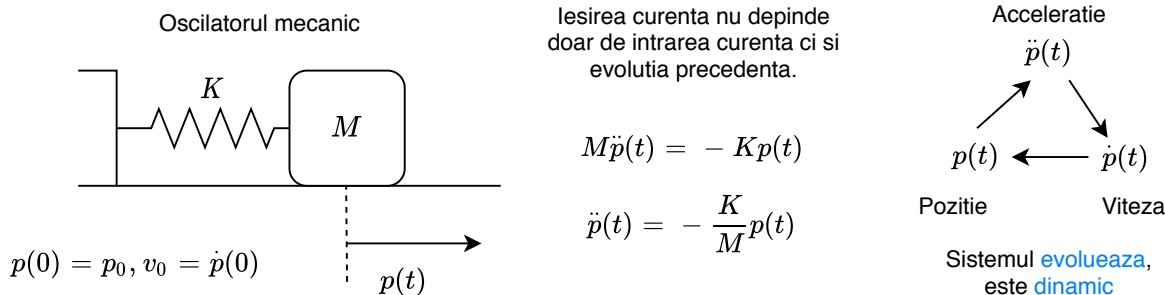


Sisteme **dinamice** = Sisteme descrise de **ecuatii diferentiale**



evolutia viitoare = $f(\text{stadiul curent})$

derivata starii = $f(\text{starea actuala})$

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

Noua modalitate de descriere a unui sistem

! In sistem putem avea si o **sursa externa de energie** sub forma unui semnal de intrare $u(t)$ (de ex o forta aplicata corpului M):

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

! Putem alege parametrii de interes pe care dorim sa ii masuram ca fiind **iesirile sistemului**, rezultand semnalul de iesire $y(t)$

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

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

Lucram cu sisteme LTI (**Linear** Time-Invariant)
deci f si g sunt de fapt **combinatii liniare** intre x si u

Reprezentarea pe stare

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

Dependenta liniara a evolutiei sistemului de starea actuala x si intrarile sale u

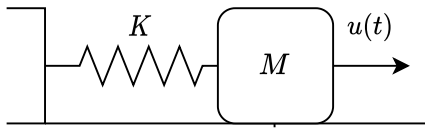
$$y(t) = Cx(t) + Du(t)$$

Dependenta liniara a iesirilor sistemului de starea actuala x si intrarile sale u

Ce sunt **variabilele de stare** x ale sistemului? \longrightarrow Setul **minim** de variabile care descriu **complet** sistemul.

Complet? - Un set de variabile descrie complet sistemul daca cu ajutorul lor putem prezice **comportamentul viitor** al sistemului.

Oscilatorul mecanic



$$p(0) = p_0, v_0 = \dot{p}(0)$$

$$\ddot{p}(t) = -\frac{K}{M}p(t) \quad (+ u(t))$$

Numarul de variabile necesar descrierii complete a sistemului este **2** iar acestea sunt **pozitia** $x_1(t) = p(t)$ si **viteza** $x_2(t) = \dot{p}(t)$.

Pornind de la o **ecuatie diferentiala de ordin 2**, rezulta un sistem de **2 ecuatii diferentiale de ordin 1**:

$$\ddot{p}(t) = -\frac{K}{M}p(t) + u(t) \longrightarrow \begin{cases} \dot{x}_1(t) = x_2(t) \\ \dot{x}_2(t) = -\frac{K}{M}x_1(t) + u(t) \end{cases} \longrightarrow \begin{aligned} \dot{x}(t) &= Ax(t) + Bu(t) \\ A &= \begin{pmatrix} 0 & 1 \\ -\frac{K}{M} & 0 \end{pmatrix} \\ B &= \begin{pmatrix} 0 \\ 1 \end{pmatrix} \end{aligned}$$

De ce nu mai multe variabile de stare? Ex: acceleratia $\ddot{p}(t)$?

$$\ddot{p}(t) = -\frac{K}{M}p(t) \quad (+ u(t))$$

Acceleratia $\ddot{p}(t)$ depinde de marimea de stare pozitie $x_1(t) = p(t)$ deci e redundant sa o includem ca stare.

In general **numarul de variabile de stare** necesare pentru descrierea unui sistem e dat de **numarul de elemente acumulative de energie independente** din sistemul respectiv.

