

STABILITE

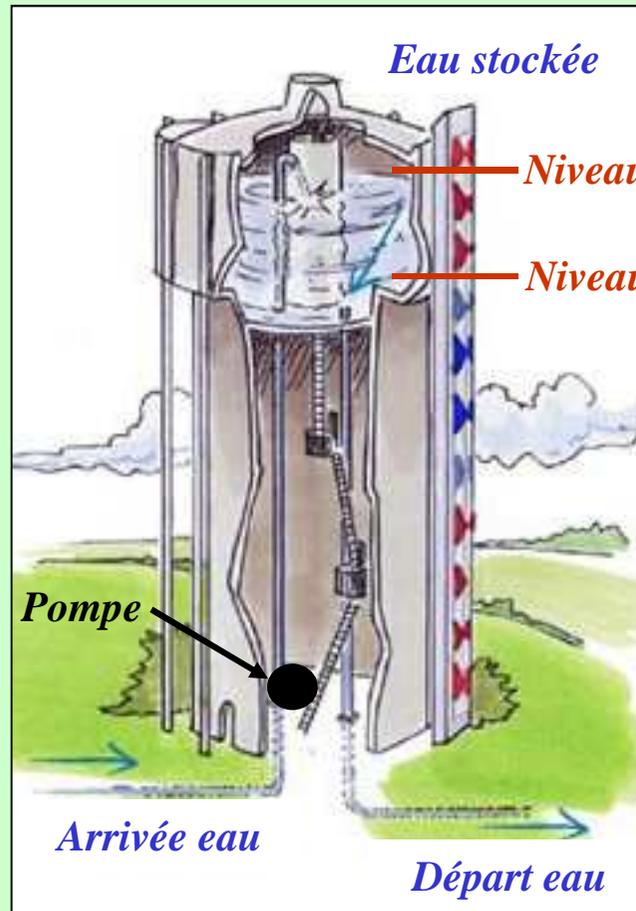


Etude
d'exemples



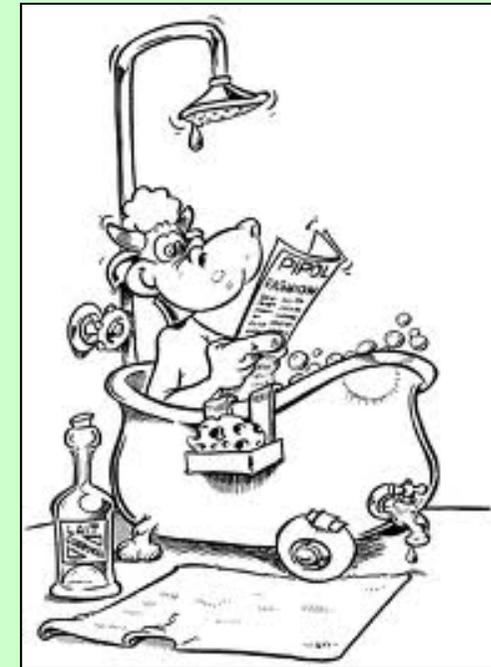
Systeme integrateur

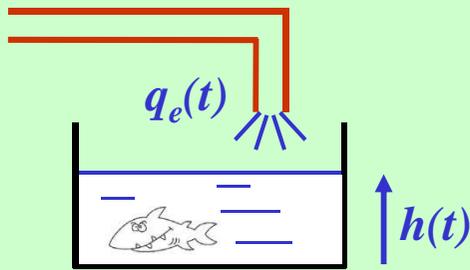
1^{er} exemple



régulation

Autre exemple →



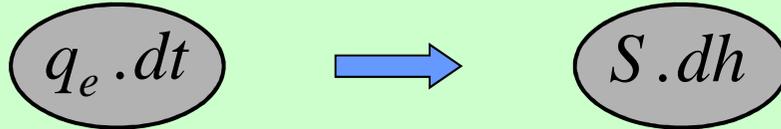


- ▶ variable d'entrée : $q_e(t)$
- ▶ variable de sortie : $h(t)$
- ▶ paramètre : S

