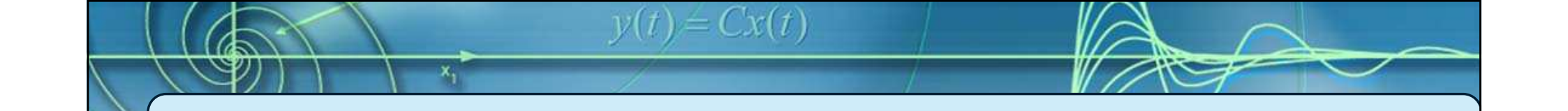


Fondamenti di Automatica

Unità 5

Stabilità esterna e analisi della risposta

The header features a blue background with various mathematical plots. On the left, there are concentric circles and a spiral. In the center, there is a horizontal axis with a point labeled x_1 . On the right, there are several overlapping curves. The equation $y(t) = Cx(t)$ is written in a light green font at the top center.
$$y(t) = Cx(t)$$

Stabilità esterna e analisi della risposta

- Stabilità esterna e risposta a regime
- Risposte di sistemi del I e II ordine



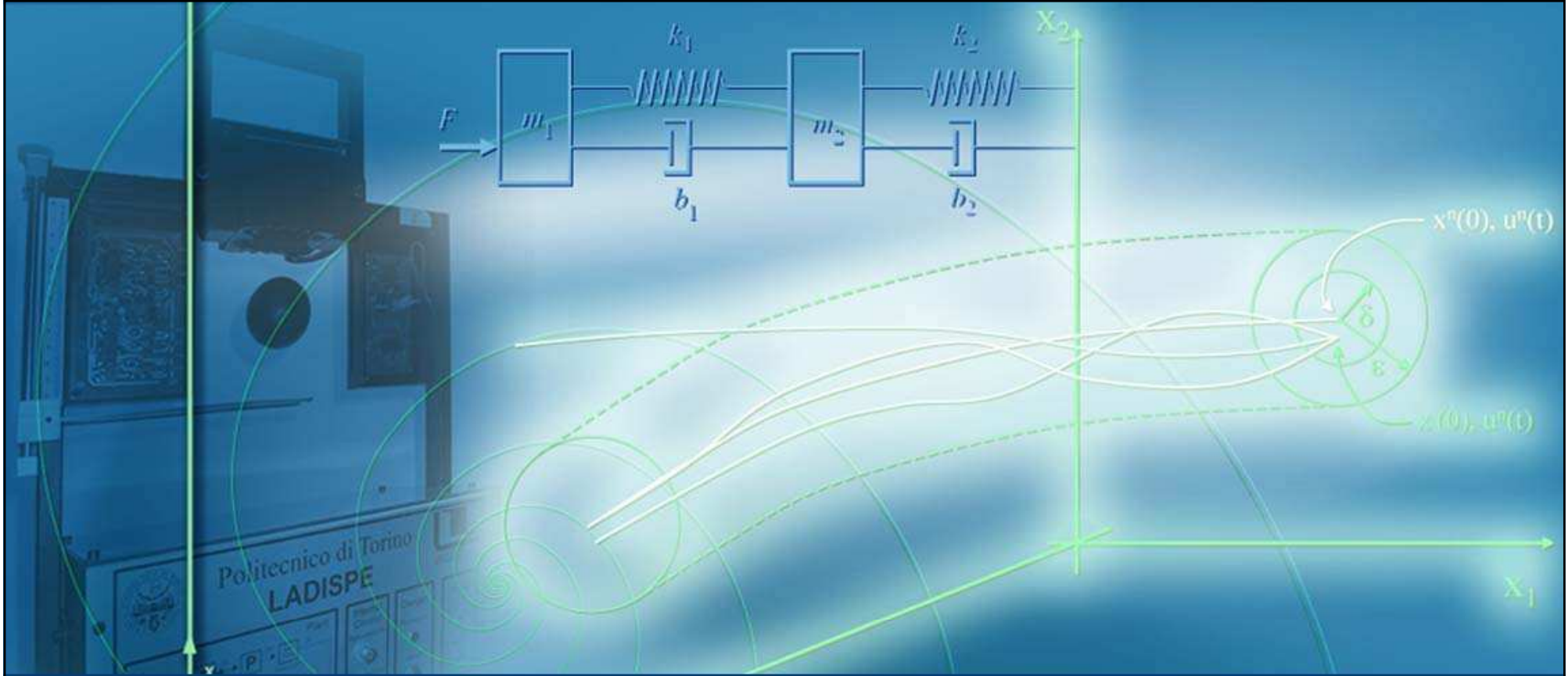
Stabilità esterna e analisi della risposta

