

# Μεταβλητες Κατάστασης & Προτυπο Μεταβλ. Κατάστασης


---

Εισαγωγή

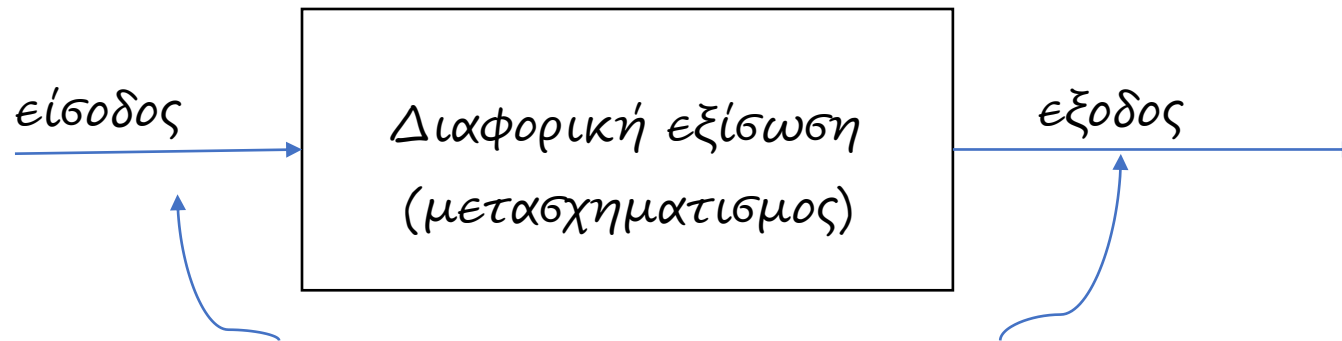
# Γενικά περί Θεωρίας Συστημάτων Ελέγχου

- «θεωρία μηχανών» (machines)
- Δεν εξετάζει 'πράγματα' αλλά 'τρόπους συμπεριφοράς'
- Ερώτημα: ΟΧΙ 'τι είναι;' αλλά 'τί κάνει;'
- Θεματικό αντικείμενο: όλες οι 'δυνατές' μηχανές (δυναμικότητα)
- Ερώτημα: ΟΧΙ 'ποιά δράση/πράξη μπορεί να κάνει' αλλά 'ποιές είναι όλες οι δυνατές συμπεριφορές που μπορεί να παράγει'
- Καινούργιο και ενιαίο λεξιλόγιο για κάθε τύπο συστήματος
- Μεθοδολογία ανάλυσης συστημάτων στα οποία η πολυπλοκότητά τους δεν μπορεί να αγνοηθεί
- Σχεδιάζουμε συστήματα ελέγχου για: ενίσχυση ισχύος, ακρίβεια χειρισμού
- απομακρυσμένο έλεγχο
- αντιστάθμιση διαταραχών

# Περιγραφή του φυσικού συστήματος


- Εξαγωγή-δημιουργία μαθηματικού προτύπου  Δ.Ε.
- **Σκοπός:** έλεγχος φυσικών (πραγματικών) συστημάτων μέσω του μαθηματικού προτύπου τους
  - προσέγγιση συμπεριφοράς φυσικών συστημάτων
  - ποιότητα της προσέγγισης
  - πολλαπλά πρότυπα για το ίδιο σύστημα
- **2 τρόποι περιγραφής** (δημιουργίας μαθημ.προτύπου), επίλυσης της Δ.Ε. που περιγράφει την συμπεριφορά του συστήματος
  - προτυπο καταστατικών εξισώσεων (εσωτερική) (πλήρης)
  - περιγραφή I/O (εξωτερική) ('λιγότερο' πλήρης)

- **Κατάσταση:** καλώς ορισμένη συνθήκη ή ιδιότητα που αναγνωρίζεται εύκολα, αν ξανασυμβεί
- **Σύστημα:** μια (απειρη) λίστα απο μεταβλητές
- **Μαθηματικό πρότυπο:** φυσικοί νόμοι που συσχετίζουν τις μεταβλητές μεταξύ τους