1^{er} exemple

1) Equation différentielle : si pas de pertes

Quantité d'eau entrante \Rightarrow fait monter niveau d'eau



$$\frac{dh(t)}{dt} = \frac{q_e(t)}{S}$$

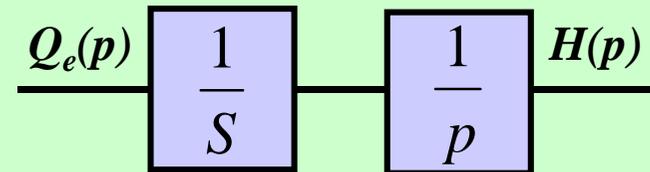
2) Fonction de transfert : la fonction de transfert traduit l'évolution du système depuis une position d'équilibre donc les c.i. sont supposées nulles

$$p \cdot H(p) - \cancel{h_{(t=0)}} = \frac{Q_e(p)}{S} \quad \Rightarrow \quad p \cdot H(p) = \frac{Q_e(p)}{S}$$

soit
$$FT(p) = \frac{H(p)}{Q_e(p)} = \frac{1}{S} \cdot \frac{1}{p}$$

action proportionnelle \swarrow \searrow intégrateur

d'où

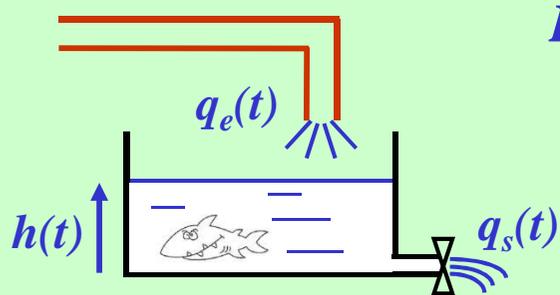


Systeme instable !



Systeme non lineaire

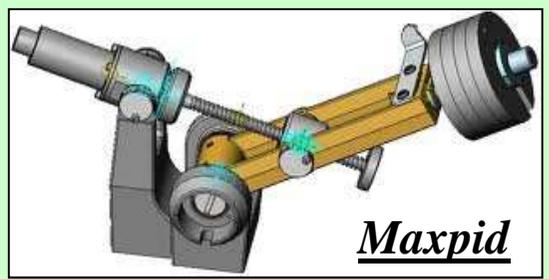
2eme exemple



Le même que précédemment
mais avec fuite

Hyp: $q_s(t) = \alpha \sqrt{h}$

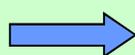
Autre exemple



eau entrante - eau sortante → variation du niveau d'eau

$q_e \cdot dt$

$q_s \cdot dt$



$S \cdot dh$

→ $q_e(t) - \alpha \cdot \sqrt{h(t)} = S \cdot \frac{dh(t)}{dt}$ d'où

$S \cdot \frac{dh(t)}{dt} + \alpha \cdot \sqrt{h(t)} = q_e(t)$

sortie (pointing to the derivative term)

entrée (pointing to the input term)

Systeme non lineaire mais stable !

tout au moins relativement à l'entrée en échelon



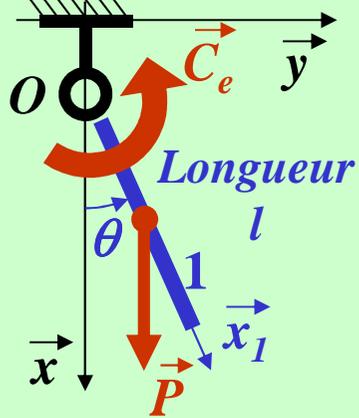
Plusieurs définitions de stabilité

3^{ème} exemple

Exemple d'un pendule rigide :

On suppose appliquer un couple extérieur $C_e(t)$ et la liaison pivot est parfaite

Bâti 0 PFD appliqué à la tige, moments en O, en projection sur l'axe de rotation



$$C_e - m g \frac{l}{2} \sin \theta = I_{O\bar{z}} \ddot{\theta} \quad \Rightarrow \quad I_{O\bar{z}} \ddot{\theta} + m g \frac{l}{2} \sin \theta = C_e$$

Linéarisation : si θ petit $\Rightarrow I_{O\bar{z}} \ddot{\theta}(t) + m g \frac{l}{2} \theta(t) = C_e(t)$

Entrée en échelon : $C_e(t) = cte > m.g.l/2$

\Rightarrow le pendule tourne indéfiniment : θ tend vers l'infini

système instable

Entrée impulsionnelle : le pendule

oscille indéfiniment mais θ reste borné

stabilité au sens large

Si frottement dans la pivot : le pendule

oscille mais θ tend vers 0

stabilité asymptotique

▶ $\theta = 0$ équilibre stable au sens asymptotique

▶ $\theta = \pi$ équilibre instable ou stable au sens large (car ne diverge pas)

 **1)- NOTION DE STABILITE**

 **2)- CONDITIONS DE STABILITE**

 **3)- CAS DES SYSTEMES ASSERVIS**

 **4)- CRITERE DU REVERS**



1) NOTION DE STABILITE

a) Généralités :

La stabilité d'un système (asservi ou non) revêt une importance toute particulière.