Stabilità esterna e risposta a regime



Stabilità esterna e risposta a regime

- Relazioni fra rappresentazioni di sistemi
- Stabilità esterna di sistemi dinamici LTI
- Risposta in regime permanente
- Esempi di calcolo della risposta a regime



Stabilità esterna e risposta a regime

Relazioni fra rappresentazioni di sistemi



$y(t) = Cx(t)$

Relazioni fra rappresentazioni di sistemi

- La **rappresentazione in variabili di stato** (o **rappresentazione interna**) di un sistema dinamico LTI permette di analizzarne la proprietà di stabilità interna nonché le proprietà strutturali (in particolare, la raggiungibilità e l'osservabilità)
- La **rappresentazione mediante funzioni di trasferimento** (o **rappresentazione esterna**) di un sistema dinamico LTI fornisce in generale una descrizione parziale del comportamento del sistema rispetto a quella ricavabile dalla rappresentazione interna, poiché permette di analizzarne solamente la risposta forzata \Rightarrow dipende soltanto dalla parte raggiungibile ed osservabile del sistema dinamico

$$y(t) = Cx(t)$$

Sistema dinamico in forma minima

- Un sistema dinamico LTI è detto in **forma minima** se e soltanto se è completamente raggiungibile e completamente osservabile
- La rappresentazione interna di un sistema dinamico in forma minima contiene sempre il numero minimo di variabili di stato
- La funzione di trasferimento di un sistema dinamico SISO in forma minima non presenta mai cancellazioni zero-polo \Rightarrow tutti gli autovalori della matrice di stato compaiono come poli della funzione di trasferimento
- La funzione di trasferimento di un sistema dinamico SISO non in forma minima presenta invece sempre almeno una cancellazione zero-polo

$$y(t) = Cx(t)$$



Esempio di sistema in forma minima

- Il seguente sistema dinamico LTI a tempo continuo

$$\dot{x}(t) = \begin{bmatrix} 1 & 1 \\ 0 & -1 \end{bmatrix} x(t) + \begin{bmatrix} 2 \\ 3 \end{bmatrix} u(t), \quad y(t) = \begin{bmatrix} 2 & -1 \end{bmatrix} x(t)$$

è completamente raggiungibile ed osservabile:

$$M_R = \begin{bmatrix} B & AB \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 2 & 5 \\ 3 & -3 \end{bmatrix}, \quad M_O = \begin{bmatrix} C \\ CA \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 2 & -1 \\ 2 & 3 \end{bmatrix}$$

$$\Rightarrow \rho(M_R) = \rho(M_O) = n = 2$$

- La sua funzione di trasferimento è:

$$H(s) = C(sI - A)^{-1}B = \frac{s + 13}{(s - 1)(s + 1)}$$

$$y(t) = Cx(t)$$



Esempio di sistema non in forma minima

- Il seguente sistema dinamico LTI a tempo continuo

$$\dot{x}(t) = \begin{bmatrix} 1 & 1 \\ 0 & -1 \end{bmatrix} x(t) + \begin{bmatrix} 2 \\ 3 \end{bmatrix} u(t), \quad y(t) = \begin{bmatrix} 0 & -1 \end{bmatrix} x(t)$$

