

Fondamenti di automatica

Possibili soluzioni degli Esercizi 1-8

Esercizio 1

Si determini il modello lineare δS tangente al sistema non dinamico

$$S : \begin{cases} \ln z(t) - u(t) = 0 \\ y(t) = z^2(t) + u^2(t) \end{cases}$$

in un punto di lavoro corrispondente all'ingresso costante $u(t) = 1$.

In corrispondenza di $u(t) = \bar{u} = 1$, si ha:

$$\ln z = 1 \quad \Rightarrow \quad \bar{z} = e \quad ; \quad \bar{y} = \bar{z}^2 + \bar{u}^2 = e^2 + 1 \quad .$$

e, ponendo: $\ln z - u := \varphi(z, u)$, $z^2 + u^2 := \psi(z, u)$, il modello lineare δS , tangente a S nel punto di lavoro corrispondente a $u(t) = \bar{u} = 1$, è dato da:

$$\delta S : \begin{cases} M \delta z(t) + N \delta u(t) = 0 \\ \delta y(t) = P \delta z(t) + Q \delta u(t) \end{cases}$$

dove:

$$M := \frac{\partial \varphi}{\partial z}(\bar{z}, \bar{u}) = e^{-1} \quad , \quad N := \frac{\partial \varphi}{\partial u}(\bar{z}, \bar{u}) = -1 \quad ,$$

$$P := \frac{\partial \psi}{\partial z}(\bar{z}, \bar{u}) = 2e \quad , \quad Q := \frac{\partial \psi}{\partial u}(\bar{z}, \bar{u}) = 2 \quad .$$

Esercizio 2

Si descriva il sistema non dinamico:

$$S: \begin{cases} 5 z_1(t) - 3 u_1(t) + 4 u_2(t) = 0 \\ 2 z_1(t) + z_2(t) + 10 u_2(t) = 0 \\ 4 z_2(t) - 5 z_3(t) + u_1(t) - 7 u_2(t) = 0 \\ y(t) = z_1(t) + 2 z_2(t) \end{cases}$$

in forma compatta usando la notazione vettoriale. Si determini, quindi, un punto di lavoro di S corrispondente all'ingresso costante $u_1(t) = 5$, $u_2(t) = 0$.

Sia: $z := [z_1 \ z_2 \ z_3]'$, $u := [u_1 \ u_2]'$ (l'apice denota il trasposto) e inoltre:

$$M := \begin{bmatrix} 5 & 0 & 0 \\ 2 & 1 & 0 \\ 0 & 4 & -5 \end{bmatrix}, \quad N := \begin{bmatrix} -3 & 4 \\ 0 & 10 \\ 1 & -7 \end{bmatrix}, \quad P := [1 \ 2 \ 0].$$

Allora,

$$S: \begin{cases} M z(t) + N u(t) = 0 \\ y(t) = P z(t) \end{cases}.$$

Il valore di z corrispondente a $u(t) = \bar{u} = [5 \ 0]'$ si ottiene risolvendo (in uno dei vari modi possibili) l'equazione:

$$M z = -N \bar{u} = [-15 \ 0 \ 5]'$$

Poiché M è non singolare ($\det M = -25$) la soluzione è unica ed è data da:

$$\bar{z} = [3 \ -6 \ -3.8]'$$

Corrispondentemente, $\bar{y} = P \bar{z} = -9$.

Esercizio 3

Con riferimento al sistema

$$S : \begin{cases} 4 z_1(t) + z_2(t) - 0.1 u^3(t) = 0 \\ 0.2 z_1^2(t) + z_2(t) = 0 \\ y_1(t) = z_1(t) + 2 z_2(t) - \sqrt{u(t)} \\ y_2(t) = z_1^2(t) z_2(t) \end{cases}$$

a) descrivere S in forma compatta usando la notazione vettoriale;

b) determinare il modello lineare δS tangente a S in un punto di lavoro corrispondente all'ingresso costante $u(t) = 3$.