*C'est en fait la première condition de bon fonctionnement, sauf cas particulier tel que : **explosifs***

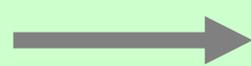


Plusieurs définitions de la stabilité peuvent être énoncées.

D'un point de vue qualitatif on dira qu'un système est stable si, écarté de sa position d'équilibre par une perturbation non divergente :



- la variable de sortie ne diverge pas



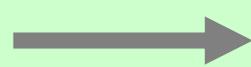
définition au sens large

On dit aussi :

“ à entrée bornée correspond une sortie bornée ”



- il tend à y revenir



définition à tendance asymptotique

À noter qu'un système stable peut très bien diverger en réponse à une entrée divergente

Par contre, dans le cas des systèmes linéaires on a les résultats suivants :

- pour une entrée constante (échelon) il n'y a qu'un seul point d'équilibre (pour la sortie).*
- la notion de stabilité est indépendante de l'entrée considérée.*

Nota : ne pas confondre système stable et convergence de la sortie.



b) Exemples :

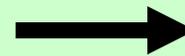
Voiture traction avant



stable



Voiture propulsion arrière



instable



2) CONDITIONS DE STABILITE

a) Condition nécessaire et suffisante de stabilité :

Pour un système linéaire la stabilité étant indépendante du signal d'entrée, il suffit d'étudier l'équation différentielle représentative du système :

sortie

$$a_0 \cdot s(t) + a_1 \cdot \frac{ds(t)}{dt} + a_2 \cdot \frac{d^2s(t)}{dt^2} + \dots + a_n \cdot \frac{d^ns(t)}{dt^n}$$
$$= b_0 \cdot e(t) + b_1 \cdot \frac{de(t)}{dt} + b_2 \cdot \frac{d^2e(t)}{dt^2} + \dots + b_m \cdot \frac{d^me(t)}{dt^m}$$

entrée

Nota:

$$m < n$$

La fonction de transfert est donc:

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

Utilisons comme définition de stabilité pour un système linéaire que sa réponse impulsionnelle tend vers zéro quand t tend vers l'infini.

La transformée de Laplace de l'impulsion (Dirac) vaut 1 :

→ $E(p) = 1$ d'où

$$FT(p) = S(p)$$

Désignons par $p_1 p_2 \dots p_q$ les pôles de la fonction de transfert et $\alpha_1 \alpha_2 \dots \alpha_q$ leur ordre de multiplicité respectif.

On peut alors montrer que la réponse impulsionnelle est de la forme :

$$s(t) = \sum_{i=1}^q Q_i(t) \cdot e^{p_i \cdot t}$$

où $Q_i(t)$ est un polynôme à coefficients complexes de degré inférieur ou égal à $\alpha_i - 1$

Notons $p_i = \sigma_i \pm i.\omega_i$ les racines complexes conjuguées
 et $p_i = \lambda_i$ les racines réelles de ce polynôme $Q_i(t)$,
 la réponse impulsionnelle est donc de la forme :

$$s(t) = \sum_i Q_i(t).e^{\lambda_i.t} + \sum_i Q_i(t).e^{\sigma_i.t} .\cos(\omega_i.t + \varphi_i)$$

réelle
imaginaire

racines réelles

racines complexes

A partir de cette expression il est clair que la condition **nécessaire et suffisante** pour que la sortie $s(t)$ tend vers zéro quand $t \rightarrow \infty$ est que les parties réelles λ_i et σ_i des pôles de $FT(p)$ soient strictement négatives.

Enoncé : un système linéaire est stable **si et seulement si** les pôles de sa fonction de transfert sont tous à partie réelle **strictement** négative



