

## SISTEMAS COM 1 GDL SOB EXCITAÇÃO GENÉRICA

### RESOLUÇÃO NUMÉRICA

A equação de movimento de um sistema linear com um grau de liberdade e amortecimento viscoso é

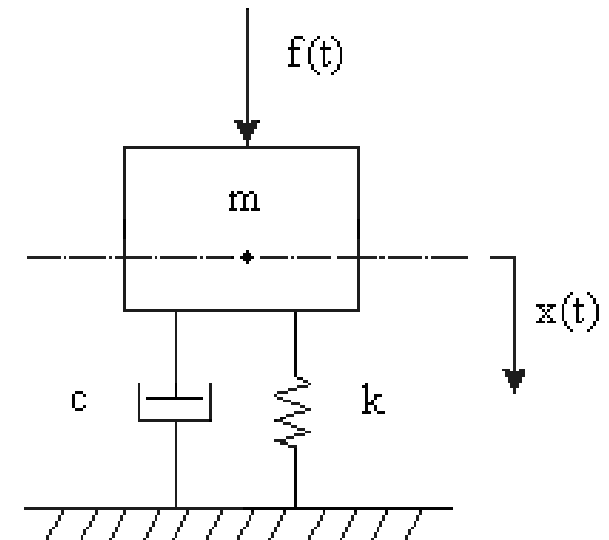
$$m\ddot{x}(t) + c\dot{x}(t) + kx(t) = f(t) \quad (1).$$

Dividindo todos os termos por  $m$ , obtém-se

$$\ddot{x}(t) + \frac{c}{m}\dot{x}(t) + \frac{k}{m}x(t) = \frac{1}{m}f(t) \quad (2).$$

Para fins de resolução numérica, essa equação, de segunda ordem, deve ser convertida num sistema com duas equações de primeira ordem.

Assim, ela poderá ser resolvida, por exemplo, com o auxílio do MATLAB, que possui rotinas específicas para tal, baseadas nos métodos de Runge-Kutta.



## CONVERSÃO DA EQUAÇÃO DE MOVIMENTO

Para conversão da equação de movimento, visando sua resolução pela via numérica, são definidas duas novas variáveis, quais sejam

$$u_1(t) = x(t) \quad (3) \quad \text{e} \quad u_2(t) = \dot{x}(t) \quad (4).$$

Decorre, de imediato, que

$$\dot{u}_1(t) = \dot{x}(t) = u_2(t) \quad (5) \quad \text{e} \quad \dot{u}_2(t) = \ddot{x}(t) \quad (6).$$

Levando as equações (3) a (6) em (2), que é

$$\ddot{x}(t) + \frac{c}{m} \dot{x}(t) + \frac{k}{m} x(t) = \frac{1}{m} f(t) \quad (2).$$

tem-se, após rearranjo, que

$$\dot{u}_2(t) = -\frac{c}{m} u_2(t) - \frac{k}{m} u_1(t) + \frac{1}{m} f(t) \quad (7).$$

## SISTEMA DE EQUAÇÕES DE MOVIMENTO

As equações (5) e (7), quais sejam,

$$\dot{u}_1(t) = u_2(t) \quad e$$

$$\dot{u}_2(t) = -\frac{c}{m}u_2(t) - \frac{k}{m}u_1(t) + \frac{1}{m}f(t) ,$$

constituem um **sistema linear de 2 equações** de primeira ordem, **acopladas**, que é **equivalente à equação de movimento original**, de segunda ordem.

Nessa representação, as **condições iniciais** correspondentes à equação de movimento original, a saber,  $x(0)$  e  $\dot{x}(0)$ , são dadas, respectivamente, por

$$u_1(0) \quad e \quad u_2(0) .$$

## REPRESENTAÇÃO MATRICIAL

O **sistema de equações** de movimento acima pode ser escrito **em forma matricial**, como uma única equação, qual seja,

$$\boxed{[\dot{u}(t)] = A[u(t)] + [v(t)]} \quad (8),$$

onde

$$\boxed{[u(t)] = \begin{bmatrix} u_1(t) \\ u_2(t) \end{bmatrix}} \quad (9); \quad \boxed{A = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -k/m & -c/m \end{bmatrix}} \quad (10); \quad \boxed{[v(t)] = \begin{bmatrix} 0 \\ (1/m)f(t) \end{bmatrix}} \quad (11).$$

As **condições iniciais**, em forma matricial, são dadas por

$$\boxed{[u(0)] = \begin{bmatrix} u_1(0) \\ u_2(0) \end{bmatrix}} \quad (12)$$

## ESPAÇO DE ESTADO

Na descrição em estudo, são empregadas as seguintes denominações:

$u_1$  e  $u_2$  : **variáveis de estado**;

$[u(t)]$  : **vetor de estado**;

$A$  : **matriz de estado**.

Diz-se, dessa forma, que o sistema mecânico com um grau de liberdade está descrito no **espaço de estado**.

As variáveis  $u_1$  e  $u_2$  , que são, respectivamente, o **deslocamento** e a **velocidade** do sistema, apresentam o **estado do sistema**.

Assim posto, o problema de valor inicial (equação diferencial + condições iniciais) pode ser solucionado de forma numérica, via Runge-Kutta.

## EXEMPLO 1 – SISTEMA COM 1 GDL SOB VÁRIAS CONDIÇÕES

Seja um sistema com um grau de liberdade, em que  $m = 100$  kg,  $c = 50$  kg/s e  $k = 2000$  N/m. Determinar o estado do sistema para as seguintes condições:

(a)  $x(0) = -0,01$  m ;  $\dot{x}(0) = 0$  m/s ;  $f(t) = 0$  N ; (vibração livre)

(b)  $x(0) = 0$  m ;  $\dot{x}(0) = 0$  m/s ;  $f(t) = 20$  N ; (excit. constante)

(c)  $x(0) = 0$  m ;  $\dot{x}(0) = 0$  m/s ;  $f(t) = 150\delta(t)$  N ; (excitação impulsiva)

(d)  $x(0) = 0$  m ;  $\dot{x}(0) = 0$  m/s ;  $f(t) = 150\text{sen}(3t)$  N ; (excitação harmônica)

(e)  $x(0) = 0$  m ;  $\dot{x}(0) = 0$  m/s ;  $f(t) = 150\text{sen}(3t) + 100\text{sen}(6t)$  N ;

(excitação periódica)

(f)  $x(0) = 0$  m ;  $\dot{x}(0) = 0$  m/s ;  $f(t) = 1500\text{sen}[(\omega_n / 3)t]$  N ;  $k_3 = 300$  N/m<sup>3</sup> ;

(não linearidade cúbica, excitação harmônica)

## EXEMPLO 1 – SISTEMA COM 1 GDL SOB VÁRIAS CONDIÇÕES (cont.)

(g)  $c = 100 \text{ kg/s}$  ;  $x(0) = 0,01 \text{ m}$  ;  $\dot{x}(0) = 0,1 \text{ m/s}$  ;  $f(t) = 150\text{sen}(6t) \text{ N}$  .

### **Fontes:**

Inman, D. J., Engineering Vibration (3<sup>rd</sup> edition), Pearson/Prentice-Hall, 2007;

Rao, S., Vibrações Mecânicas (4<sup>a</sup>. edição), Pearson/Prentice-Hall, 2008.