

## Capitolo 3 – Sistemi lineari e stazionari a tempo continuo

## ■ Linearizzazione dei sistemi non lineari

- ◆ Calcolo della risposta → *Approssimazione*
- ◆ Stabilità

Si possono dire poche cose generali

## Linearizzazione

- ◆ Data la rappresentazione i-s-u di un sistema non lineare stazionario

*Si può anche fare col. Pungo una*

$$\begin{aligned}\dot{x}(t) &= f(x(t), u(t)) \\ y(t) &= g(x(t), u(t))\end{aligned}$$

- E dato l'ingresso costante  $u(t) = \bar{u}$ , indichiamo con  $\bar{x}$  e  $\bar{y}$  il punto di equilibrio nello stato e nell'uscita rispettivamente, i.e.,

$$\begin{aligned}0 &= f(\bar{x}, \bar{u}) \\ \bar{y} &= g(\bar{x}, \bar{u})\end{aligned}$$

- Ci proponiamo di determinare la risposta del sistema «nell'intorno» del punto di equilibrio, cioè la risposta ad un ingresso e una condizione iniziale «poco» diversi\* da quelli «nominali»  $\bar{x}$  e  $\bar{u}$ , cioè

$$\begin{aligned}u(t) &= \bar{u} + \delta u(t) & \|\delta u(t)\| &\ll \|\bar{u}\|, \forall t \geq 0 \\ x(0) &= \bar{x} + \delta x_0 & \|\delta x_0\| &\ll \|\bar{x}\|\end{aligned}$$

Se  $\|\delta u(t)\|$  è suffic. piccolo  
 $\|\delta x_0\|$  è suffic. piccolo

- ◆ Possiamo sempre scrivere la risposta nello stato e nell'uscita nella forma

$$\begin{aligned}x(t) &= \bar{x} + \delta x(t) \\ y(t) &= \bar{y} + \delta y(t)\end{aligned}$$

## Linearizzazione

- Affinché  $x(t)$  e  $y(t)$  siano un movimento ammissibile del sistema deve risultare

$$\dot{x}(t) = f(x(t), u(t))$$

$$y(t) = g(x(t), u(t))$$

- Considerato che  $\bar{x}$  è costante  $\rightarrow$  faccio la verifica

$$\delta \dot{x}(t) = f(\bar{x} + \delta x(t), \bar{u} + \delta u(t)), \quad x(0) = \bar{x} + \delta x_0$$

$$\bar{y} + \delta y(t) = g(\bar{x} + \delta x(t), \bar{u} + \delta u(t))$$

- Sviluppiamo in serie di Taylor le funzioni  $f(x, u)$  e  $g(x, u)$  intorno al punto  $(\bar{x}, \bar{u})$  fermandoci al I ordine

Punto ep.  $\bar{x}$       0  
 ~~$\bar{y}$~~        $\bar{u}$

$$\delta \dot{x}(t) = f(\bar{x} + \delta x(t), \bar{u} + \delta u(t)) = f(\bar{x}, \bar{u}) + \frac{\partial f(x, u)}{\partial x} \Big|_{x=\bar{x}, u=\bar{u}} \delta x(t) + \frac{\partial f(x, u)}{\partial u} \Big|_{x=\bar{x}, u=\bar{u}} \delta u(t)$$

$$\cancel{\bar{y} + \delta y(t)} = g(\bar{x} + \delta x(t), \bar{u} + \delta u(t)) = g(\bar{x}, \bar{u}) + \frac{\partial g(x, u)}{\partial x} \Big|_{x=\bar{x}, u=\bar{u}} \delta x(t) + \frac{\partial g(x, u)}{\partial u} \Big|_{x=\bar{x}, u=\bar{u}} \delta u(t)$$

Svolv. di  $f$  rispetto a  $x$       Svolv. di  $f$  rispetto a  $u$   
 Mentre di  $\delta x(t)$       Mentre di  $\delta u(t)$   
 equilibrarsi

$$f(x) = f(x_0) + f'(x_0)(x - x_0) + \dots \rightarrow f(x_0 + \delta x) \approx f(x_0) + f'(x_0) \delta x$$