a) Ponendo: $z := [z_1 \ z_2]'$, $y := [y_1 \ y_2]'$ e inoltre:

$$\varphi_1(z, u) := 4 z_1 + z_2 - 0.1 u^3$$

$$\varphi_2(z, u) := 0.2 z_1^2 + z_2$$

$$\psi_1(z, u) := z_1 + 2 z_2 - \sqrt{u}$$

$$\psi_2(z, u) := z_1^2 z_2$$

$\varphi(z, u) := [\varphi_1(z, u) \ \varphi_2(z, u)]'$, $\psi(z, u) := [\psi_1(z, u) \ \psi_2(z, u)]'$, si ha:

$$S : \begin{cases} \varphi(z(t), u(t)) = 0 \\ y(t) = \psi(z(t), u(t)) \end{cases} .$$

b) Un punto di lavoro di S corrispondente a $u(t) = \bar{u} = 3$ (se esiste) si ottiene risolvendo anzitutto l'equazione $\varphi(z, \bar{u}) = 0$; cioè:

$$4 z_1 + z_2 - 2.7 = 0$$

$$0.2 z_1^2 + z_2 = 0 \quad .$$

Dalla seconda equazione, si ha: $z_2 = -0.2 z_1^2$. Sostituendo nella prima:

$$0.2 z_1^2 - 4 z_1 + 2.7 = 0 \quad .$$

Le soluzioni di questa equazione sono due: $\bar{z}_{1a} = 19.3005$, $\bar{z}_{1b} = 0.6995$.
 Corrispondentemente, $\bar{z}_{2a} = -74.5019$, $\bar{z}_{2b} = -0.0979$. Fissiamo l'attenzione sul
 punto di lavoro $\bar{z} = \bar{z}_a = [19.3005 \quad -74.5019]'$.

Il modello lineare δS , tangente a S nel punto di lavoro considerato, è dato da:

$$\delta S : \quad \begin{cases} M \delta z(t) + N \delta u(t) = 0 \\ \delta y(t) = P \delta z(t) + Q \delta u(t) \end{cases}$$

dove:

$$M := \frac{\partial \phi}{\partial z}(\bar{z}, \bar{u}) = \begin{bmatrix} 4 & 1 \\ 0.4 \bar{z}_1 & 1 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 4 & 1 \\ 7.7202 & 1 \end{bmatrix} ,$$

$$N := \frac{\partial \phi}{\partial u}(\bar{z}, \bar{u}) = \begin{bmatrix} -0.3 \bar{u}^2 \\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -2.7 \\ 0 \end{bmatrix} ,$$

$$P := \frac{\partial \psi}{\partial z}(\bar{z}, \bar{u}) = \begin{bmatrix} 1 & 2 \\ 2 \bar{z}_1 \bar{z}_2 & \bar{z}_1^2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1 & 2 \\ -2875.8 & 372.5093 \end{bmatrix} ,$$

$$Q := \frac{\partial \psi}{\partial u}(\bar{z}, \bar{u}) = \begin{bmatrix} \frac{-1}{2 \sqrt{\bar{u}}} \\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -0.2887 \\ 0 \end{bmatrix} .$$

Esercizio 4

Si dica se il sistema

$$S : \begin{cases} \dot{x}(t) = -t^2 x(t) + 5 u(t) \\ y(t) = x(t) \end{cases}$$

è lineare o non lineare, variante o invariante nel tempo, dinamico in senso proprio o no.

Il sistema S è lineare, perchè da una parte \dot{x} dipende linearmente da x e da u , dall'altra y dipende linearmente da x (e da u !); è tempo-variante, perchè i valori assunti da x e u all'istante t non sono sufficienti, da soli, a determinare \dot{x} (infatti, è necessario conoscere anche t); è dinamico in senso proprio, perchè y non dipende direttamente da u .

Esercizio 5

Si descriva il sistema

$$S : \begin{cases} \dot{x}_1(t) = 2 x_1(t) - 4 u_1(t) + u_2(t) \\ \dot{x}_2(t) = 5 x_1(t) + 3 x_2(t) + 10 u_2(t) \\ \dot{x}_3(t) = 4 x_2(t) - 6 x_3(t) + u_1(t) - 8 u_2(t) \\ y(t) = x_1(t) + 2 x_2(t) \end{cases}$$

in forma compatta usando la notazione vettoriale e si determini (se esiste) una condizione di equilibrio di S corrispondente a: $u_1(t) = 1$, $u_2(t) = -1$.