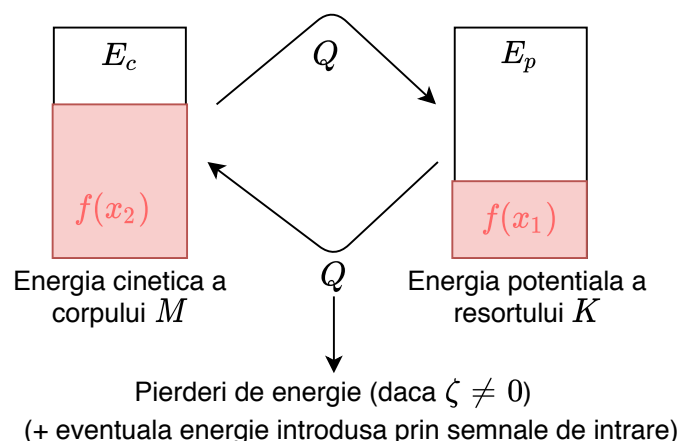
Dinamica sistemului este data de transformarea repetata a energiei potentiale in energie cinetica si invers, cu eventuale pierderi la fiecare transformare.

Un sistem dinamic depoziteaza energie in diferite moduri.

In cazul **oscilatorului mecanic** avem energie stocata in:

- **corp** - energie cinetica depinzand de viteza corpului (deci de starea $x_2 = \dot{p}$)
- **resort** - energie potentiala care depinde de intinderea resortului (deci de starea $x_1 = p$)

Astfel, **daca am adauga frecare la sistem, avand in vedere ca aceasta doar disipa si nu acumuleaza energie, tot doua variabile de stare am avea.**



Reprezentarea pe stare

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

Dependenta liniara a evolutiei sistemului de starea actuala x si intrarile sale u

$$y(t) = Cx(t) + Du(t)$$

Dependenta liniara a iesirilor sistemului de starea actuala x si intrarile sale u

Perspectiva intrare-iesire

$$\ddot{y}(t) + \dot{y}(t) + y(t) = u(t)$$

$$H(s) = \frac{Y(s)}{U(s)}$$

Descrierea proceselor prin **relatii strict** **intre intrare si iesire**.

Nu exista variabile intermediare intre intrari si iesiri.

Ecuatii diferentiale de **grad superior** care descriu **relatia intrare iesire**:

$$\ddot{y}(t) + \dot{y}(t) + y(t) = u(t)$$

Functia/matricea de transfer

$$H(s) = \frac{Y(s)}{U(s)}$$

Sistemul este stabil daca **polii lui H** sunt in **semiplanul stang**:

$$Re(P) \in R^-$$

Perspectiva pe stare

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

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

$$y(t) = Cx(t) + Du(t)$$

Descrierea proceselor prin intermediul **evolutiei variabilelor de stare** care descriu procesul, iesirile nu depind doar de intrari ci si de stari

Apar **starile ca variabile intermediare** intre intrari si iesiri.

Sisteme liniare de ecuatii diferentiale de ordin I care descriu **evolutia fiecarei variabile de stare**:

$$\begin{cases} \dot{x}_1 = x_2 \\ \dot{x}_2 = u - x_1 - x_2 \end{cases}$$

Matricele A,B,C,D

$$(A, B, C, D)$$

Sistemul este stabil daca **valorile proprii ale lui A** sunt in **semiplanul stang**:

$$\Lambda(A) \in R^-$$

$A \in R^{n \times n}$ - matricea **de stare** (descrie dependenta intre evolutia viitoare a starii si starea curenta)

$B \in R^{n \times m}$ - matricea asociata **intrarilor** (descrie dependenta intre evolutia viitoare a starii si intrarile sistemului)

$C \in R^{p \times n}$ - matricea asociata **iesirilor** (descrie dependenta intre iesirile sistemului si starea sa curenta)

$D \in R^{p \times m}$ - matricea asociata **transferului direct** (descrie modul in care iesirile depind direct de intrari)

m - numarul de variabile de intrare

n - numarul de variabile de stare

p - numarul de variabile de iesire

Raspunsul **liber**

Raspunsul sistemului pentru:

- **conditii initiale nenule;**
- **stimuli externi nuli.**

$$c. i. \neq 0 \quad u(t) = 0$$

Raspunsul **fortat**

Raspunsul sistemului pentru:

- **conditii initiale nule;**
- **stimuli externi nenuli.**

$$c. i. = 0 \quad u(t) \neq 0$$



Raspunsul **total**

Raspunsul sistemului pentru:

- **conditii initiale nenule;**
- **stimuli externi nenuli.**

$$c. i. \neq 0 \quad u(t) \neq 0$$

Funcții Matlab utile:

`sys=ss(A,B,C,D);` generarea unui model pe stare folosind matricele A, B, C, D

`H=tf(ss(A,B,C,D));` trecerea de la model de stare la funcție de transfer

`y=lsim(sys,u,t);` aflarea ieșirii unui sistem pentru o intrare dată

`[y,t,x]=initial(sys,x0,t);` aflarea răspunsului liber al unui sistem pt condițiile initiale x_0