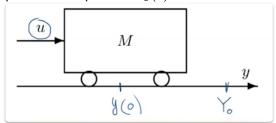
### **ESEMPIO: CONTROLLO DI POSIZIONE**

- L'uscita è rappresentata dalla posizione del carrello y(t)
- L'ingresso (da controllare) è la spinta da dietro u
- Esiste l'attrito (viscoso) b
- Il carrello ha massa M

Si vuole portare il carrello in una posizione desiderata  $Y_0$  con il controllo u a partire da una certa posizione di partenza y(0)



Dobbiamo quindi far accadere che:

$$\lim_{t o \infty} y(t) pprox Y_0$$

Supponiamo di aver accesso allo stato per agire sulla legge del controllo

- Lo stato è come al solito: composto da due componenti  $x(t) = \begin{bmatrix} x_1(t) \\ x_2(t) \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} y(t) \\ \dot{y}(t) \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \text{posizione} \\ \text{velocita} \end{bmatrix}$ 
  - ullet Conoscere lo stato significa sapere a ogni istante t la posizione e la velocità del carrello

Sappiamo già per questo sistema che:

(funzione di trasferimento in cui si vuole ricavare l'uscita, infatti  $C = \begin{bmatrix} 1 & 0 \end{bmatrix}$ )

• Equazioni di stato per 
$$M=1$$
 e  $b=1$ 

$$\dot{x}(t) = \underbrace{\begin{bmatrix} 0 & 1 \\ 0 & -1 \end{bmatrix}}_{A} x(t) + \underbrace{\begin{bmatrix} 0 \\ 1 \end{bmatrix}}_{B} u(t)$$

$$y(t) = \underbrace{\begin{bmatrix} 1 & 0 \end{bmatrix}}_{C} x(t)$$

Polinomio caratteristico

$$\varphi(s) = \det(sI - A) = \det\begin{bmatrix} s & -1 \\ 0 & s+1 \end{bmatrix} = s\left(s+1\right)$$

Funzione di trasferimento

$$G(s) = C(sI - A)^{-1}B = \frac{r(s)}{\varphi(s)} = \frac{1}{s(s+1)}$$

con

$$r(s) = C \operatorname{Adj}(sI - A)B = \begin{bmatrix} 1 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} s+1 & 1 \\ 0 & s \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \end{bmatrix} \stackrel{+}{=} 1$$

Sappiamo per le specifiche di progetto che:

$$u(t) = -Fx(t) + Hy^{o}(t)$$

- Il guadagno in feedback F avrà la stessa dimensione del vettore di stato, quindi:  $F = [f_1 \quad f_2]$
- H invece è uno scalare (sistema SISO) Totale: 3 parametri da controllare  $o f_1, f_2, H$

1) 
$$\varphi^*(s) = \text{det } (sI - A^{2}) = \text{det } (sI - A + BF)$$

$$A^* = A - BF = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ 0 & -1 \end{bmatrix} - \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \\ 0 & -1 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -f_{1} & f_{2} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -f_{1} & -1 - f_{2} \end{bmatrix}$$

$$\varphi^*(s) = \text{det } \begin{bmatrix} s & -1 \\ f_{1} & s + 1 + f_{2} \end{bmatrix} = s(s + 1 + f_{2}) + f_{1} = s^{2} + (f_{2} + 1)s + f_{1}$$

$$e^{-1} = f_{1} + f_{2} + f_{3} = f_{4} + f_{4} + f_{5} + f_{5} = f_{4} + f_{5} + f_{5} + f_{5} = f_{5} f_{5} = f_{5} + f_{5} = f_{5} = f_{5} + f_{5} = f_{5} =$$

Come si nota, abbiamo un polinomio a ciclo chiuso in cui possiamo agire direttamente sui parametri moltiplicativi alla variabile di riferimento s. In questo modo posso arbitrariamente gestire la stabilità perché posso modificare gli zeri (ovvero i poli della funzione di trasferimento a ciclo chiuso in questo caso)