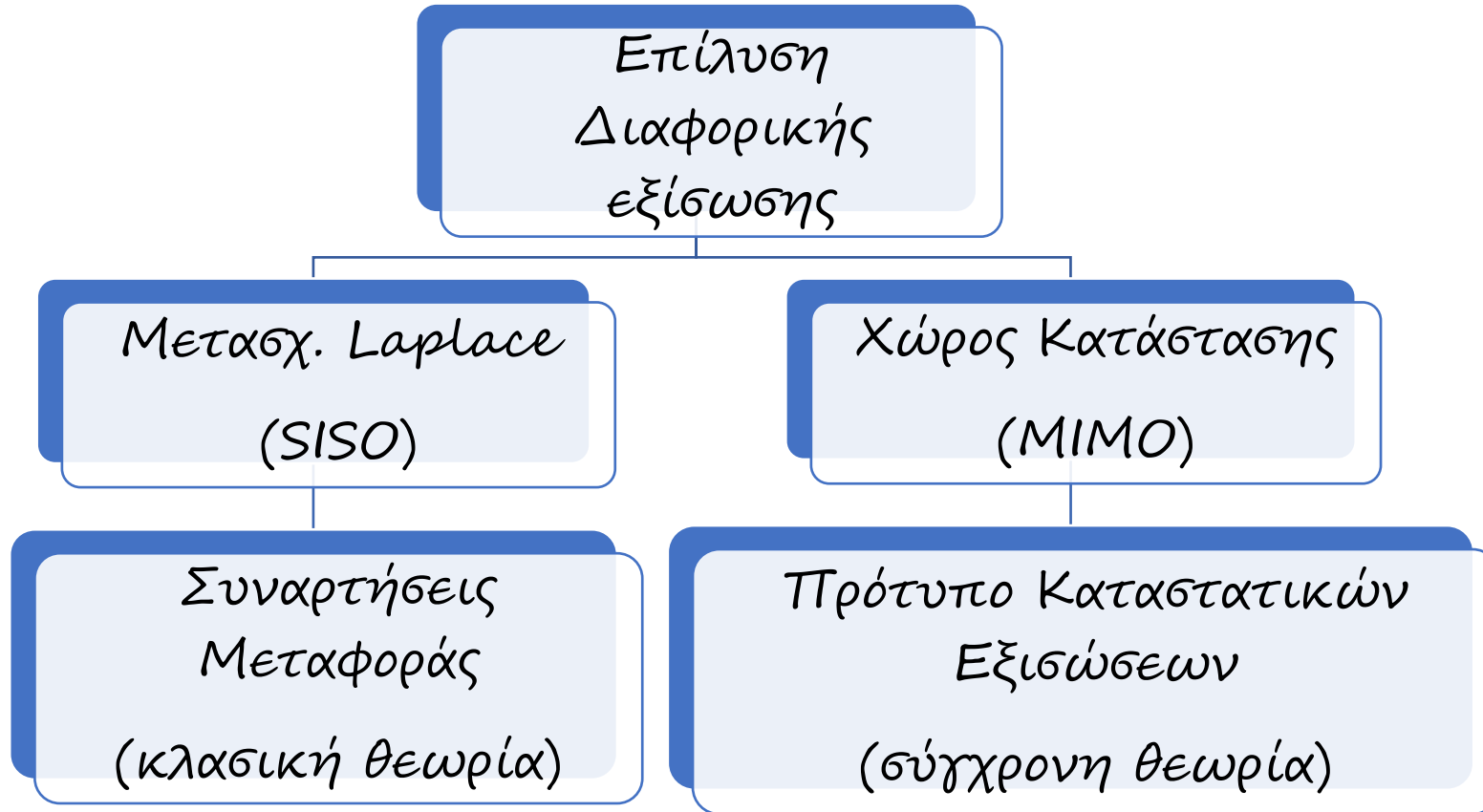


- 'λεξιλόγιο', γενικευμένες μεταβλητές

# Το Μαθηματικό πρότυπο

- Πως επιλέγεται;
- Φυσικοί νόμοι → διαφορικές εξισώσεις
- Οι εξισώσεις 'συμπεριφοράς' απαρτίζουν το μαθηματικό πρότυπο
- Πόσο καλά προσεγγίζει την **πραγματική** συμπεριφορά του συστήματος;
- ( υπερ-απλούστευση, υπερ-πολυπλοκότητα)
- Μελέτη του συστήματος  μελέτη του μαθ.προτύπου
- Μελέτη των σημάτων I/O
- Μελέτη της Γεωμετρίας του χώρου που ανήκουν οι μεταβλητές I/O

# Μαθηματικό Πρότυπο-Διαφορικές Εξισώσεις



# Η έννοια της κατάστασης

□ Μοντελοποίηση στο χρόνο (χώρος κατάστασης)

- Ντετερμινιστικά συστήματα (πλήρως προβλέψιμη συμπεριφορά)
- απο κανονικές Δ.Ε. (οχι μερικές Δ.Ε.)
- (μονο ο χρόνος θεωρείται ανεξάρτητη μεταβλητή)

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

• 1ος τρόπος επίλυσης της Δ.Ε. του συστήματος

• Επίλυση Δ.Ε.  $n$  τάξης  $\rightarrow$  γενική λύση και αρχ. Συνθήκες

$$y(t) \approx \overset{\text{Εξόδοσ}}{\text{Εξόδοσ}}(y(t_0)) + (n-1) \overset{\text{Παράγωγοι}}{\text{Παράγωγοι}} \text{ τως εξόδου} \rightarrow \text{μετρήσεις } (y(t_0), \dot{y}(t_0), \dots)$$