Sia: $x := [x_1 \ x_2 \ x_3]'$, $u := [u_1 \ u_2]$ e inoltre:

$$A := \begin{bmatrix} 2 & 0 & 0 \\ 5 & 3 & 0 \\ 0 & 4 & -6 \end{bmatrix}, \quad B := \begin{bmatrix} -4 & 1 \\ 0 & 10 \\ 1 & -8 \end{bmatrix}, \quad C := [1 \ 2 \ 0].$$

Allora,

$$S : \begin{cases} \dot{x}(t) = A x(t) + B u(t) \\ y(t) = C x(t) \end{cases} .$$

Gli stati di equilibrio di S corrispondenti a $u(t) = \bar{u} = [1 \ -1]'$ sono le soluzioni dell'equazione:

$$A x = -B \bar{u} = [5 \ 10 \ -9]' .$$

Poiché A è non singolare (A è triangolare e non ci sono elementi nulli sulla diagonale principale), esiste un'unica soluzione:

$$\bar{x} = [2.5000 \ -0.8333 \ 0.9444]' .$$

$$\text{Corrispondentemente, } \bar{y} = C \bar{x} = 0.833 .$$

Esercizio 6

Si determini il modello lineare δS tangente al sistema

$$S : \begin{cases} \dot{x}(t) = -x(t) (1 - 4 u(t)) + 2 u(t) \\ y(t) = x^3(t) - u(t) \end{cases}$$

in una condizione di equilibrio corrispondente all'ingresso costante $u(t) = 0.5$.

Determiniamo anzitutto (se esiste) una condizione di equilibrio corrispondente a

$$u(t) = \bar{u} = 0.5 .$$

Ogni eventuale stato di equilibrio di S (corrispondente a \bar{u}) è soluzione di:

$$-x (1 - 4 \bar{u}) + 2 \bar{u} = 0 ;$$

quindi, si ha (come unica soluzione): $\bar{x} = -1$ e $\bar{y} = \bar{x}^3 - \bar{u} = -1.5$.

Il sistema lineare δS , tangente a S nella condizione di equilibrio considerata, è dato da:

$$\delta S : \begin{cases} \delta \dot{x}(t) = A \delta x(t) + B \delta u(t) \\ \delta y(t) = C \delta x(t) + D \delta u(t) \end{cases}$$

dove, avendo posto: $f(x, u) := -x(1 - 4u) + 2u$ e $g(x, u) := x^3 - u$, si ha:

$$A := \frac{\partial f}{\partial x}(\bar{x}, \bar{u}) = -(1 - 4\bar{u}) = 1 \quad , \quad B := \frac{\partial f}{\partial u}(\bar{x}, \bar{u}) = 4\bar{x} + 2 = -2 \quad ,$$

$$C := \frac{\partial g}{\partial x}(\bar{x}, \bar{u}) = 3\bar{x}^2 = 3 \quad , \quad D := \frac{\partial g}{\partial u}(\bar{x}, \bar{u}) = -1 \quad .$$

Esercizio 7

Con riferimento al sistema

$$S : \begin{cases} \dot{x}_1(t) = -x_1(t)u(t) - x_2(t) + 3 \\ \dot{x}_2(t) = x_1(t) - x_2^2(t) \\ y(t) = x_2(t) \end{cases}$$

a) si descriva S in forma compatta usando la notazione vettoriale;

b) si determini il modello lineare δS tangente a S in una condizione di equilibrio corrispondente all'ingresso costante $u(t) = 0$.

a) Se si pone: $x := [x_1 \ x_2]'$, ed inoltre:

$$f(x, u) := \begin{bmatrix} f_1(x, u) \\ f_2(x, u) \end{bmatrix} \quad , \quad f_1(x, u) := -x_1 u - x_2 + 3 \quad , \quad f_2(x, u) := x_1 - x_2^2 \quad ,$$

$$g(x) := x_2 \quad ,$$

si può scrivere:

$$S : \begin{cases} \dot{x}(t) = f(x(t), u(t)) \\ y(t) = g(x(t)) \end{cases} .$$

b) Determiniamo anzitutto (se esiste) una condizione di equilibrio di S corrispondente all'ingresso costante $u(t) = \bar{u} = 0$. Ogni eventuale stato di equilibrio di S (corrispondente a \bar{u}) è soluzione di:

$$\begin{cases} -x_1 \bar{u} - x_2 + 3 = 0 \\ x_1 - x_2^2 = 0 \end{cases}$$

E' facile riconoscere che esiste qui un'unica soluzione $\bar{x} := [9 \quad 3]'$. Ad essa corrisponde il valore costante dell'uscita $\bar{y} = \bar{x}_2 = 3$.