Se avessimo usato il polinomio ad anello aperto, avremmo ottenuto

$$\varphi(s) = s^2 + s$$

su cui non avrei potuto far niente se non concludere che veniva un sistema marginalmente stabile (osservando gli zeri)

• Adesso invece con quelli che ho rinominato  $a_1^*$  e  $a_2^*$  posso regolarmi, perché dipendono da  $f_i$  ovvero gli elementi della matrice F di controllo/guadagno in feedback. Posso rendere il sistema asintoticamente stabile

Basta applicare il criterio algebrico di Cartesio a nostro favore, infatti basta che i coefficienti  $a_1^*$  e  $a_2^*$  siano entrambi positivi:

$$egin{cases} a_1^*>0\ a_2^*>0 \Rightarrow egin{cases} 1+f_2>0\ f_1>0 \end{cases} \Rightarrow egin{bmatrix} f_2>-1\ f_1>0 \end{cases}$$

Questi sono quindi i quadagni tali da ottenere poli con parte reale minore di zero e rispettare la specifica 1

 Poi per la specifica 3 questi poli dovranno essere posizionati in un certo modo sul semipiano sinistro così da ottenere un transitorio che scompare rapidamente

### **SPECIFICA 2**

Applico la formula per trovare H:

$$G_{y\circ y}(o) = 1$$

$$G_{y\circ y}(s) = \frac{r(s)}{\varphi^*(s)} H = \frac{r(s)}{s^2 + e_1^* s + e_2^*} H$$

$$r(s) = C \text{ Adj } (sI-A)B = 1$$
Per noobolinfer be specifice 2
$$H = \frac{\varphi^*(o)}{2(o)} = \frac{e_0^*}{1} = f_1$$

Dove si nota che H dipende da  $f_1$  che avevamo trovato precedentemente

• 
$$H = f_1 = 1$$

### **SPECIFICA 3**

Vogliamo che il transitorio "scompaia" velocemente, ovvero vogliamo che l'uscita converga il prima possibile (e senza troppe oscillazioni possibilmente) al regime permanente, che corrisponde al nostro  $Y_0$  di riferimento.

• Ancora non abbiamo visto un modo quantitativo per soddisfare questa richiesta, ma sappiamo in generale che dipende dalla posizione dei poli del polinomio caratteristico a ciclo chiuso. Ci saranno alcuni casi in cui abbiamo un andamento soddisfacente, e altri in cui non si rispetta questa specifica.

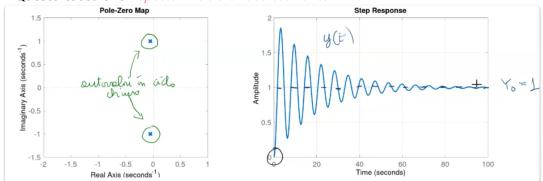
#### **ESEMPIO 1**

Sappiamo che  $arphi(s)^*=s^2+(f_2+1)s+f_1$ 

- Poniamo  $f_1=1$  e  $f_2=-0.9$  e vediamo che succede
- $\varphi(s)^*$  diventa

$$\varphi(s)^* = s^2 + 0.1 \ s + 1$$

- Se li calcoliamo, si ottengono poli *complessi coniugati*, posizionati naturalmente nel semipiano sinistro perché abbiamo scelto  $f_1$  e  $f_2$  conformi alla specifica 1.
  - Questo causa una risposta in ciclo chiuso oscillante



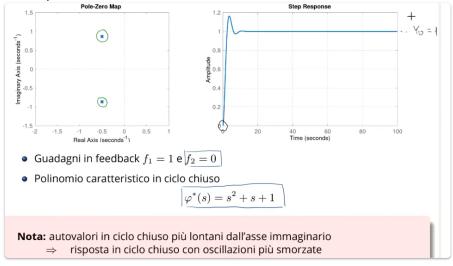
- Fisicamente l'uscita (che rappresenta la posizione del carrello) non è ottimale al nostro caso: il carrello infatti prima di arrivare alla posizione desiderata  $Y_0 = 1$ , va avanti e indietro a questa (arrivando anche a valori vicino a 2). Inoltre ci mette anche diverso tempo
  - Questo accade perché abbiamo autovalori sì stabili (parte reale minore di 0), ma sono oscillanti (complessi coniugati) e *vicino all'asse verticale immaginario*, ovvero alla zona di "confine" per l'instabilità

