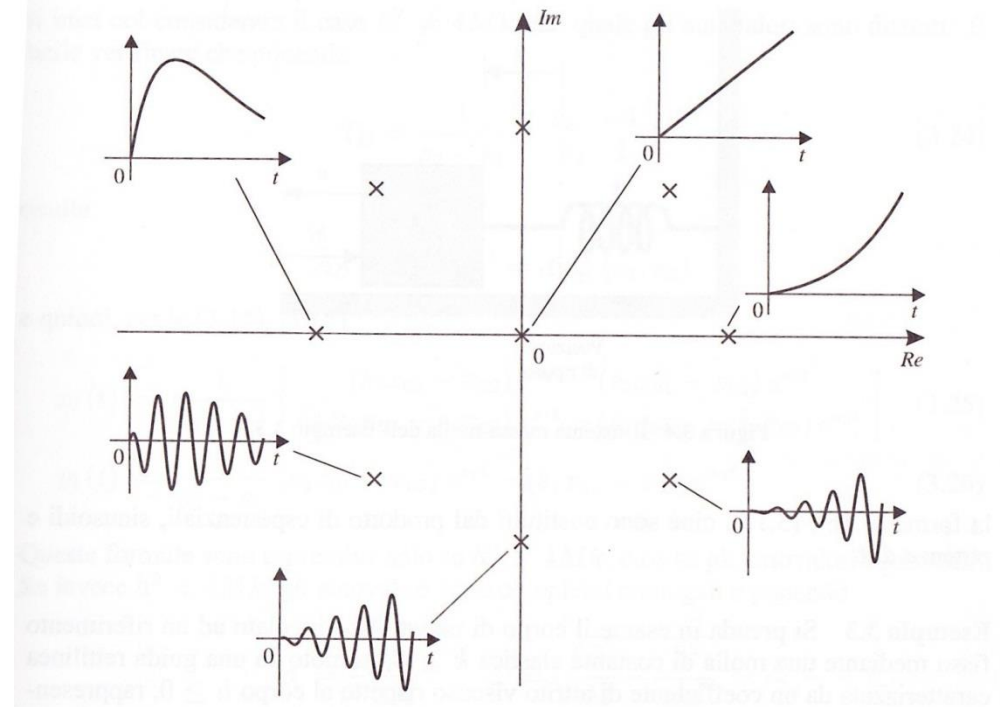
i.e., des oscillations de pulsation ω_i , contenues dans l'enveloppe de type $e^{\sigma_i t}$

Performance: relation entre position des pôles et allure des réponses temporelles (3/4)

15



■ Réponses temporelles
avec valeurs propres distincts



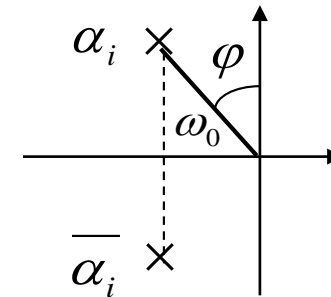
■ Réponses temporelles
avec valeurs propres coïncidents

Performance: relation entre position des pôles et allure des réponses temporelles (4/4)

16

■ Une paire de pôles complexes $\{\alpha_i, \overline{\alpha_i}\}$ est parfois représentée par :

- Pulsation propre $\omega_0 = |\alpha_i|$
- Amortissement $\xi = \sin \varphi$ ($0 < \xi < 1$)



- D'où

$$\alpha_i = \omega_0(-\sin \varphi + j \cos \varphi) = -\xi \omega_0 + j \omega_0 \sqrt{1 - \xi^2}$$

Au dénominateur de $S(s)$ apparaît le polynôme du 2nd degré

$$\begin{aligned}(s - \alpha_i)(s - \overline{\alpha_i}) &= s^2 - 2 \operatorname{Re}(\alpha_i)s + |\alpha_i|^2 \\ &= s^2 + 2\xi\omega_0 s + \omega_0^2\end{aligned}$$