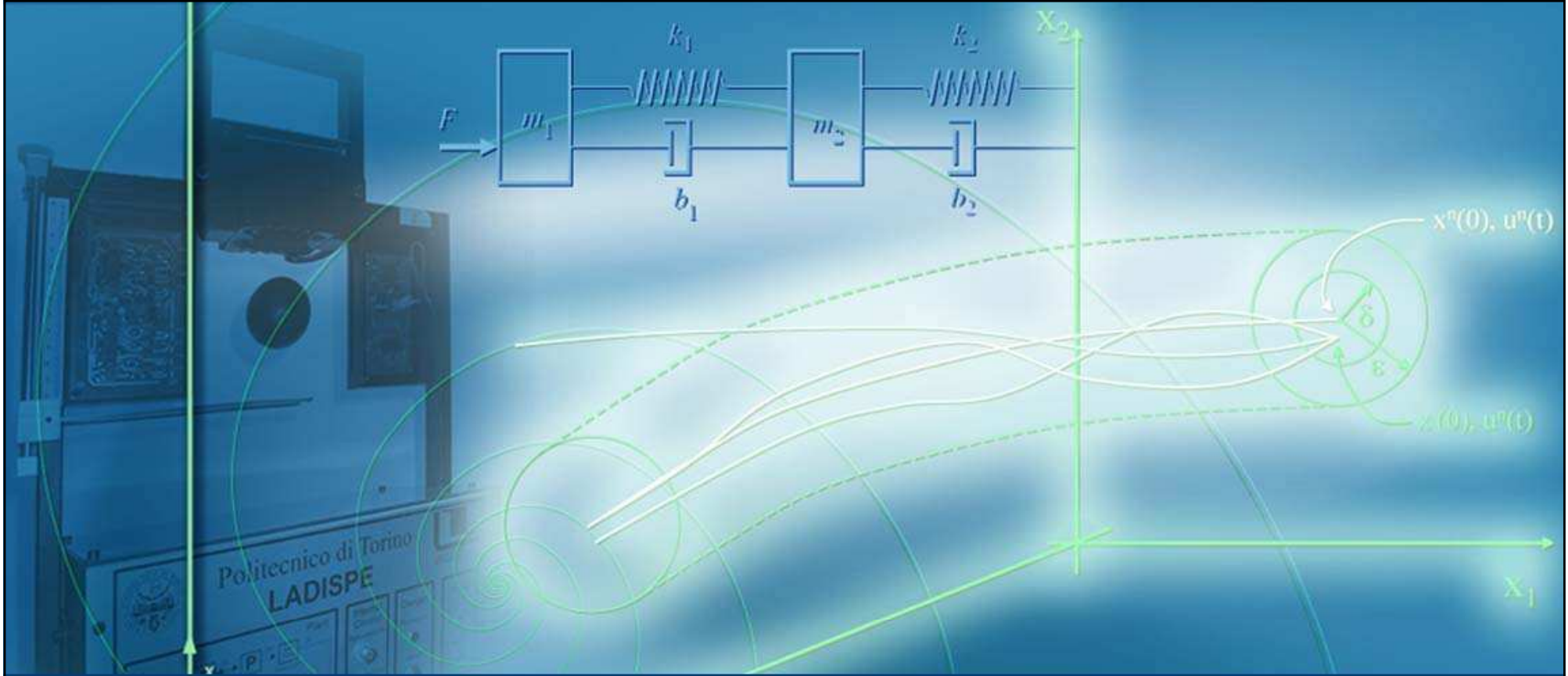
è completamente raggiungibile ma non osservabile:

$$M_R = \begin{bmatrix} B & AB \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 2 & 5 \\ 3 & -3 \end{bmatrix}, \quad M_O = \begin{bmatrix} C \\ CA \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & -1 \\ 0 & 1 \end{bmatrix}$$

$$\Rightarrow \rho(M_R) = n = 2, \quad \rho(M_O) = 1 < n$$

- La sua funzione di trasferimento è:

$$H(s) = C(sI - A)^{-1}B = \frac{-3\cancel{(s-1)}}{\cancel{(s-1)}(s+1)} = \frac{-3}{s+1}$$



Stabilità esterna e risposta a regime

Stabilità esterna di sistemi dinamici LTI

Stabilità esterna di sistemi dinamici LTI

- Un sistema dinamico, a dimensione finita, LTI, inizialmente a riposo, è **esternamente stabile** o **BIBO stabile** (Bounded Input – Bounded Output) se la sua risposta forzata ad un qualsiasi ingresso limitato si mantiene sempre limitata nel tempo:

$$\forall \bar{u} \in (0, \infty), \quad \exists \bar{y} \in (0, \infty):$$

$$\|u(t)\| \leq \bar{u}, \forall t \geq 0 \quad \Rightarrow \quad \|y(t)\| \leq \bar{y}, \forall t \geq 0$$