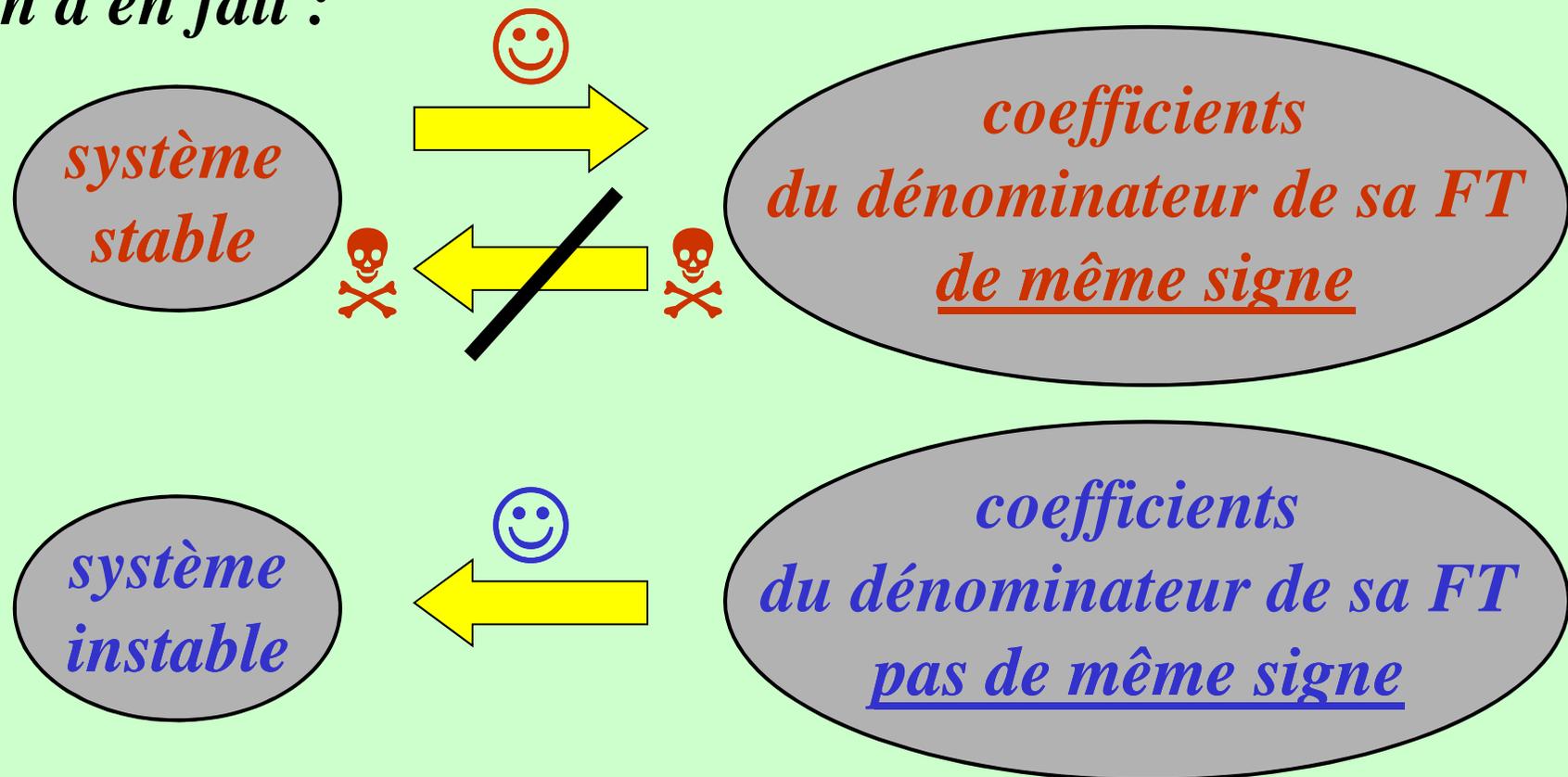
Nota:

-  *si le système est asservi, il s'agit de sa fonction de transfert en boucle fermée **FTBF***
-  *si un pôle est nul le système est instable.*

b) Condition nécessaire :

On démontre qu'un système stable a obligatoirement tous les coefficients du dénominateur de sa fonction de transfert de même signe (et sans terme manquant).

On a en fait :





c) Conclusion :

Pour les systèmes d'ordre 1 ou 2 la condition de même signe pour les coefficients du dénominateur de la fonction de transfert est une condition nécessaire et suffisante