### **ESEMPIO 2**

Cambiamo solo  $f_2$ , facendolo diventare 0

- Cambia quindi il polinomio caratteristico a ciclo chiuso e cambiano quindi i relativi autovalori
  - In questo caso sono posizionati più lontani dalla instabilità e hanno oscillazioni minori (e ci arrivo

## anche più velocemente)



### **ESEMPIO 3**

Cambiamo  $f_1$  e  $f_2$  così autovalori in ciclo chiuso reali

- L'andamento è non oscillante, ma ci mette tanto tempo ad assestarmi
  - Transitorio non oscillante :) però lento :(

### CONCLUDIAMO LA LEGGE DEL CONTROLLO CON LE SPECIFICHE

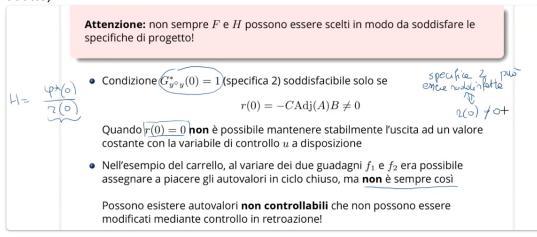
Con  $f_1>0$  e  $f_2>-1$  e  $H=f_1$ 

• Legge di controllo 
$$\begin{array}{rcl} u&=&-F\,x+H\,y^\circ&&\text{H-f-f-}\\ &=&-\big[f_1\,f_2\big]\left[\begin{array}{ccc}x_1\\x_2\end{array}\right]+f_1\,y^\circ&--f_1\,x_1\,-f_2\,x_2\,+f_1\,y^\circ\\ &=&f_1(y^\circ-x_1)-f_2\,x_2&=&f_1\left(\begin{array}{ccc}y^\circ-y\right)-f_2\,\mathring{y}\\ &+&\end{array}\\ &\text{con }f_1>0\ \mathrm{e}\ f_2>-1 \end{array}$$

Abbiamo un termine che dipende dalla posizione (in particolare dalla differenza tra la posizione desiderata e quella in cui siamo  $y^o - y$ ) e dalla velocità  $(\dot{y})$  - detto proporzionale derivativo (PD)

Sulla base di queste due informazioni progettiamo il nostro controllo (forza che agisce sul carrello)

Nota: esistono anche sistemi non controllabili (in cui non c'è la possibilità ad esempio di controllare gli autovalori di  $\varphi(s)^*$  perché gli elementi di F non compaiono nel polinomio stesso o sono configurati in maniera non concorde con le condizioni da imporre per altre specifiche (ad esempio per calcolare un H adatto)



• Se 
$$r(0)=0$$
 abbiamo  $H=\dfrac{arphi(0)^*}{\underbrace{r(0)}_0}$  (impossibile)

- Quindi quando progetto il controllo devo prestare subito attenzione a questi vincoli, altrimenti le specifiche potrebbero non essere soddisfatte
  - Per la specifica 2 come visto è facile, basta che  $r(0) \neq 0$
  - Per la specifica 1 è più complicato, e bisogna parlare di controllabilità (vedi dopo)

# **CONTROLLABILITA' E STABILIZZABILITA'**

 Non sempre il progetti si può fare: dipende dalle proprietà di controllabilità è stabilizzabilità del sistema