- Per ipotesi, il sistema è inizialmente a riposo \Rightarrow
 $y(t) = \mathcal{L}^{-1}\{H(s)U(s)\}$ (sistema a tempo continuo)
 $y(k) = \mathcal{Z}^{-1}\{H(z)U(z)\}$ (sistema a tempo discreto)
con $H(s), H(z)$: funzioni di trasferimento del sistema



Condizioni per la stabilità esterna

- Un sistema dinamico, a dimensione finita, a tempo continuo, LTI, inizialmente a riposo, è **BIBO stabile** se e solo se tutti i poli della funzione di trasferimento $H(s)$, dopo aver eseguito le cancellazioni zero-polo, sono a parte reale strettamente minore di 0
- Un sistema dinamico, a dimensione finita, a tempo discreto, LTI, inizialmente a riposo, è **BIBO stabile** se e solo se tutti i poli della funzione di trasferimento $H(z)$, dopo aver eseguito le cancellazioni zero-polo, sono in modulo strettamente minori di 1



$y(t) = Cx(t)$

Relazioni fra stabilità interna ed esterna

- Se un sistema dinamico, a dimensione finita, LTI, è asintoticamente stabile \Rightarrow è esternamente stabile. Infatti, i poli della funzione di trasferimento sono in generale soltanto un sottoinsieme degli autovalori della matrice di stato, che in questo caso sono tutti asintoticamente stabili per ipotesi
- Se un sistema dinamico, a dimensione finita, LTI, è in forma minima ed esternamente stabile \Rightarrow è asintoticamente stabile. Infatti, gli autovalori della matrice di stato in questo caso coincidono proprio con i poli della funzione di trasferimento, che sono tutti asintoticamente stabili per ipotesi



Esempio di sistema non BIBO stabile

- Il sistema dinamico LTI a tempo continuo

$$\dot{x}(t) = \begin{bmatrix} 1 & 1 \\ 0 & -1 \end{bmatrix} x(t) + \begin{bmatrix} 2 \\ 3 \end{bmatrix} u(t), \quad y(t) = \begin{bmatrix} 2 & -1 \end{bmatrix} x(t)$$

considerato in precedenza è in forma minima e la sua funzione di trasferimento è:

$$H(s) = C(sI - A)^{-1}B = \frac{s + 13}{(s - 1)(s + 1)}$$

- I poli di $H(s)$ sono $+1$, -1 , e coincidono con gli autovalori della matrice di stato A del sistema \Rightarrow il sistema non è esternamente (o BIBO) stabile, mentre è (internamente) instabile



Esempio di sistema BIBO stabile

- Il sistema dinamico LTI a tempo continuo

$$\dot{x}(t) = \begin{bmatrix} 1 & 1 \\ 0 & -1 \end{bmatrix} x(t) + \begin{bmatrix} 2 \\ 3 \end{bmatrix} u(t), \quad y(t) = \begin{bmatrix} 0 & -1 \end{bmatrix} x(t)$$

considerato in precedenza non è in forma minima e la sua funzione di trasferimento è:

$$H(s) = C(sI - A)^{-1}B = \frac{-3\cancel{(s-1)}}{\cancel{(s-1)}(s+1)} = \frac{-3}{s+1}$$

- Dopo aver eseguito tutte le cancellazioni zero-polo, $H(s)$ ha un polo in -1 , che è uno dei due autovalori $(+1, -1)$ della matrice di stato A del sistema \Rightarrow il sistema risulta esternamente (o BIBO) stabile, mentre è (internamente) instabile



Stabilità esterna e risposta a regime

Risposta in regime permanente

Risposta in regime permanente (1/6)

- Si consideri il sistema dinamico, a dimensione finita, a tempo continuo, LTI, proprio, descritto da

$$\dot{x}(t) = Ax(t) + Bu(t), \quad y(t) = Cx(t)$$

- Il movimento $x(t)$, soluzione dell'equazione di stato, può essere espresso come:

$$x(t) = x_{omog}(t) + x_{part}(t)$$

- $x_{omog}(t)$ è una soluzione dell'equazione omogenea associata all'equazione di stato, in cui $u(t) = 0$
 - $x_{part}(t)$ è una soluzione particolare dell'equazione di stato e dipende dall'ingresso $u(t)$ applicato
- La risposta $y(t)$ può essere allora espressa come:
- $$y(t) = C \left[x_{omog}(t) + x_{part}(t) \right] = y_{omog}(t) + y_{part}(t)$$