Il modello lineare δS tangente a S nella condizione di equilibrio considerata è dato da:

$$\delta S : \begin{cases} \delta \dot{x}(t) = A \delta x(t) + B \delta u(t) \\ \delta y(t) = C \delta x(t) \end{cases}$$

dove:

$$A := \frac{\partial f}{\partial x}(\bar{x}, \bar{u}) = \begin{bmatrix} -\bar{u} & -1 \\ 1 & -2\bar{x}_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & -1 \\ 1 & -6 \end{bmatrix}, \quad B := \frac{\partial f}{\partial u}(\bar{x}, \bar{u}) = \begin{bmatrix} -\bar{x}_1 \\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -9 \\ 0 \end{bmatrix},$$

$$C := \frac{\partial g}{\partial x}(\bar{x}, \bar{u}) = [0 \quad 1] .$$

Esercizio 8

Con riferimento al sistema

$$S : \begin{cases} \dot{x}_1(t) = \ln x_2(t) + 3 u(t) \\ \dot{x}_2(t) = -x_1(t) x_2(t) + u(t) x_3(t) \\ \dot{x}_3(t) = x_1(t) + x_2(t) - x_3(t) \\ y(t) = \sin(x_1(t) + x_3(t)) \end{cases}$$

a) si descriva S in forma compatta usando la notazione vettoriale;

b) si determini il modello lineare δS tangente a S in una condizione di equilibrio corrispondente all'ingresso costante $u(t) = -1$.

a) Se si pone $x := [x_1 \ x_2 \ x_3]'$, ed inoltre $f := [f_1 \ f_2 \ f_3]'$, con:

$$f_1(x, u) := \ln x_2 + 3 u$$

$$f_2(x, u) := -x_1 x_2 + u x_3$$

$$f_3(x, u) := x_1 + x_2 - x_3 \quad ,$$

e infine:

$$g(x) := \sin(x_1 + x_3) \quad ,$$

allora

$$S : \begin{cases} \dot{x}(t) = f(x(t), u(t)) \\ y(t) = g(x(t)) \end{cases} .$$

b) Determiniamo anzitutto (se esiste) una condizione di equilibrio di S corrispondente all'ingresso costante $u(t) = \bar{u} = -1$. Ogni eventuale stato di equilibrio di S (corrispondente a \bar{u}) è soluzione di:

$$\begin{cases} \ln x_2 + 3 \bar{u} = 0 \\ -x_1 x_2 + \bar{u} x_3 = 0 \\ x_1 + x_2 - x_3 = 0 \end{cases} .$$

E' relativamente facile riconoscere che l'unica soluzione è data da

$$\bar{x} := \begin{bmatrix} \frac{-e^3}{1 + e^3} \\ e^3 \\ \frac{e^6}{1 + e^3} \end{bmatrix} .$$

Ad essa corrisponde il valore costante dell'uscita $\bar{y} = \sin(\bar{x}_1 + \bar{x}_3) = \sin \frac{e^6 - e^3}{1 + e^3}$.

Il modello lineare δS tangente a S nella condizione di equilibrio considerata è dato da:

$$\delta S : \begin{cases} \delta \dot{x}(t) = A \delta x(t) + B \delta u(t) \\ \delta y(t) = C \delta x(t) \end{cases}$$

dove:

$$A := \frac{\partial f}{\partial x}(\bar{x}, \bar{u}) = \begin{bmatrix} 0 & \bar{x}_2^{-1} & 0 \\ -\bar{x}_2 & -\bar{x}_1 & \bar{u} \\ 1 & 1 & -1 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & e^{-3} & 0 \\ -e^3 & \frac{e^3}{1+e^3} & -1 \\ 1 & 1 & -1 \end{bmatrix},$$

$$B := \frac{\partial f}{\partial u}(\bar{x}, \bar{u}) = \begin{bmatrix} 3 \\ \bar{x}_3 \\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 3 \\ \frac{e^6}{1+e^3} \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$C := \frac{\partial g}{\partial x}(\bar{x}, \bar{u}) = [\cos(\bar{x}_1 + \bar{x}_3) \quad 0 \quad \cos(\bar{x}_1 + \bar{x}_3)] = \\ = \left[\cos \frac{e^6 - e^3}{1 + e^3} \quad 0 \quad \cos \frac{e^6 - e^3}{1 + e^3} \right].$$

$$e^3 = 20.0855, \quad e^{-3} = 0.0498, \quad \frac{e^3}{1+e^3} = 0.9526, \quad \frac{e^6}{1+e^3} = 19.1330$$

$$\sin \frac{e^6 - e^3}{1 + e^3} = -0.6203, \quad \cos \frac{e^6 - e^3}{1 + e^3} = 0.7843.$$