## **ESEMPIO 1 - sistema STABILIZZABILE**

### **COMMENTI**

- Il sistema inizialmente è internamente instabile, infatti il polinomio caratteristico "ad anello aperto" ha zeri (che sono gli autovalori) non tutti con parte reale minore di zero (ne ha uno che vale +2 addirittura)
- Ci calcoliamo così il polinomio caratteristico a ciclo chiuso:
  - Calcoliamo la matrice  $A^* = A BF$  della dinamica in ciclo chiuso
    - Nota: F è un vettore riga di dimensione 2, perché la matrice A di partenza è  $2 \times 2$
  - Calcolo  $\varphi(s)^*$
- Osserviamo gli autovalori ottenuti con il controllo
  - Notiamo che solo uno dei due autovalori può essere "corretto"/modificato. Esso lo chiameremo autovalore controllabile
  - L'altro è non controllabile perché non posso modificarlo
  - Per questo il sistema si dice non completamente controllabile (a differenza per esempio del carrello)

- Dato che l'autovalore controllabile è relativo proprio all'autovalore di partenza con  ${\rm Re}>0$ , allora con opportuni valori ( $f_1>2$ ) si può rendere l'autovalore con parte reale negativa, così da *rendere il sistema stabile*.
  - Quando questo è possibile il sistema si dice stabilizzabile, perché con il controllo posso agire sulla stabilità del sistema stesso (modificando i valori degli autovalori)
  - Stabilizzabile: tutti gli autovalori non controllabili hanno  ${
    m Re} < 0$  (accade quando  $arphi_{
    m nc}(s)$  è asintoticamente stabile)

# **ESEMPIO 2 - sistema NON STABILIZZABILE**

- Analogo al precedente come procedimento (infatti cambia solo un elemento della matrice A)
  - Abbiamo un sistema con autovalori entrambi instabili

- Proviamo allora ad applicare il controllo (cambia solo un elemento alla fine)
- Calcolo anche il polinomio caratteristico a ciclo chiuso
- Consideriamo un sistema LTI TC con

$$A = \left[ \begin{array}{cc} 2 & 3 \\ 0 & 1 \end{array} \right] \qquad B = \left[ \begin{array}{c} 1 \\ 0 \end{array} \right]$$

Polinomio caratteristico

o caratteristico 
$$\varphi(s) = \det(sI - A) = \det\begin{bmatrix} s - 2 & -3 \\ 0 & s - 1 \end{bmatrix} = \underbrace{\begin{pmatrix} \varphi_{\mathcal{C}}(\varsigma) & \varphi_{\mathcal{C}}(\varsigma) \\ (s - 1) & \ddots & \ddots \\ (s - 1) & \ddots & \ddots \end{pmatrix}}_{s - 1}$$

- ullet Autovalori in anello aperto  $\lambda_1=2$ ,  $\ \lambda_2=1$   $\ \Rightarrow$  instabilità interna
- Consideriamo un controllo in retroazione algebrica sullo stato

$$u = -F x + H y^{\circ}$$

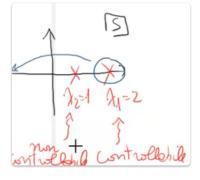
• Matrice della dinamica in ciclo chiuso

$$A^* = A - BF = \begin{bmatrix} 2 & 3 \\ 0 & 1 \end{bmatrix} - \begin{bmatrix} 1 \\ 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} f_1 & f_2 \end{bmatrix}$$
$$= \begin{bmatrix} 2 & 3 \\ 0 & 1 \end{bmatrix} - \begin{bmatrix} f_1 & f_2 \\ 0 & 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 2 - f_1 & 3 - f_2 \\ 0 & 1 \end{bmatrix}$$

• Polinomio caratteristico in ciclo chiuso

$$\varphi^*(s) = \det(sI - A^*) = \det\begin{bmatrix} s - 2 + f_1 & -3 + f_2 \\ 0 & s - 1 \end{bmatrix} = (s - 2 + f_1)(s - 1)$$