Risposta in regime permanente (2/6)

- Come conseguenza dei risultati dell'analisi modale, il termine $y_{omog}(t)$ è combinazione lineare dei modi propri del sistema \Rightarrow dipende dagli autovalori $\lambda_i(A)$ della matrice di stato A :

$$y_{omog}(t) = Cx_{omog}(t) = \sum_{i=1}^{n'} \sum_{\mu'_i=1}^{\mu_i} \alpha_{i,\mu'_i} m_{i,\mu'_i}(t)$$

$$m_{i,\mu'_i}(t) = t^{\mu'_i-1} e^{\operatorname{Re}(\lambda_i)t} \cos(\operatorname{Im}(\lambda_i)t + \varphi_i)$$

- Se il sistema è asintoticamente stabile, cioè se tutti gli autovalori hanno $\operatorname{Re}(\lambda_i(A)) < 0$, allora:

$$\lim_{t \rightarrow \infty} y_{omog}(t) = 0$$

\Rightarrow per tempi sufficientemente grandi, $y(t) \cong y_{part}(t)$, cioè tende a una **risposta in regime permanente**

Risposta in regime permanente (3/6)

- Il termine $y_{part}(t)$ dipende sempre dal particolare ingresso $u(t)$ applicato e, nel caso in cui il sistema dinamico sia asintoticamente stabile, costituisce la risposta in regime permanente cui l'uscita $y(t)$ tende per tempi sufficientemente grandi:
 - Se l'ingresso è costante: $u(t) = \bar{u} \cdot \varepsilon(t) \Rightarrow$ l'uscita $y(t)$ del sistema tende all'uscita di equilibrio $\bar{y} = -CA^{-1}B\bar{u}$ se il sistema è asintoticamente stabile (A è infatti invertibile poiché $\det(A) = \prod_i \lambda_i(A) \neq 0$) \Rightarrow è costante anche la risposta in regime permanente:

$$y_{part}(t) = \bar{y} \cdot \varepsilon(t) = -CA^{-1}B\bar{u}\varepsilon(t)$$

Si può calcolare \bar{y} anche col teorema del valore finale:

$$\bar{y} = \lim_{t \rightarrow \infty} y(t) = \lim_{s \rightarrow 0} sY(s) = \lim_{s \rightarrow 0} \cancel{s} H(s) \bar{u} / \cancel{s} = H(0)\bar{u}$$

Risposta in regime permanente (4/6)

- Il termine $y_{part}(t)$ dipende sempre dal particolare ingresso $u(t)$ applicato e, nel caso in cui il sistema dinamico sia asintoticamente stabile, costituisce la risposta in regime permanente cui l'uscita $y(t)$ tende per tempi sufficientemente grandi:
 - Se l'ingresso è sinusoidale: $u(t) = \bar{u} \sin(\omega_0 t + \theta_0) \varepsilon(t) \Rightarrow$ è sinusoidale anche la risposta in regime permanente cui tende $y(t)$ se il sistema è asintoticamente stabile:

$$y_{part}(t) = \bar{y} \sin(\omega_0 t + \varphi) \varepsilon(t)$$

$$\bar{y} = |H(j\omega_0)| \cdot \bar{u}$$

$$\varphi = \arg H(j\omega_0) + \theta_0$$

essendo $H(s)$ la funzione di trasferimento del sistema

Risposta in regime permanente (5/6)

- Se un sistema dinamico è asintoticamente stabile (oppure esternamente stabile ed in forma minima), la sua risposta $y(t)$ ad un qualsiasi ingresso $u(t)$ può quindi essere scomposta in:
 - Un **transitorio iniziale**, che risente anche del contributo del termine $y_{omog}(t)$
 - Una **risposta in regime permanente**, coincidente con il solo termine $y_{part}(t)$
- Esempio: dato il sistema BIBO stabile in forma minima