Al posto di  $f'$  ho la Incoerenza

- Dunque il sistema «linearizzato» è descritto dalle equazioni

$$\delta \dot{x}(t) = \left. \frac{\partial f(x, u)}{\partial x} \right|_{x=\bar{x}, u=\bar{u}} \delta x(t) + \left. \frac{\partial f(x, u)}{\partial u} \right|_{x=\bar{x}, u=\bar{u}} \delta u(t)$$

$$\delta y(t) = \left. \frac{\partial g(x, u)}{\partial x} \right|_{x=\bar{x}, u=\bar{u}} \delta x(t) + \left. \frac{\partial g(x, u)}{\partial u} \right|_{x=\bar{x}, u=\bar{u}} \delta u(t)$$

**A**      **B**  
**C**      **D**

\* Valutare fin un punto  
fisico quando è A.

- Che è un sistema LTI

$$\delta \dot{x}(t) = A \delta x(t) + B \delta u(t),$$

$$\delta y(t) = C \delta x(t) + D \delta u(t)$$

- Esempio

- Pendolo semplice

$$\delta x(0) = \delta x_0$$

why?

→ Sistema linearizzato intorno a punto d'eq.  
 $(\bar{x}, \bar{u})$   
 Taylor si ferma al primo ordine, gli altri  
 ordini sono  $o(\delta x)$ , quindi si parla → Pugnali



$$\dot{x}_1 = x_2$$

$$\dot{x}_2 = -\frac{g}{l} \sin x_1 - \frac{\beta}{ml^2} x_2 + \frac{1}{ml^2} u$$

$$y = l \sin x_1$$

$$\bar{u} = 0$$

$$0 = \bar{x}_2$$

$$\bar{x}_2 = 0$$

$$0 = -\frac{g}{l} \sin \bar{x}_1 - \frac{\beta}{ml^2} \bar{x}_2$$

$$\bar{x}_{1a} = 0$$

$$\bar{x}_{1b} = \pi$$

Punti di equilibrio:

$$\bar{x}_a = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \end{pmatrix} \quad \bar{x}_b = \begin{pmatrix} \pi \\ 0 \end{pmatrix}$$

$$\frac{\delta f}{\delta x} = \begin{pmatrix} 0 & 1 \\ -\frac{g}{l} \cos x_1 & -\frac{\beta}{ml^2} \end{pmatrix}$$

$$\frac{\delta f}{\delta u} = \begin{pmatrix} 0 \\ \frac{1}{ml^2} \end{pmatrix}$$

$$\frac{\delta g}{\delta x} = \begin{pmatrix} l \cos x_1 & 0 \end{pmatrix}$$

$$\frac{\delta g}{\delta u} = 0$$

PUNTO DI EQ. A

$$\delta \dot{x}(r) = \begin{pmatrix} 0 & 1 \\ -\frac{g}{l} & -\frac{\beta}{ml^2} \end{pmatrix} \delta x(r) + \begin{pmatrix} 0 \\ \frac{1}{ml^2} \end{pmatrix} \delta u(r)$$

$$\delta y(r) = \begin{pmatrix} l & 0 \end{pmatrix} \delta x(r)$$

PUNTO DI EQ. B

$$\delta \dot{x}(r) = \begin{pmatrix} 0 & 1 \\ \frac{g}{l} & -\frac{\beta}{ml^2} \end{pmatrix} \delta x(r) + \begin{pmatrix} 0 \\ \frac{1}{ml^2} \end{pmatrix} \delta u(r)$$

$$\delta y(r) = \begin{pmatrix} -l & 0 \end{pmatrix} \delta x(r)$$

Ricorda che  $x(r) \approx \bar{x} + \delta x(r)$

Riprendiamo l'esempio:

$$\begin{cases} \dot{x}_1 = x_2 \\ \dot{x}_2 = -\frac{g}{l} \sin x_1 - \frac{\beta}{ml^2} x_2 + \frac{1}{ml^2} u \\ y = l \sin x_1 \end{cases}$$