- Autovalori in ciclo chiuso  $\lambda_1^*=2-f_1$ ,  $\lambda_2^*=1$
- Retroazione sullo stato modifica l'autovalore  $\lambda_1=2$  ma non modifica l'altro autovalore  $\lambda_2=1$ 
  - $\lambda_1 = 2$  autovalore **controllabile**
  - $\lambda_2=1$  autovalore non controllabile
- Seppur abbia la possibilità di controllare un autovalore (e quindi rendere esso stabile), rimangono altri autovalori che non si possono in nessun modo controllare (quindi rimangono autovalori con  ${
  m Re}>0$  che rendono il sistema instabile nonostante il controllo)
  - In questi casi si parla di **sistema non stabilizzabile**: non esiste alcun guadagno in feedback F tale da rendere il sistema in ciclo chiuso stabile (*esistono dei valori instabili non controllabili*)



# **DEFINIZIONI**

**AUTOVALORE CONTROLLABILE E NON** 

Consideriamo il polinomio caratteristico in ciclo chiuso

$$\varphi^*(s) = \det(sI - A^*) = \det(sI - A + BF)$$

**Definizione:** un autovalore  $\lambda_i$  della matrice A si dice

- **non controllabile** se non può essere modificato con il controllo, ossia se è radice di  $\varphi^*(s)$  per qualsiasi scelta F
- controllabile se invece può essere modificato con il controllo



- Si dimostra che gli autovalori controllabili possono essere **posizionati a piacere** nel piano s scegliendo il guadagno di retroazione F (unico vincolo: autovalori complessi sono sempre in coppie coniugate)
- Controllabilità è una proprietà della coppia (A, B)
- Nota sulla penultima cosa: gli autovalori se controllabili li posso posizionare a piacere ma se sono complessi compaiono coniugati e li devo spostare "a coppia"
- Nota sulla cosa finale: dipende dalla matrice A e dalla matrice B, quest'ultima mi dice infatti come il controllo agisce sul sistema (era comunque ovvio osservando che in  $\varphi(s)^*$  compaiono entrambe le matrici citate)

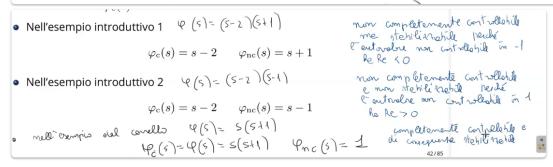
# POLINOMIO CARATTERISTICO DI CONTROLLO

Dato che abbiamo partizionato l'insieme degli autovalori in due parti (controllabili e non controllabili), allora possiamo suddividere anche il polinomio caratteristico in due sotto-polinomi:

$$arphi(s) = arphi_c(s) \ arphi_{
m nc}(s)$$

Dove:

- $arphi_{
  m nc}(s)=rac{arphi(s)}{arphi_{
  m c}(s)}$  ha come radici tutti e soli gli autovalori non controllabili



## STABILIZZABILITA'

**Fatto 3.3** Esiste un guadagno in feedback F tale da rendere la dinamica in ciclo chiuso  $A^*=A-BF$  asintoticamente stabile

 $\Leftrightarrow$  tutti gli (eventuali) autovalori non controllabili hanno Re < 0

Definizione: un sistema LTI si dice

- completamente controllabile șe tutti gli autovalori sono controllabili
- **stabilizzabile** se tutti gli autovalori non controllabili hanno Re < 0

# STUDIO DELLA CONTROLLABILITÀ / STABILIZZABILITÀ

- Negli esempi visti studiavamo il polinomio caratteristico in ciclo chiuso e sulla base della fattorizzazione di esso si individuavano gli zeri e si concludeva a secondo di quanto valeva la parte reale sulla stabilità.
  - Questo metodo funziona per casi specifici e relativamente semplici, come nell'esempio 2 qui riportato:

$$\varphi^*(s)=\det(sI-A^*)=\det\left[\begin{array}{cc}s-2+f_1&-3+f_2\\0&s-1\end{array}\right]=(s-2+f_1)(s-1)$$
 Autovalori in ciclo chiuso  $\lambda_1^*=2-f_1,\;\;\lambda_2^*=1$ 