• **Κατάσταση:** συνολο φυσικών μεταβλητων που περιέχουν ολη την πληροφορία που μας χρειάζεται.

• Π.χ. (εκκρεμές): μάζα, θερμοκρασία, αγωγιμότης, κρυσταλλική δομή, χημικές προσμίξεις, ραδιενέργεια, ταχύτητα, γων. ταχύτητα, τάση ελκυσμού, επιφανειακή υγρασία, ελαστικότητα, σχήμα ....

□ **Κατάσταση**: σύνολο  $n$  αριθμών  $\{x_1(t_0), x_2(t_0), \dots, x_n(t_0)\}$  οι οποίοι μαζί με την είσοδο επαρκούν για την περιγραφή της συμπεριφοράς του συστήματος για κάθε  $t > t_0$

□ **Περιγραφή με εξισώσεις κατάστασης**: (πληρης εσωτερική συμπεριφορά, όχι μόνο I/O)

□ Γραμμική Δ.Ε.  $n$  τάξης  $\iff$  συστημα  $n$  γραμμικών Δ.Ε. 1ης τάξης

$$\dot{x}_1(t) = a_{11}x_1(t) + a_{12}x_2(t) + \dots + a_{1n}x_n(t) + b_1u(t)$$

$$\dot{x}_2(t) = a_{21}x_1(t) + a_{22}x_2(t) + \dots + a_{2n}x_n(t) + b_2u(t)$$

....

$$\dot{x}_n(t) = a_{n1}x_1(t) + a_{n2}x_2(t) + \dots + a_{nn}x_n(t) + b_nu(t)$$

← διαφ. εξίσωση

Όπου  $x_i(t) \equiv$  μεταβλητές καταστάσης

Και η έξοδος:  $y(t) = c_1x_1(t) + \dots + c_nx_n(t)$

← αλγεβρική



Σε μορφή πινάκων:

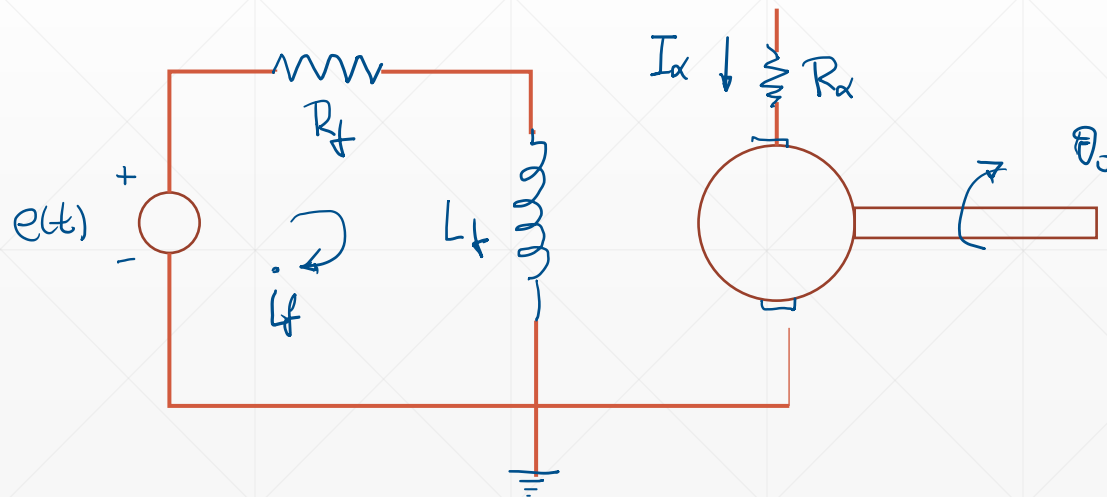
$$\dot{x}(t) = Ax(t) + Bu(t)$$

Η αναλυτικά:

$$\begin{bmatrix} \dot{x}_1(t) \\ \vdots \\ \dot{x}_n(t) \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} a_{11} & \cdots & a_{1n} \\ \vdots & \ddots & \vdots \\ a_{n1} & \cdots & a_{nn} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1 \\ \vdots \\ x_n \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} b_1 \\ \vdots \\ b_n \end{bmatrix} u(t)$$

$$y(t) = [c_1 \quad \cdots \quad c_n] \begin{bmatrix} x_1 \\ \vdots \\ x_n \end{bmatrix}$$

**Άσκηση:** κινητήρας DC με ελεγχόμενη διέγερση



- Δυο τρόποι ελέγχου: απο διέγερση & απο ρότορα
- Υπόθεση: ρεύμα ρότορα σταθερό, είσοδος=τάση διέγερσης  $e(t)$ , εξοδος=γων.θέση αξονα  $\Theta_0(t)$
- Εξ. Kirchoff για κύκλωμα διέγερσης:

$$L_f \dot{i}_f(t) + R_f i_f(t) = e(t) \quad (1)$$

- Εξ. Νεύτωνα για μηχαν. φορτίο:

$$J \ddot{\theta}_0(t) + B \dot{\theta}_0(t) = \tau(t) \quad (2)$$

- Σχέση ροπής-ρεύματος

$$\tau(t) = K_\tau i_f(t)$$

- Επιλέγουμε σαν μεταβλητές κατάστασης

$$\text{ώστε } x_1(t) \stackrel{q}{=} \theta_0(t), \quad x_2(t) \stackrel{v}{=} \dot{\theta}_0(t), \quad x_3(t) \stackrel{i}{=} i_f(t)$$

$$\text{και } u(t) = e(t)$$

(Ans eis εξισώσεις):

$$\dot{x}_1(t) = x_2(t)$$

$$\textcircled{1} \Rightarrow L_f \dot{i}_f(t) + R_f i_f(t) = e(t) \Rightarrow$$

$$L_f \dot{x}_3(t) + R_f x_3(t) = u(t)$$

$$\textcircled{2} \Rightarrow J \ddot{\theta}_0(t) + B \dot{\theta}_0(t) = \tau(t) \Rightarrow$$