$\bar{u} = 0$  intorno al cui equilibrio

$$x_a = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \end{pmatrix}$$

$$x_b = \begin{pmatrix} \pi \\ 0 \end{pmatrix}$$

$$A_a = \begin{pmatrix} 0 & 1 \\ -\frac{g}{l} \cos x_a & -\frac{\beta}{ml^2} \end{pmatrix} \Big|_{\substack{x=x_a \\ u=\bar{u}}} = \begin{pmatrix} 0 & 1 \\ -\frac{g}{l} & -\frac{\beta}{ml^2} \end{pmatrix}$$

$$A_b = \begin{pmatrix} 0 & 1 \\ \frac{g}{l} & -\frac{\beta}{ml^2} \end{pmatrix}$$

$$b_a = b_b = \begin{pmatrix} 0 \\ \frac{1}{ml^2} \end{pmatrix}$$

$$C_a = \begin{pmatrix} l \cos x_1 & 0 \end{pmatrix} \Big|_{\substack{x=x_a \\ u=\bar{u}}} = \begin{pmatrix} l & 0 \end{pmatrix}$$

$$C_b = \begin{pmatrix} -l & 0 \end{pmatrix}$$

$$d_a = d_b = 0$$

Domanda: posso usare questo sistema per capire prop. di stabilità dei punti di equilibrio?

■ Si pone il problema di studiare la stabilità del punto di equilibrio  $\bar{x}$

◆ Valgono le due proposizioni seguenti (primo metodo di Lyapunov)

*localmente*  
↑

- Proposizione: Lo stato di equilibrio  $\bar{x}$  relativo all'ingresso  $\bar{u}$  del sistema non lineare  $\dot{x} = f(x, u)$  è asintoticamente stabile se tutti gli autovalori del sistema linearizzato hanno parte reale negativa *Condiz. solo sufficiente*

– Si noti che la condizione è solo sufficiente!

- Proposizione: Lo stato di equilibrio  $\bar{x}$  relativo all'ingresso  $\bar{u}$  del sistema non lineare  $\dot{x} = f(x, u)$  è instabile se esiste almeno un autovalore del sistema linearizzato a parte reale positiva

– Anche in tal caso la condizione è solo sufficiente

- ◆ Nulla si può dire nel caso in cui il sistema linearizzato abbia qualche autovalore a parte reale nulla

◆ Esempio

- Pendolo semplice

*Se autovalore ha parte reale nulla non posso dire nulla.*



Dobbiamo calcolare polinomio caratt.:

$$P_a(\lambda) = \lambda^2 + \frac{B}{m\ell^2} \lambda + \frac{g}{\ell}$$

↓  
ma ha forma compagnia minore  $\Rightarrow$  coeff. sono quelli della riga minore centrata di segno.

Parametro positivo  $\Rightarrow$  parte reale negativa  $\Rightarrow x_a$  è assoltamente stabile.

Per le  $z^*$ :

$$P_b(\lambda) = \lambda^2 + \frac{B}{m\ell^2} \lambda - \frac{g}{\ell} \quad \text{Per contro ho 1 punto reale pos. e 1 neg.} \Rightarrow x_b \text{ è instabile.}$$

NOTA: Caso  $x_a$  con  $B=0$ ,  $\lambda_{1,2} = \pm \sqrt{\frac{g}{\ell}}$ , quindi non posso concludere nulla perché  $\operatorname{Re}(\lambda_{1,2})=0$ .

## Esercitazione sul cap. 3

**Esercizi**

Si verifichi che la formula di Lagrange di equazione (3.3) risolve l'equazione di stato (3.1). **Esercizio 3.1**

Si consideri un sistema lineare e stazionario con matrice della dinamica **Esercizio 3.2**

$$A = \begin{bmatrix} -9 & 4 & 2 \\ -1 & -1 & 0 \\ -17 & 10 & 3 \end{bmatrix}$$

Si determinino i suoi modi e quindi si indichi la forma generale del movimento libero dello stato.

Si costruisca un sistema di ordine minimo possibile, dotato almeno dei modi  $\zeta_1, \zeta_2, \zeta_3$ . Quindi si valutino le sue proprietà di stabilità. **Esercizio 3.3**

Si calcoli la risposta all'impulso dell'uscita del sistema **Esercizio 3.4**

$$\begin{aligned} \dot{x}_1(t) &= -x_1(t) + 5u(t) \\ \dot{x}_2(t) &= -2x_2(t) + 4u(t) \\ y(t) &= x_1(t) + 3x_2(t) \end{aligned}$$

Si verifichi che è asintoticamente nulla, essendo il sistema asintoticamente stabile. Quindi, in base a essa, si calcoli la risposta dell'uscita del sistema all'ingresso  $u(t) = t$ . Infine, si calcoli il guadagno statico del sistema.