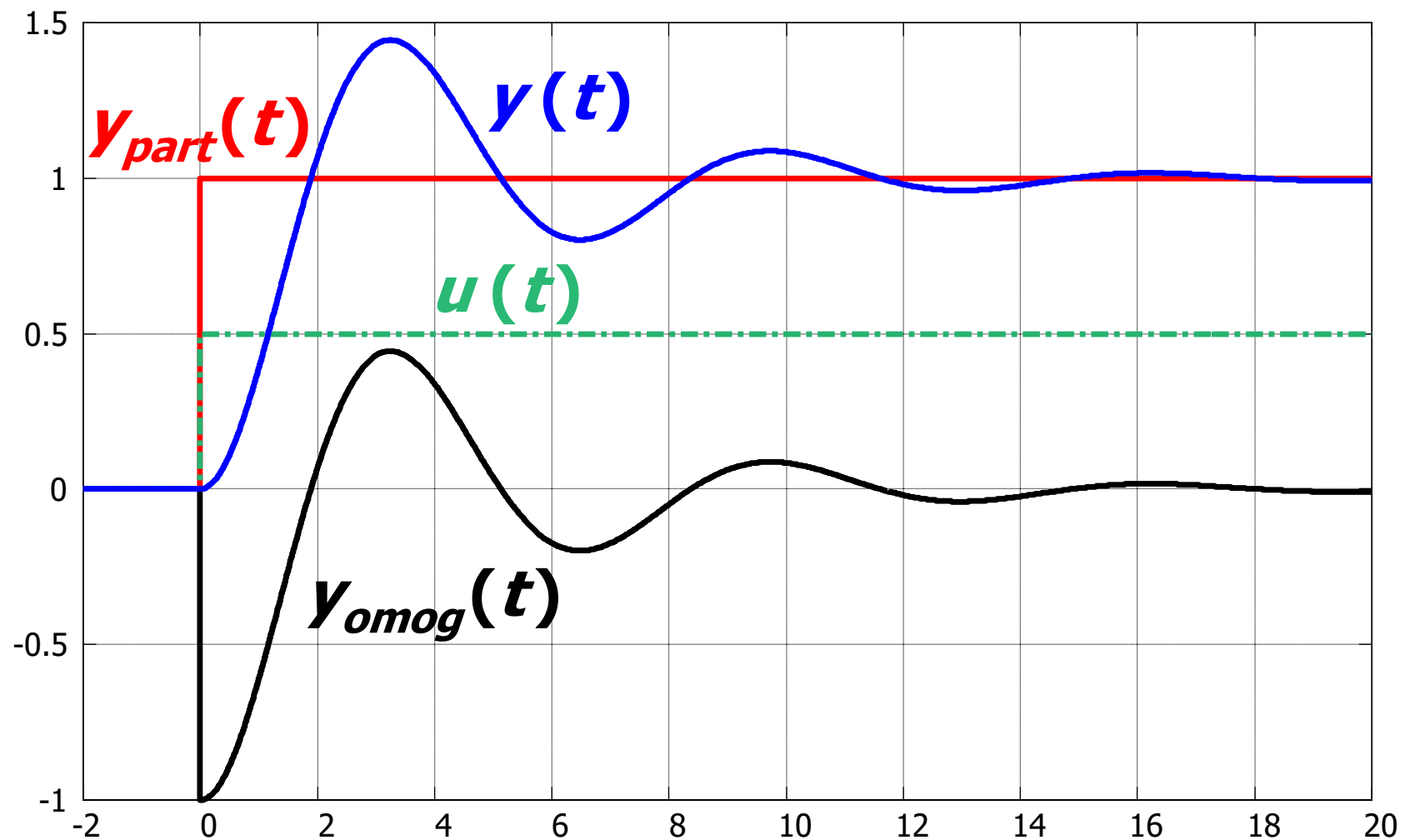
$$H(s) = \frac{2}{s^2 + 0.5s + 1}$$

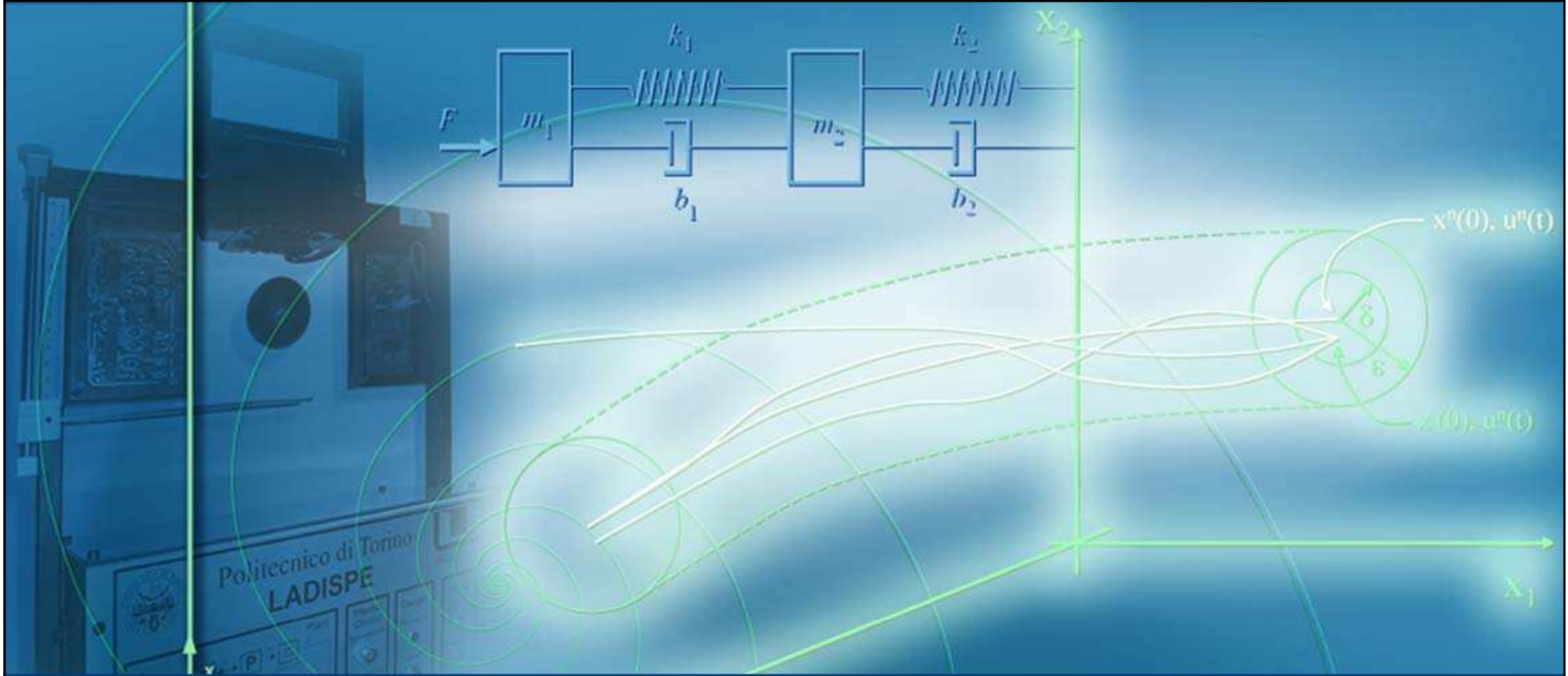
la risposta in regime permanente a $u(t) = 0.5\varepsilon(t)$ è:

$$y_{part}(t) = \bar{y} \varepsilon(t) = H(0) \bar{u} \varepsilon(t) = 2 \cdot 0.5 \varepsilon(t) = \varepsilon(t)$$

$$y(t) = Cx(t)$$

Risposta in regime permanente (6/6)





Stabilità esterna e risposta a regime

Esempi di calcolo della risposta a regime



Esempio #1

- Dato il sistema dinamico in forma minima avente

$$H(s) = \frac{1}{(s+2)(s+10)}$$

calcolare, qualora sia possibile, la risposta in regime permanente ad un ingresso costante di ampiezza 2

- Tutti i poli di $H(s)$ hanno parte reale strettamente minore di 0, in quanto valgono -2 e -10
 - \Rightarrow il sistema è BIBO stabile nonché in forma minima
 - \Rightarrow il sistema è asintoticamente stabile
 - \Rightarrow esiste la risposta in regime permanente
- Poiché $u(t) = \bar{u}\varepsilon(t) = 2\varepsilon(t) \Rightarrow$ la risposta a regime è:

$$y_{part}(t) = \bar{y} \varepsilon(t) = H(0) \bar{u} \varepsilon(t) = \frac{1}{20} 2 \varepsilon(t) = 0.1 \varepsilon(t)$$