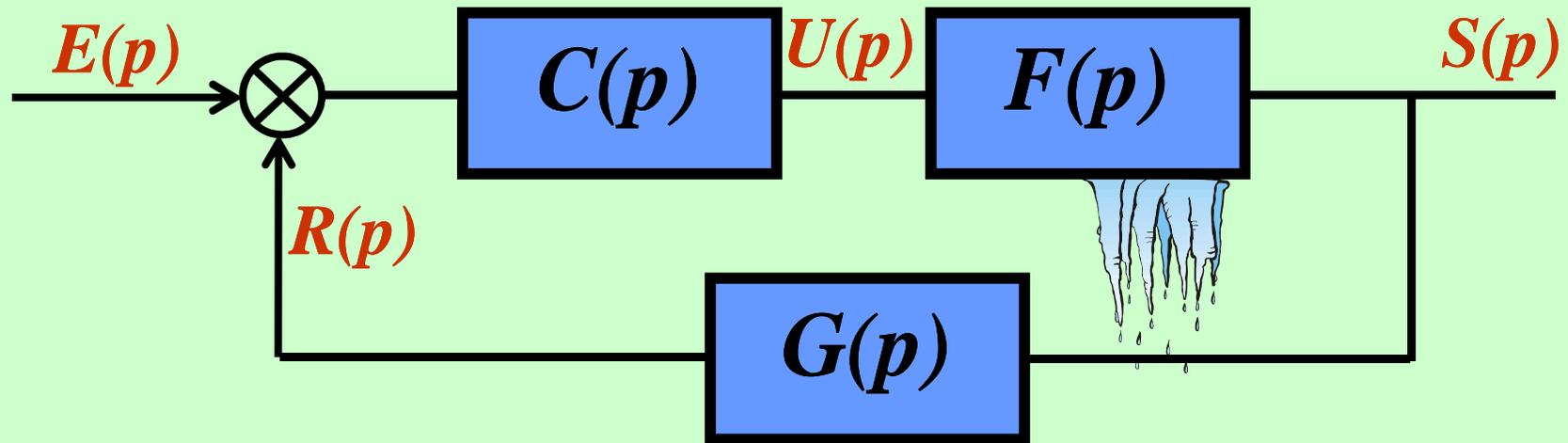
Pour les autres systèmes (ordre >2) c'est une simple condition nécessaire



*FIN DE LA
PREMIERE PARTIE*

3) CAS DES SYSTEMES ASSERVIS

a) Cas général d'un asservissement :



- 👉 $F(p)$ représente le système à étudier.
- 👉 $C(p)$ représente le correcteur permettant d'assurer un comportement optimal de l'ensemble.
- 👉 $G(p)$ représente le capteur placé dans la boucle retour.

A noter que si celui-ci est supposé parfait, on a alors :

$$G(p) = 1 \text{ et donc } R(p) = S(p)$$

b) Remarques préliminaires :

☞ *il ne suffit pas que chacun des blocs soit stable pour que l'ensemble le soit.*



*un système stable en **BO**
peut être instable en **BF***

☞ *l'un des blocs peut être instable, par exemple **$F(p)$** , alors que l'ensemble bouclé est stable.*

☞ *par contre, en **BO**, si l'un des blocs est instable alors l'ensemble de la **BO** devient instable.*



c) Equation caractéristique d'un système bouclé :

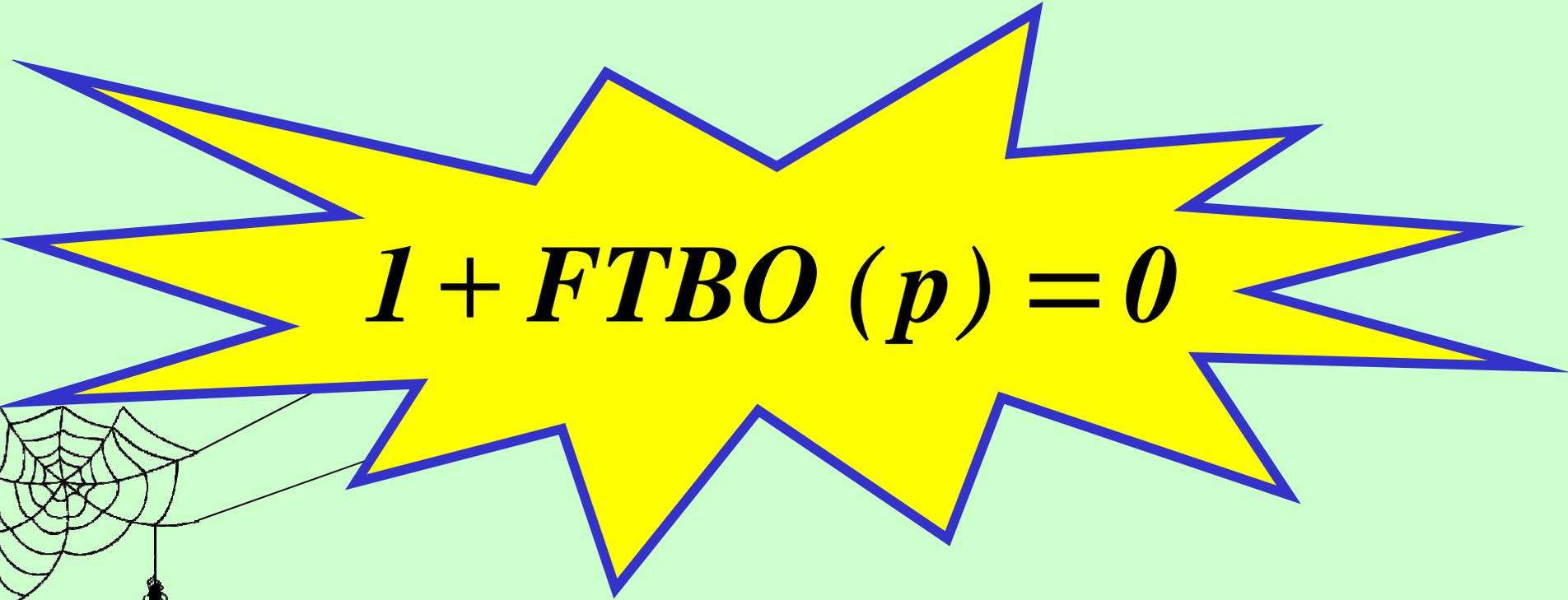
La fonction de transfert du système bouclé vaut :