$$J \dot{x}_2(t) + B x_2(t) = K_T x_3(t)$$

Αρα,

$$\dot{x}_1(t) = x_2(t)$$

$$\dot{x}_2(t) = -\frac{B}{J} x_2(t) + \frac{K_T}{J} x_3(t)$$

$$\dot{x}_3(t) = -\frac{R_f}{L_f} x_3(t) + \frac{1}{L_f} u(t)$$

$$\begin{cases} \dot{x} = Ax + Bu \\ y = Cx \equiv \theta_0(t) \end{cases}$$

Ενταύτη,

$$A = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & -\frac{B}{J} & \frac{K_T}{J} \\ 0 & 0 & -\frac{R_f}{L_f} \end{bmatrix},$$

$$B = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ \frac{1}{L_f} \end{bmatrix},$$

$$C = [1 \ 0 \ 0]$$

# Πως επιλέγονται οι μεταβλητές κατάστασης

- Ένας τρόπος επιλογής των μεταβλητών κατάστασης : μια μεταβλητή και οι  $n-1$  παράγωγοί της

- Εστω 
$$G_p(s) = \frac{Y(s)}{U(s)} = \frac{1}{s^n + \alpha_{n-1}s^{n-1} + \dots + \alpha_1 s + \alpha_0}$$

$$\frac{d^n y(t)}{dt^n} + \alpha_{n-1} \frac{d^{n-1} y(t)}{dt^{n-1}} + \dots + \alpha_0 y(t) = u(t) \cdot (1)$$

- αν ορίσουμε  $x_1(t) \stackrel{p}{=} y(t) \Rightarrow \begin{aligned} x_2(t) &= \dot{y}(t) = \dot{x}_1(t) \\ x_3(t) &= \ddot{y}(t) = \dot{x}_2(t) \\ &\vdots \\ x_n(t) &= y^{(n)}(t) = \dot{x}_{n-1}(t) \end{aligned}$

$$\Rightarrow \dot{x}_n(t) + \alpha_{n-1} x_n(t) + \alpha_{n-2} x_{n-1}(t) + \dots + \alpha_0 x_1(t) = u(t)$$

μαζί με τις εξισώσεις ορισμού

$$\dot{x}_1(t) = x_2(t)$$

$$\dot{x}_2(t) = x_3(t)$$

$$\vdots$$

$$\dot{x}_{n-1}(t) = x_n(t)$$

$$y(t) = x_1(t)$$

$$\text{με } \underline{x} = \begin{bmatrix} x_1 \\ \vdots \\ x_n \end{bmatrix}$$

Τότε,

$$A = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 & \dots & 0 \\ 0 & 0 & 1 & \dots & 0 \\ \vdots & \vdots & \vdots & \ddots & \vdots \\ 1 & 0 & 0 & \dots & -\alpha_{n-1} \\ -\alpha_0 & -\alpha_1 & \dots & \dots & \dots \end{bmatrix},$$

$$b = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ \vdots \\ 1 \end{bmatrix},$$

$$c = \begin{bmatrix} 1 \\ 0 \\ \vdots \\ 0 \end{bmatrix}$$

‘ελεγχίμη κανονική μορφή’

- Παράδειγμα: για το 3-διαστατο σύστημα

$$G_p(s) = \frac{Y(s)}{U(s)} = \frac{1}{s^3 + a_2 s^2 + a_1 s + a_0} \quad \text{τότε,}$$

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

$$\dot{x}_2 = x_3$$

$$\dot{x}_3 = -\alpha_1 x_2 - \alpha_2 x_3 + u(t)$$

$$A = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ -\alpha_0 & -\alpha_1 & -\alpha_2 \end{bmatrix}$$

$$b = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \end{bmatrix}$$

$$c = \begin{bmatrix} 1 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

□ Όταν έχουμε μηδενικά : (αριθμητής ≠ 1)