Esempio #2 (1/2)

- Dato il sistema dinamico in forma minima avente

$$H(s) = \frac{1}{(s+2)(s+10)}$$

calcolare, qualora sia possibile, la risposta in regime permanente all'ingresso $u(t) = 2 \sin(0.5t) \varepsilon(t)$

- Il sistema è asintoticamente stabile (v. Esempio #1)
 \Rightarrow esiste la risposta in regime permanente

- Poiché $u(t) = \bar{u} \sin(\omega_0 t + \theta_0) \varepsilon(t) = 2 \sin(0.5t) \varepsilon(t)$
 \Rightarrow la risposta in regime permanente è sinusoidale:

$$y_{part}(t) = \bar{y} \sin(\omega_0 t + \varphi) \varepsilon(t) = \bar{y} \sin(0.5t + \varphi) \varepsilon(t)$$

$$\bar{y} = |H(j\omega_0)| \cdot \bar{u} = 2 |H(j0.5)|$$

$$\varphi = \arg H(j\omega_0) + \theta_0 = \arg H(j0.5)$$



Esempio #2 (2/2)

- Dato il sistema dinamico in forma minima avente

$$H(s) = \frac{1}{(s+2)(s+10)}$$

calcolare, qualora sia possibile, la risposta in regime permanente all'ingresso $u(t) = 2 \sin(0.5t) \varepsilon(t)$

► $|H(j0.5)| = |(j0.5 + 2)(j0.5 + 10)|^{-1} = |j0.5 + 2|^{-1} |j0.5 + 10|^{-1} =$
 $= \left(\sqrt{0.5^2 + 2^2} \sqrt{0.5^2 + 10^2} \right)^{-1} = \left(\sqrt{4.25} \sqrt{100.25} \right)^{-1} = 0.0484$

► $\arg H(j0.5) = \arg \left(\frac{1}{(j0.5 + 2)(j0.5 + 10)} \right) =$
 $= \arg(1) - \arg(j0.5 + 2) - \arg(j0.5 + 10) =$
 $= 0 - \arctan(0.5/2) - \arctan(0.5/10) = -0.2949 \text{ rad}$



Esempio #3

- Dato il sistema dinamico in forma minima avente

$$H(s) = \frac{1}{s^2 + s - 6}$$

calcolare, qualora sia possibile, la risposta in regime permanente ad un ingresso costante di ampiezza 2

- Il denominatore di $H(s)$ ha una variazione di segno
⇒ per la regola di Cartesio, $H(s)$ ha:
un polo con parte reale strettamente minore di 0 e
un polo con parte reale strettamente maggiore di 0
⇒ il sistema non è BIBO stabile
⇒ il sistema non solo non è asintoticamente stabile,
ma addirittura risulta (internamente) instabile
⇒ non esiste una risposta in regime permanente

Es: $H(s) = \frac{(s-2)(s+5)}{(s+1)(s+2)}$ sistema in forma minima

calcolare, se possibile, la risposta in regime permanente a $u(t) = 5 \sin(2t)$

\exists reg. permanente

$$y(t) \xrightarrow{t \rightarrow \infty} y_{\text{perm}}(t) = \bar{y} \sin(2t + \varphi)$$

$$\bar{y} = |H(s)|_{s=j2} \quad \bar{u} = \left| \frac{(j2-2)(j2+5)}{(j2+1)(j2+2)} \right| 5 = 12,04$$

$$\begin{aligned} \varphi &= \angle H(s) \Big|_{s=j2} = \angle \frac{(j2-2)(j2+5)}{(j2+1)(j2+2)} = \\ &= \angle j2-2 + \angle j2+5 - \angle j2+1 - \angle j2+2 = \\ &= 2\arctan\left(\frac{2}{-2}\right) + 2\arctan\left(\frac{2}{5}\right) - 2\arctan\left(\frac{2}{1}\right) - 2\arctan\left(\frac{2}{2}\right) = \\ &= -\frac{\pi}{4} + \pi + \dots = 0,844 \text{ rad/s} \end{aligned}$$