$$FTBF(p) = \frac{F}{1 + F \cdot G} = \frac{C(p) \cdot F(p)}{1 + C(p) \cdot F(p) \cdot G(p)}$$

*Nous avons vu précédemment que l'étude de la stabilité du système bouclé (asservi) revient à étudier les pôles du dénominateur de la **FTBF**, autrement dit les racines de l'équation :*

$$1 + C(p) \cdot F(p) \cdot G(p) = 0$$

FTBO


$$1 + FTBO(p) = 0$$



Cette équation est appelée équation caractéristique du système bouclé.

Les racines de cette équation doivent donc toutes être à partie réelle strictement négative.

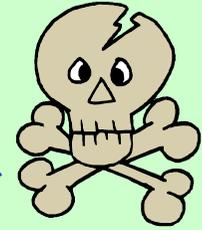
La stabilité est perdue dès que l'une de ces racines devient à partie réelle nulle (imaginaire pur) ou positive.



4) CRITERE DU REVERS

a) But :

*L'idée consiste à étudier la stabilité non plus de façon arithmétique à partir de la **FTBF**, mais d'utiliser des critères **graphiques** sur les tracés en réponse harmonique de la **FTBO**.*



Les méthodes graphiques ont l'avantage d'être généralement bien plus rapides que celles algébriques.

PRINCIPE

*Étudier les réponses harmoniques de la **FTBO** pour en conclure des renseignements sur la stabilité en **FTBF***

b) Critère du Revers dans les lieux de Bode :