στο ίδιο παράδειγμα συστήματος 3ης τάξης

$$G_p(s) = \frac{Y(s)}{U(s)} = \frac{c_1 s + c_0}{s^3 + a_2 s^2 + a_1 s + a_0}$$

θετούμε

$$x_1(t) = y(t)$$

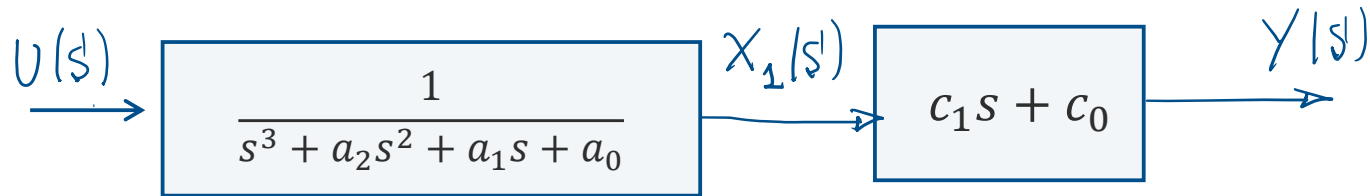
$$x_2(t) = \dot{y}(t)$$

⋮

$$\Rightarrow \dot{x}_3(t) + \alpha_2 x_3(t) + \alpha_1 x_2(t) + \alpha_0 x_1(t) = c_1 \dot{u}(t) + c_0 u(t)$$

- επειδή υπάρχει ο όρος  $\dot{u}(t)$  : διααιρούμε την Σ.Μ. σε δυο μέρη:

$$G_p(s) = \frac{Y(s)}{U(s)} = \frac{X_1(s)}{U(s)} \frac{Y(s)}{X_1(s)} \quad \text{με} \quad \frac{X_1(s)}{U(s)} = \frac{1}{s^3 + a_2 s^2 + a_1 s + a_0} \quad \text{και} \quad \frac{Y(s)}{X_1(s)} = c_1 s + c_0$$



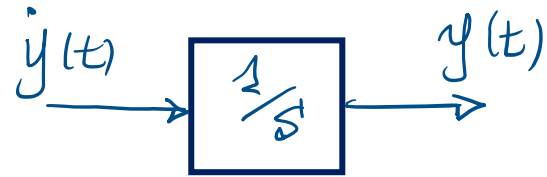
τότε η περιγραφή αυτού του συστήματος, γίνεται:

$$\dot{x}(t) = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ -a_0 & -a_1 & -a_2 \end{bmatrix} x(t) + \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \end{bmatrix} u(t)$$

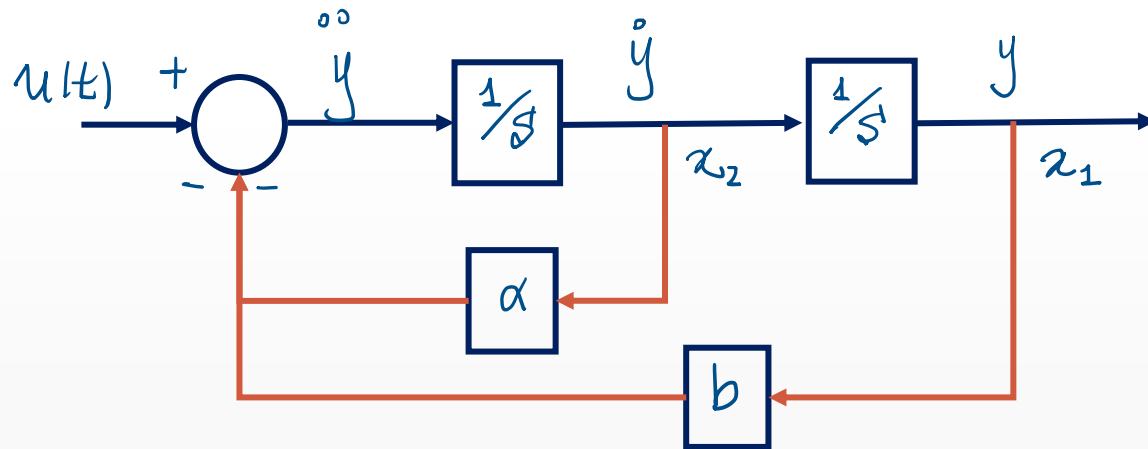
$$y(t) = \begin{bmatrix} c_0 & c_1 & 0 \end{bmatrix} x(t) \quad (\leftarrow \text{η μόνη διαφορά})$$