- In generale però non sempre viene un polinomio facilmente "gestibile" a livello di ricerca degli zeri (autovalori).
- Per tali ragioni esiste quella che si chiama parte controllabile del sistema, che si può calcolare facilmente (calcolo matriciale:  $(sI A)^{-1} B$ )
  - Per studiare la stabilizzabilità dobbiamo fattorizzare  $\varphi(s)$  in parte controllabile  $\varphi_{\rm c}(s)$  e parte non controllabile  $\varphi_{\rm nc}(s)$
  - Per fattorizzare  $\varphi(s)$  possiamo calcolare  $\varphi^*(s) = \det(sI A + BF)$  e vedere quali autovalori si modificano e quali no (metodo **non consigliato** perché può richiedere calcoli complicati)
  - In alternativa possiamo determinare direttamente  $\varphi_c(\stackrel{+}{s})$  individuando la **parte controllabile** del sistema

# PARTE CONTROLLABILE

# ESEMPIO: prendiamo un sistema non completamente controllabile

- Calcoliamo il polinomio caratteristico  $\varphi(s)$  e individuiamo gli autovalori controllabili del sistema
- Operazione inversa a quello che si fa di solito: si passa dalle matrici alle equazioni di stato (ricordando che la prima componente  $\dot{x}_i$  è quella associata alla i-esima riga delle matrici A e B)
- Si associa la i-esima equazione di stato all'i-esimo autovalore: se quest'ultimo è controllabile, allora l'equazione di stato rientra nel sottosistema controllabile  $S_c$ 
  - Se l'autovalore è non controllabile, allora l'equazione rientra in  $\mathcal{S}_{nc}$ , sottosistema non controllabile,

perché evolve indipendentemente dal controllo

Consideriamo ancora il sistema LTI TC dell'esempio 1 con

$$A = \begin{bmatrix} 2 & 3 \\ 0 & -1 \end{bmatrix} \qquad B = \begin{bmatrix} 1 \\ 0 \end{bmatrix} \qquad \stackrel{\bullet}{\text{c}} = \text{Pixel B M}$$

$$B = \begin{bmatrix} \boxed{1} \\ \boxed{0} \end{bmatrix}$$



- Polinomio caratteristico  $\varphi(s) = (s-2)(s+1) \operatorname{con}(\lambda_1 = 2)$ autovalore controllabile  $e(\lambda_2 = -1)$ autovalore non controllabile
- Equazioni di stato

$$\begin{cases} \begin{vmatrix} \dot{x}_1 & = 2x_1 + 3x_2 + u \\ \dot{x}_2 & = -x_2 \end{vmatrix}$$

•  $\mathcal{S}_c$  sottosistema controllabile: evolve secondo l'autovalore controllabile  $\lambda_1=2$ 

$$S_{c}: \dot{x}_{1} = 2x_{1} + 3x_{2} + u$$

 $\mathcal{S}_{
m nc}$  sottosistema non controllabile: evolve secondo l'autovalore non controllabile  $\lambda_2 = -1$ 

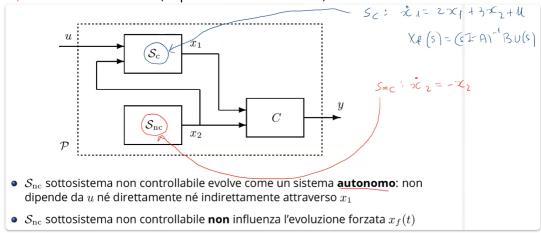
$$\mathcal{S}_{\rm nc}: \, \dot{x}_2 = -x_2$$

## **DIAGRAMMA A BLOCCHI**

Come si nota dal diagramma a blocchi,  $\mathcal{S}_{\rm nc}$  non ha ingressi, perché tanto non è controllabile (evolve *autonomamente*)

 Pertanto la risposta forzata, che dice come l'ingresso influenza lo stato (e vale nel dominio di Laplace  $X_f(s) = (sI - A)^{-1}Bu(s)$ ), non è influenzata da  $\mathcal{S}_{\mathrm{nc}}$ .