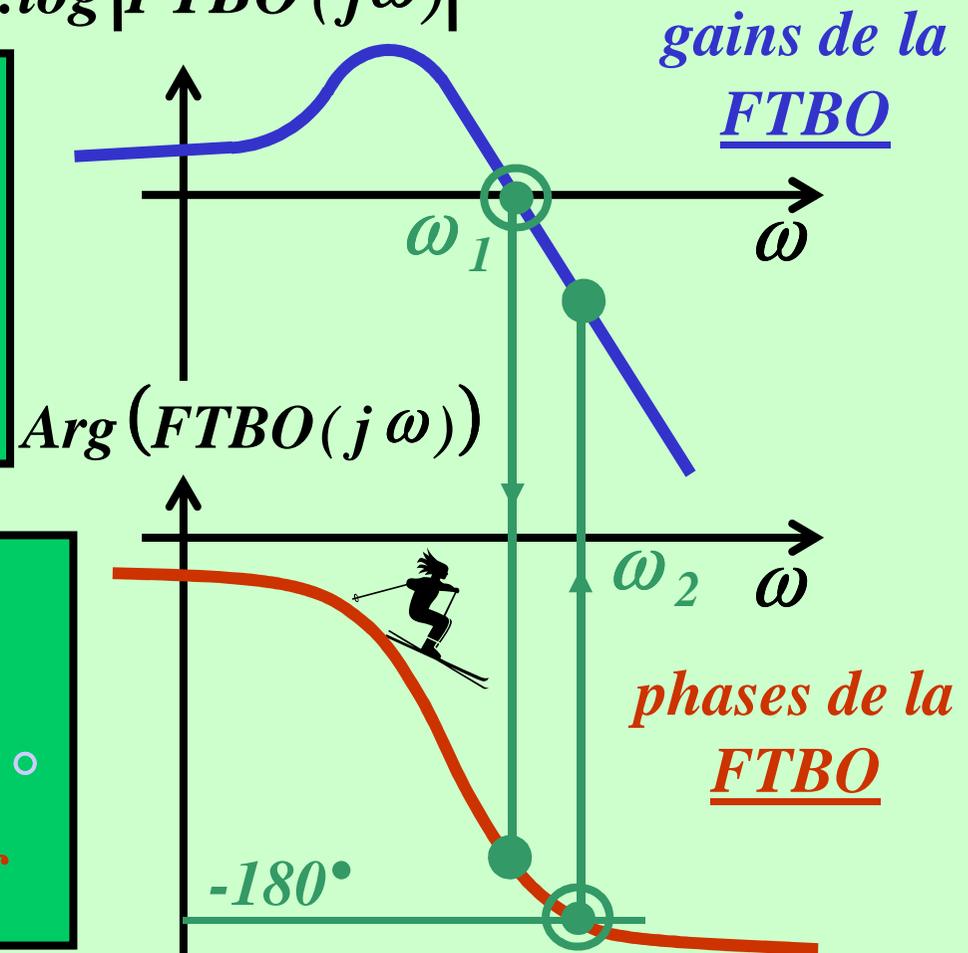
énoncé

si pour la pulsation ω_1
telle que :
 $20.\log |FTBO(j\omega_1)| = 0$
on a $\varphi > -180^\circ$

et si pour la pulsation ω_2
telle que :
 $\text{Arg}(FTBO(j\omega_2)) = -180^\circ$
on a un gain en **dB négatif**

alors le système est stable en boucle fermée

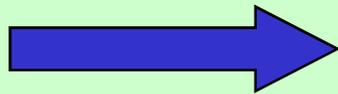
$$20.\log |FTBO(j\omega)|$$



c) Marges de stabilité :

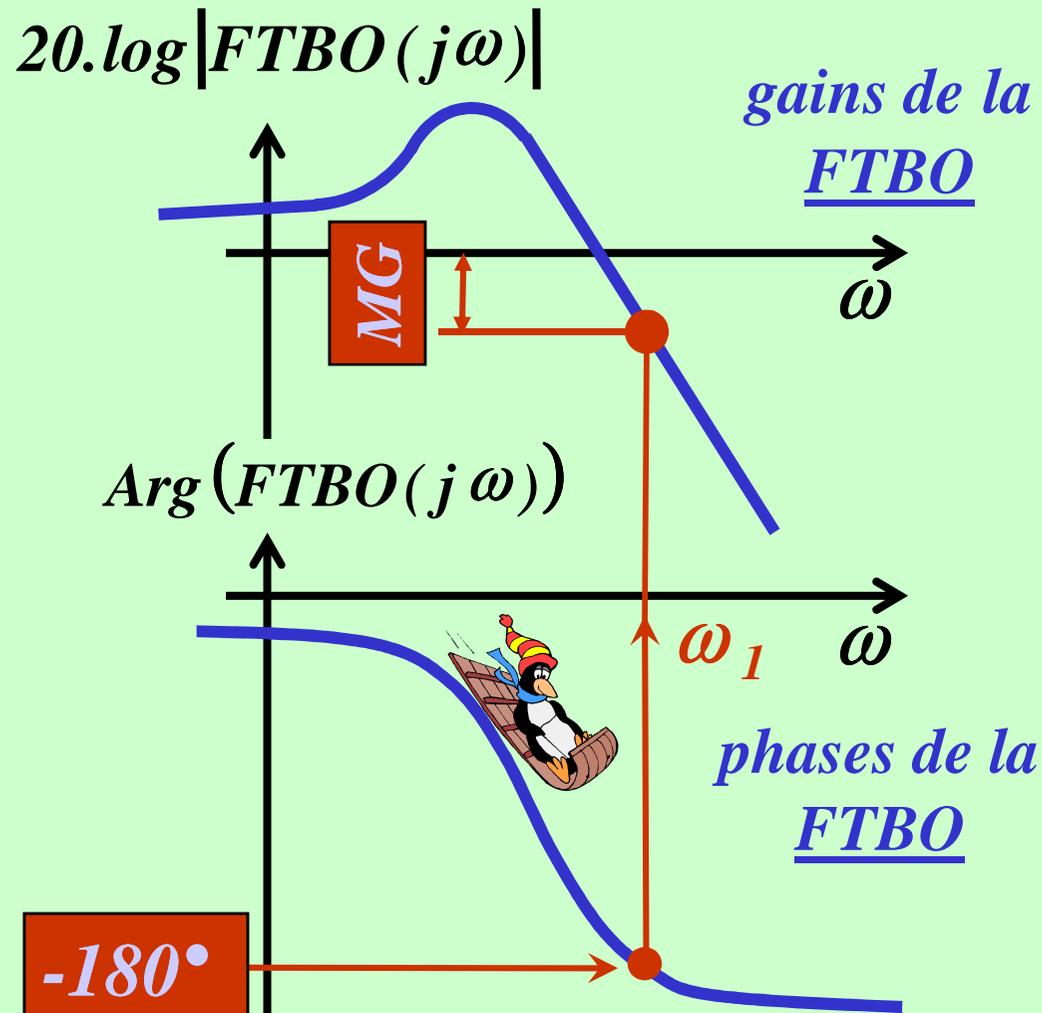
L'objectif est d'assurer un réglage donnant une certaine "robustesse" à l'asservissement.