# Εφαρμογή των λειτουργικών διαγραμμάτων

- Για την εύρεση του προτύπου καταστατικών εξισώσεων



- εστω Δ.Ε. :  $\ddot{y}(t) + \alpha \dot{y}(t) + by(t) = u(t) \Rightarrow \ddot{y} = -u - \alpha \dot{y} - by$



- (κανόνας) μεταβλητές κατάστασης=εξοδοι ολοκληρωτών



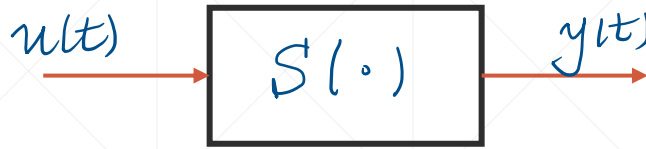
$$\text{Άρα, } x_1 = y, \quad x_2 = \dot{y} = \dot{x}_1 \quad \Rightarrow \quad \ddot{y} \equiv \ddot{x}_2 = u - \alpha x_2 - b x_1$$

$$\begin{pmatrix} \ddot{x}_1 \\ \ddot{x}_2 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 & 1 \\ -b & -\alpha \end{pmatrix} \begin{pmatrix} x_1 \\ x_2 \end{pmatrix} + \begin{pmatrix} 0 \\ 1 \end{pmatrix} u$$

$$y = \begin{pmatrix} 1 & 0 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} x_1 \\ x_2 \end{pmatrix}$$

Προσοχή: το λειτουργικό διάγραμμα δεν παριστάνει τις Δ.Ε. αλλά τον μετασχ. Laplace τους

Γραμμικότητας



$$y(t) = S[u(t)]$$

$$\begin{aligned} S[\alpha u_1 + \beta u_2] &= \alpha S[u_1] + \beta S[u_2] \\ &= \alpha y_1 + \beta y_2 \end{aligned}$$

Γραμμικοποίηση γύρω από Σημ. Ισορροπίας(λειτουργίας)

$$\dot{x}_1 = f_1(x_1, \dots, x_n)$$

$$\dot{x}_2 = f_2(x_1, \dots, x_n)$$

$$\vdots$$
$$\dot{x}_n = f_n(x_1, \dots, x_n)$$

$$\stackrel{\approx}{\approx} \underline{\dot{x}} = \underline{f}(x) \quad (1)$$

Σημείο Ισορροπίας:

$$x_0 \in \mathbb{R}^n$$

$$\left( x_0 = \begin{bmatrix} x_{01} \\ x_{02} \\ \vdots \\ x_{0n} \end{bmatrix} \right),$$

$$\Rightarrow \underline{f}(x_0) = 0$$

Για  $x_0$ :

$$Df(x_0) = \begin{bmatrix} \overrightarrow{\frac{\partial f_1(x_0)}{\partial x_1}} & \dots & \frac{\partial f_1(x_0)}{\partial x_n} \\ \vdots & & \vdots \\ \overrightarrow{\frac{\partial f_l(x_0)}{\partial x_1}} & \dots & \frac{\partial f_l(x_0)}{\partial x_n} \end{bmatrix} \equiv \text{"Jακωβιανή Μήτρα"}$$