La parte invece controllabile  $S_c$  ha come autovalori gli autovalori controllabili ed è per questa ragione influenzata dal controllo (e quindi è non autonoma)



## ESEMPIO DI SCOMPOSIZIONE PARTE CONTROLLABILE E NON

Nella risposta forzata si vede solo la parte controllabile

• Consideriamo l'evoluzione forzata dello stato nel dominio di Laplace

$$X_f(s) = (sI - A)^{-1}BU(s)$$

• Funzione di trasferimento tra ingresso e stato

$$(sI - A)^{-1}B = \frac{1}{\varphi(s)} \operatorname{Adj}(sI - A)B$$

$$= \underbrace{1}_{(s-2)(s+1)} \operatorname{Adj} \begin{bmatrix} s-2 & -3 \\ 0 & s+1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$= \underbrace{1}_{(s-2)(s+1)} \begin{bmatrix} s+1 & 3 \\ 0 & s-2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$= \underbrace{1}_{(s-2)(s+1)} \begin{bmatrix} s+1 \\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \frac{1}{s-2} \\ 0 \end{bmatrix}$$

• Autovalore non controllabile  $\lambda_2=-1$  si cancella nel prodotto  $(sI-A)^{-1}B$  e quindi non compare come polo nell'evoluzione forzata

La risposta forzata ha come unico polo rimanente quello controllabile (possono essere eventualmente di più)

- Gli autovalori non controllabili spariscono (si cancellano) --> sono gli autovalori nascosti del sistema
  - La semplificazione avviene a causa della moltiplicazione per *B* (che fa rimanere solo I parte controllabile) [più avanti vedremo che possiamo avere semplificazioni anche moltiplicando per C]

A= [2 3] B=[0]

4(5)=(5-2) (5+1)

### GENERALIZZAZIONE e CALCOLO POLINOMIO CARATTERISTICO DI CONTROLLO

I poli controllabili del sistema sono i poli di  $(sI-A)^{-1}B$ 

**Fatto 3.4** I poli di  $(sI_{+}A)^{-1}B$  sono tutti e soli gli autovalori controllabili del sistema

- Per sistemi singolo ingresso dim(u) = 1
  - $oldsymbol{arphi_{
    m c}(s)}$ si calcola come minimo comune multiplo dei denominatori degli elementi di  $(sI-A)^{-1}$  B
  - ullet  $\varphi_{
    m nc}(s)$  si calcola come  $arphi_{
    m nc}(s)=rac{arphi(s)}{arphi_{
    m c}(s)}$
- Per sistemi con più ingressi  $\dim(u) > 1$  invece degli elementi di  $(sI A)^{-1}$  B dobbiamo considerare i determinanti delle sottomatrici quadrate
- Autovalori non controllabili non compaiono come poli di  $(sI-A)^{-1}B$ 
  - $\Rightarrow$  autovalori non controllabili non compaiono come poli di  $G(s) = C(sI A)^{-1}B$
  - ⇒ autovalori non controllabili sono autovalori **nascosti** del sistema

Nota: (come c'è scritto) gli autovalori non controllabile che scompaiono nel calcolo di  $\varphi_{nc}(s)$  a causa della moltiplicazione per B, non si presentano nemmeno in  $G(s)=C(sI-A)^{-1}B$ 

**NELL'ESEMPIO PRECEDENTE** 

$$\varphi_{c}(s) = s-2$$
 $\varphi_{mc}(s) = \frac{\varphi(s)}{\varphi(s)} = \frac{(s-2)(s+1)}{s-2}$ 
 $= s+1$ 

in questo modo si stabilisce con un metodo preciso quali sono gli autovalori controllabili e quali no, e capire così se il sistema è stabilizzabile oppure no