Si individuino i valori di  $\alpha$  e  $\beta$  che rendono asintoticamente stabile un sistema con polinomio caratteristico **Esercizio 3.5**

$$\varphi(s) = s^3 + \alpha s^2 + \beta s + 1$$

e si determini la regione a loro corrispondente nel piano di ascissa  $\alpha$  e ordinata  $\beta$ .

Si consideri il polinomio caratteristico **Esercizio 3.6**

$$\varphi(s) = \alpha s^3 + \beta s^2 + 6s + \gamma$$

Si dica se è vero che tutte le sue radici hanno parte reale negativa qualunque valore assumano  $\alpha, \beta$  e  $\gamma$  negli intervalli seguenti:

$$\begin{aligned} 3 &\leq \alpha \leq 4 \\ 2 &\leq \beta \leq 3 \\ 1 &\leq \gamma \leq 2 \end{aligned}$$

Si determinino gli stati e le uscite di equilibrio del sistema **Esercizio 3.7**

$$\begin{aligned} \dot{x}(t) &= x^2(t) - u(t)x(t) - 2u(t) \\ y(t) &= x^3(t) + u^2(t) \end{aligned}$$

con ingresso  $u(t) = \bar{u} = 1$ . Quindi, si determinino i sistemi linearizzati attorno a essi e si analizzi la stabilità degli equilibri. Infine, per i sistemi linearizzati, si calcolino le risposte  $\delta y(t)$  all'ingresso  $\delta u(t) = 0.1 \cos(2t)$  applicato in  $t = 0$ .

ES.

Trovare modi, risposte impulsive

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

**FORMA CANONICA DI RAGGIUNGIBILITÀ:** Matrice compagnia + vettore  $\begin{pmatrix} 0 \\ \vdots \\ 1 \end{pmatrix}$  bassa  
Sicuro raggiungibile.

$$y(t) = \begin{pmatrix} 1 & 1 \end{pmatrix} x(t)$$

A è una matrice compagnia:

$$P(\lambda) = \lambda^2 + 3\lambda + 2 = (\lambda+2)(\lambda+1) \quad \lambda_1 = -1 \quad \text{Modi aperti/chiavi convegenti.}$$

$$\lambda_2 = -2$$

$$1) e^{-t} \quad 2) e^{-2t}$$

↓  
costri di tempo = 1 s

(Autovetori lungo l'asse immag. w si sposta → si estinguono più velocemente)

$$3) g_x(t) = e^{At} b = T e^{At} T^{-1} b = \begin{pmatrix} t_1 & t_2 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} e^{-t} & 0 \\ 0 & e^{-2t} \end{pmatrix} \begin{pmatrix} S_1^T \\ S_2^T \end{pmatrix} \begin{pmatrix} 0 \\ 1 \end{pmatrix}$$

↑ comb. lineare di esponenziali

$e^{At}$  si calcola se A diag.

$$\bullet \text{Calcolo } At_1 = -t_1 \Rightarrow \begin{pmatrix} 0 & 1 \\ -2 & -3 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} a \\ b \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} -a \\ -b \end{pmatrix} \quad \text{Ho imposta a 1 soluz. perché } t_1 = -1 \text{ è quadri.}$$

$$\det = 0.$$

$$\begin{cases} b = -a \\ -2a - 3b = -b \end{cases}$$

$$a = 1, b = -1$$

\* Scelgo arbitraria. una componente ≠ 0

$$\bullet \text{Calcolo } At_2 = -2t_2 \quad \begin{pmatrix} 0 & 1 \\ -2 & -3 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} a \\ b \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} -2a \\ -2b \end{pmatrix}$$

$$\begin{cases} b = -2a \\ -2a - 3b = -2b \end{cases} \quad a = 1 \quad b = -2$$

Scambio 1 e -2 e cambio segno fuori diagonale.