Τότε, η γραμμικοποίηση της (1) γύρω από το  $x_0$  είναι:

$$\overset{p}{\xi} = Df(x_0) \overset{q}{\xi}$$

Στο παράδειγμα με το εκκρεμές:

$$(Δ.Ε.) \quad \ddot{\theta} + \frac{g}{L} \sin \theta = 0$$

ή σαν πρόβλημα κλασσικών εξισώσεων (η.κ.ε.),

$$\begin{aligned} x_1 &= \theta \\ x_2 &= \dot{\theta} \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} \Rightarrow \dot{x}_1 &= \dot{\theta} = x_2 \\ \dot{x}_2 &= \ddot{\theta} = -\frac{g}{L} \sin \theta = -\frac{g}{L} \sin x_1 \end{aligned}$$

Βρήκαμε δυο σημεία ισοροπίας:

$$\begin{aligned} (x_1=0, x_2=0) \\ (x_1=\pi, x_2=0) \end{aligned}$$

$$Df(x) = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -\frac{g}{L} \cos x_1 & 0 \end{bmatrix}$$

• Για το 1. I.  $(0,0)$ :  $Df(x_{01}) = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -\frac{g}{L} & 0 \end{bmatrix}$

• Για το 2. I.  $(\pi,0)$ :  $Df(x_{02}) = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ \frac{g}{L} & 0 \end{bmatrix}$

$$\Rightarrow \mathcal{M} = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ \mp \frac{g}{L} & 0 \end{bmatrix} \mathcal{M}$$

$A =$

# Σχέση Σ.Μ και Π.Κ.Ε.

- Για ένα φυσικό σύστημα που περιγράφεται με μια Σ.Μ. υπάρχουν 'απειρες' περιγραφές με πρότυπα Κ.Ε.
- Αντίστροφα όταν το σύστημα περιγράφεται με Π.Κ.Ε. η Σ.Μ. είναι **πλήρως και μοναδικά ορισμένη** (πληρέστερη περιγραφή)

• όταν  $\dot{x} = Ax + bu$   $\Rightarrow$   $sX(s) = AX(s) + bU(s)$   $\Rightarrow$  με αρχικές συνθήκες μηδέν  
 •  $y = Cx$   $\Rightarrow$   $Y(s) = C^T X(s)$

$$(sI - A)X(s) = bU(s) \Rightarrow X(s) = (sI - A)^{-1}bU(s) \equiv \Phi(s)bU(s)$$

$$Y(s) = C^T (sI - A)^{-1}bU(s) \Rightarrow$$

$$G(s) \equiv \frac{Y(s)}{U(s)} = C^T (sI - A)^{-1}b$$

ΟΠΟΥ  $\Phi(s) \triangleq (sI - A)^{-1} = \frac{adj(sI - A)}{\det(sI - A)}$

- τότε, ισχύει:  $G(s) = CT \frac{\text{adj}(sI-A)}{\det(sI-A)} b$
- ο αριθμητής = πολυώνυμο του  $s$  = **μηδενικά**, ο παρονομαστής = **πόλοι** του συστήματος
- Άρα, λύσεις της  $D_p(s) = 0 \rightarrow \det(sI - A) = 0$  και άρα οι πόλοι του συστήματος είναι οι **ιδιοτιμές του πίνακα A**
- **Μητρα Διελύσεως**: για το σύστημα  $\dot{x} = Ax$  όπως προκύπτει από την λύση

$$x(t) = e^{A(t-\tau)} x(\tau) \quad \text{με} \quad e^{At} = I + At + \frac{A^2 t^2}{2!} + \dots$$

μετ. Laplace:  $sX(s) - x(0) = AX(s) \Rightarrow X(s) = (sI - A)^{-1} x(0)$  και άρα

$x(t) = \mathcal{L}^{-1}\{(sI - A)^{-1}\} x(0)$  και συγκρίνοντας, προκύπτει

$$\Phi(t) = e^{At} = \mathcal{L}^{-1}\{(sI - A)^{-1}\}$$