En effet, si l'on se place juste à la limite de la stabilité, une faible modification des caractéristiques du système peut suffire à le rendre instable (usure, vieillissement...).



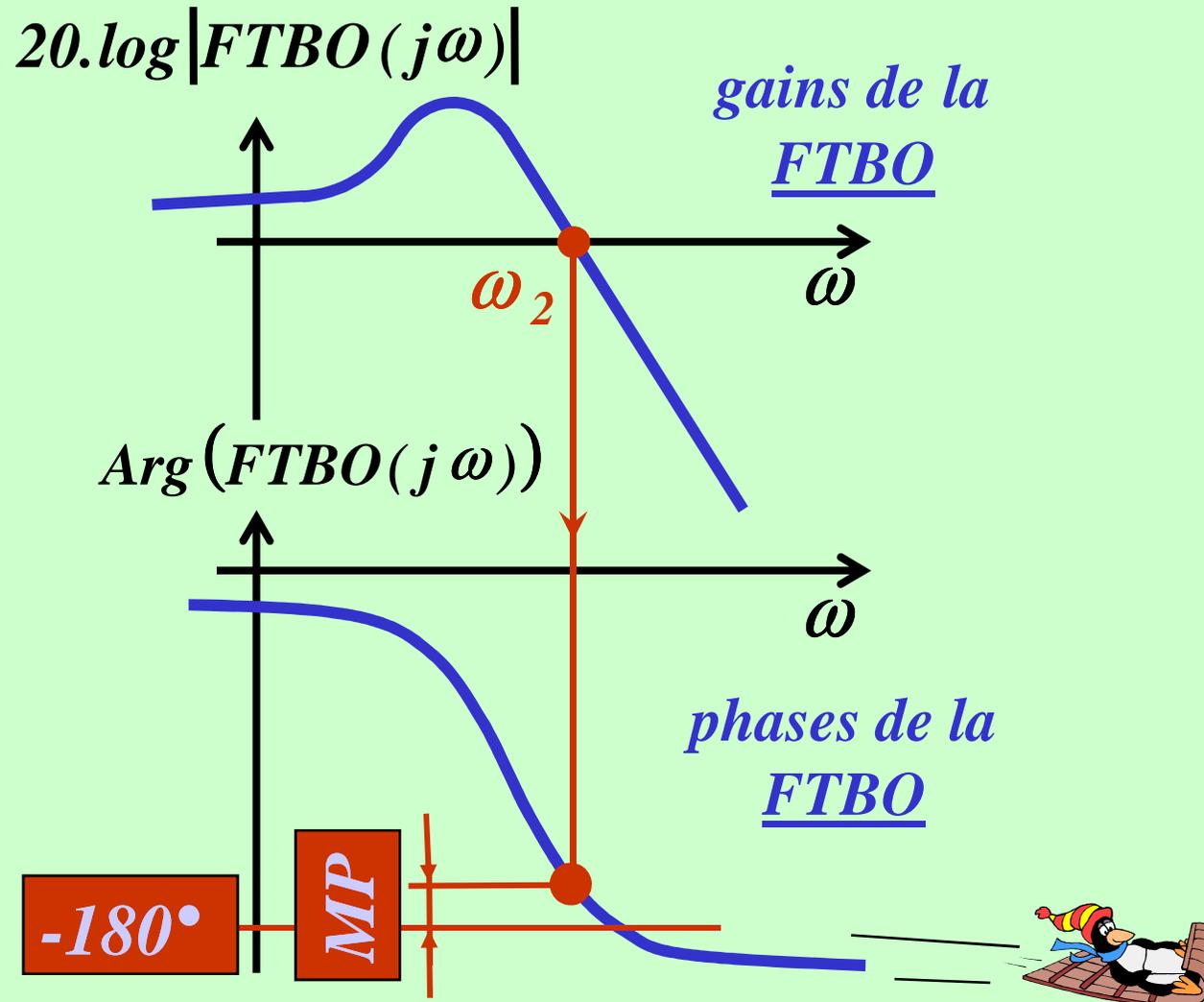
Il faut donc prendre une marge de sécurité par rapport à la limite de la stabilité

MARGE DE GAIN



En général on se fixe une marge de gain de **6 à 12 dB**

MARGE DE PHASE



En général on se fixe une marge de phase de 45°



FIN