$$\text{Quindi } T = \begin{pmatrix} 1 & 1 \\ -1 & -2 \end{pmatrix}$$

$$T^{-1} = -\frac{1}{1} \begin{pmatrix} -2 & -1 \\ 1 & 1 \end{pmatrix}$$

$$g_x(t) = T e^{\lambda t} T^{-1} b = \begin{pmatrix} 1 & 1 \\ -1 & -2 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} e^{-t} & 0 \\ 0 & e^{-2t} \end{pmatrix} \begin{pmatrix} 2 & 1 \\ -1 & -1 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} 0 \\ 1 \end{pmatrix} =$$

$$= \begin{pmatrix} 1 & 1 \\ -1 & -2 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} e^{-t} & 0 \\ 0 & e^{-2t} \end{pmatrix} \begin{pmatrix} 1 \\ -1 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 1 & 1 \\ -1 & -2 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} e^{-t} \\ -e^{-2t} \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} e^{-t} - e^{-2t} \\ -e^{-t} + 2e^{-2t} \end{pmatrix}$$

Sistema A.S.  $\Rightarrow g_x \rightarrow 0$

$$g_y(t) = C e^{At} b = \begin{pmatrix} 1 & 1 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} e^{-t} - e^{-2t} \\ -e^{-t} + 2e^{-2t} \end{pmatrix} = e^{-2t} \quad \forall t \geq 0$$

NOTA:  $e^{-t}$  non è osservabile

Nota: Sistema puramente dinamico / sistema propria:  $D = \underline{\underline{0}}$

NOTA:  $y_f(t) = \int_0^t g_y(t-\tau) u(\tau) d\tau$

$\downarrow$

A un modo vedrà mai la dinamica della sua uscita.

$$\psi(s) = s^3 + \alpha s^2 + \beta s + 1$$

$\uparrow \quad \uparrow \quad \uparrow \quad \uparrow$   
 $a_0 \quad a_1 \quad a_2 \quad a_3$

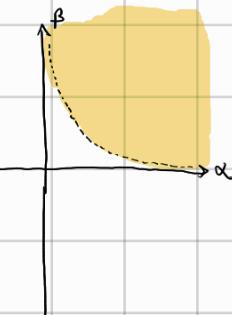
3	1	$\beta$
2	$\alpha$	1
1	$\alpha\beta - 1$	0
0	1	

$$-\frac{1}{\alpha} \begin{vmatrix} 1 & \beta \\ \alpha & 1 \end{vmatrix} = -\frac{1}{\alpha} (1 - \alpha\beta)$$

Caso  $\alpha \neq 0$

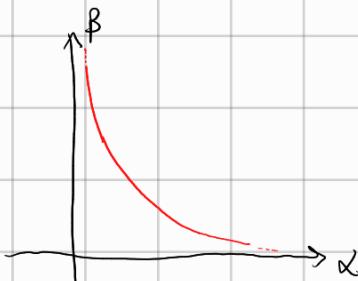
Caso  $\alpha\beta \neq 1$

$$\begin{cases} \alpha > 0 \\ \alpha\beta - 1 > 0 \end{cases}$$



Se  $\alpha\beta = 1 \quad \alpha \neq 0$

3	1	$\beta$
2	$\alpha$	1
1	1	0
0	1	



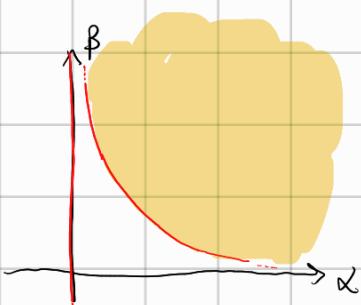
Se  $\alpha = 0$ :

3	1	$\beta$
2	0	1
1	$\varepsilon$	0
0	1	

$\forall \beta \in \mathbb{R}$



SOLUZIONI:



## Esercitazione sul cap. 3

**Esercizi**

Si verifichi che la formula di Lagrange di equazione (3.3) risolve l'equazione di stato (3.1). **Esercizio 3.1**

Si consideri un sistema lineare e stazionario con matrice della dinamica **Esercizio 3.2**

$$A = \begin{bmatrix} -9 & 4 & 2 \\ -1 & -1 & 0 \\ -17 & 10 & 3 \end{bmatrix}$$

Si determinino i suoi modi e quindi si indichi la forma generale del movimento libero dello stato.

Si costruisca un sistema di ordine minimo possibile, dotato almeno dei modi  $\zeta_1, \zeta_2, \zeta_3$ . Quindi si valutino le sue proprietà di stabilità. **Esercizio 3.3**

Si calcoli la risposta all'impulso dell'uscita del sistema **Esercizio 3.4**

$$\begin{aligned} \dot{x}_1(t) &= -x_1(t) + 5u(t) \\ \dot{x}_2(t) &= -2x_2(t) + 4u(t) \\ y(t) &= x_1(t) + 3x_2(t) \end{aligned}$$

Si verifichi che è asintoticamente nulla, essendo il sistema asintoticamente stabile. Quindi, in base a essa, si calcoli la risposta dell'uscita del sistema all'ingresso  $u(t) = t$ . Infine, si calcoli il guadagno statico del sistema.

Si individuino i valori di  $\alpha$  e  $\beta$  che rendono asintoticamente stabile un sistema con polinomio caratteristico **Esercizio 3.5**

$$\varphi(s) = s^3 + \alpha s^2 + \beta s + 1$$

e si determini la regione a loro corrispondente nel piano di ascissa  $\alpha$  e ordinata  $\beta$ .

Si consideri il polinomio caratteristico **Esercizio 3.6**

$$\varphi(s) = \alpha s^3 + \beta s^2 + 6s + \gamma$$

Si dica se è vero che tutte le sue radici hanno parte reale negativa qualunque valore assumano  $\alpha, \beta$  e  $\gamma$  negli intervalli seguenti:

$$\begin{aligned} 3 &\leq \alpha \leq 4 \\ 2 &\leq \beta \leq 3 \\ 1 &\leq \gamma \leq 2 \end{aligned}$$

Si determinino gli stati e le uscite di equilibrio del sistema **Esercizio 3.7**

$$\begin{aligned} \dot{x}(t) &= x^2(t) - u(t)x(t) - 2u(t) \\ y(t) &= x^3(t) + u^2(t) \end{aligned}$$

con ingresso  $u(t) = \bar{u} = 1$ . Quindi, si determinino i sistemi linearizzati attorno a essi e si analizzi la stabilità degli equilibri. Infine, per i sistemi linearizzati, si calcolino le risposte  $\delta y(t)$  all'ingresso  $\delta u(t) = 0.1 \cos(2t)$  applicato in  $t = 0$ .

A)

$$A = \begin{bmatrix} -3 & 4 & 2 \\ -1 & -1 & 0 \\ -17 & 10 & 3 \end{bmatrix}$$

$$(1I - A) = \begin{bmatrix} 1+3 & 4 & 2 \\ -1 & 1+1 & 0 \\ -17 & 10 & 1-3 \end{bmatrix}$$

$$P(\lambda) = (\lambda + 3)(\lambda + 1)(\lambda - 3) - 20 + 34(\lambda + 1) + 4(\lambda - 3)$$

$$\begin{aligned} &= (\lambda^2 + 10\lambda + 9)(\lambda - 3) - 20 + 34\cancel{\lambda} + 3\cancel{4}\lambda + \cancel{6}\lambda - 12 = \\ &= \lambda^3 + 10\lambda^2 + 9\lambda - 3\lambda^2 - 30\lambda - 27 - 20 + 34\cancel{\lambda} + 3\cancel{4}\cancel{\lambda} + \cancel{6}\cancel{\lambda} - 12 = \\ &= \lambda^3 + 7\lambda^2 + 17\lambda - 25 \end{aligned}$$

$$\begin{array}{c|ccc|c} 1 & 1 & 7 & 17 & -25 \\ \hline 1 & 1 & 8 & 25 & 0 \end{array}$$

$$P(\lambda) = (\lambda^2 + 8\lambda + 25)(\lambda - 1)$$

 $\uparrow$ 

$$\lambda_2 = -4 \pm \sqrt{16-25} = -4 \pm 3\sqrt{5}$$

$$\lambda_1 = 1 \quad \lambda_2 = -4 + 3\sqrt{5} \quad \lambda_3 = -4 - 3\sqrt{5}$$

A obay.  $\Rightarrow$  Moltip. geom (-1) = 1.

Calcolo autovettori:

$$\text{At} = -\lambda t \Rightarrow \begin{bmatrix} -3 & 4 & 2 \\ -1 & -1 & 0 \\ -17 & 10 & 3 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} a \\ b \\ c \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} a \\ b \\ c \end{bmatrix} \Rightarrow \begin{cases} -10a + 4b + 2c = 0 \\ a + 2b = 0 \\ -17a + 10b + 2c = 0 \end{cases}$$

$a = 2$   
 $b = -1$   
 $c = 12$