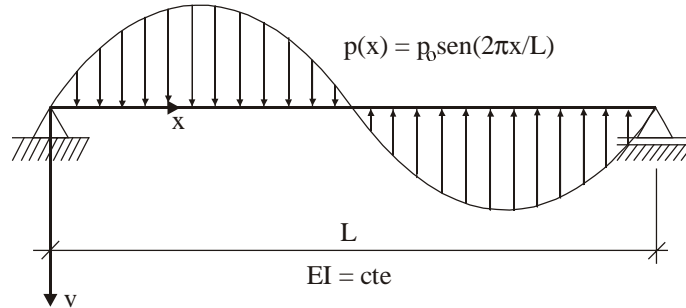


## Exercícios sobre Deformações por Momento Fletor

1. Escrever as expressões genéricas para os deslocamentos angulares  $\varphi(x)$  e transversais  $v(x)$  para a viga da figura.

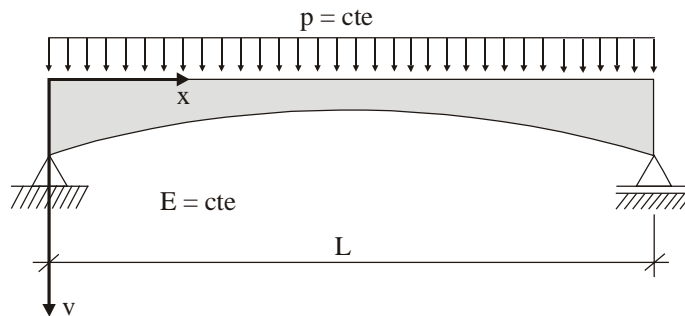


Resp: 
$$\varphi(x) = \frac{L^3}{8\pi^3 EI} \cos \frac{2\pi x}{L}$$

$$v(x) = \frac{L^4}{16\pi^4 EI} \operatorname{sen} \frac{2\pi x}{L}$$

2. Para a viga da figura, com  $I$  variável, determinar as expressões de  $\varphi(x)$  e  $v(x)$ .

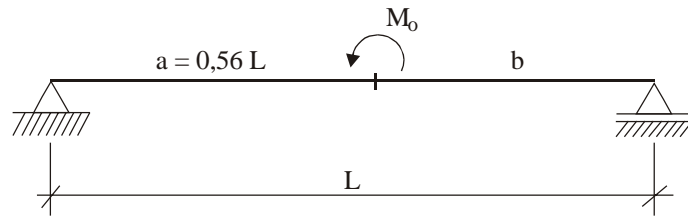
Dado: 
$$\frac{1}{I} = \frac{1}{I_0} \left( 1 + \frac{4x}{L} - \frac{4x^2}{L^2} \right)$$



Resp: 
$$\varphi(x) = \frac{P}{120L^2 EI_0} (120Lx^4 - 30L^3x^2 - 60L^2x^3 - 48x^5 + 9L^5)$$

$$v(x) = \frac{P}{120L^2 EI_0} (24Lx^5 - 10L^3x^3 - 15L^2x^4 - 8x^6 + 9L^5x)$$

3. Para a viga da figura, com  $EI$  constante, determinar  $v_{\text{máx}}$  e  $v_{\text{mín}}$ .



Resp:  $v_{\text{máx}} = \frac{M_0 (0,374L)^3}{3EIL}$

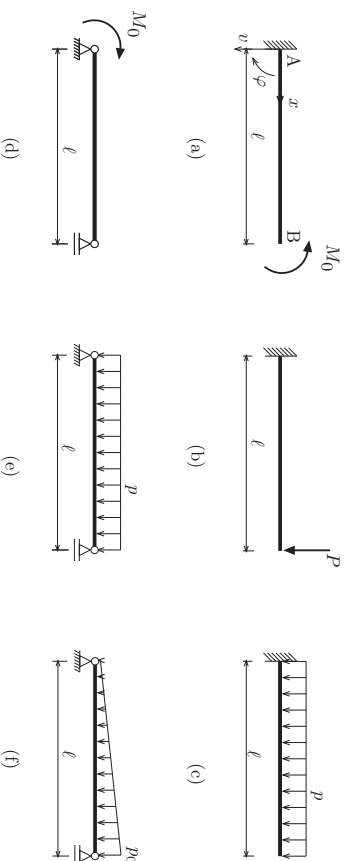
$$v_{\text{mín}} = -\frac{M_0 (0,140L)^3}{3EIL}$$

## PEF-2301 – Resistência dos Materiais e Estática das Construções II

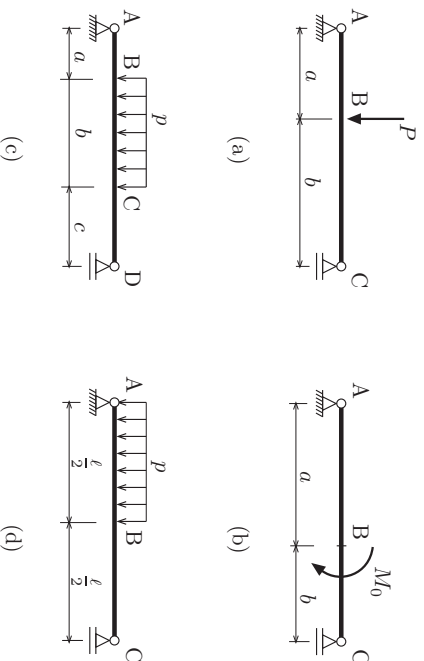
## Lista de Exercícios 1 – Deformações Transversais na Flexão.

## 1 Vigas Simples Isostáticas

1. Determine as expressões dos deslocamentos transversais  $v(x)$  e das rotações  $\varphi(x)$  ao longo do eixo da barra, fornecendo a flecha (deslocamento máximo) e as rotações nas extremidades ( $EI = \text{const.}$ ).

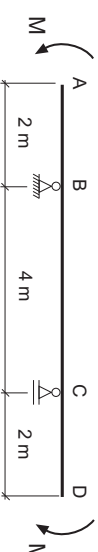


2. Obtenha, por integração da linha elástica, o deslocamento transversal  $v_B$  e a rotação  $\varphi_B$  das vigas da figura ( $EI = \text{const.}$ ) [Britto Costa].

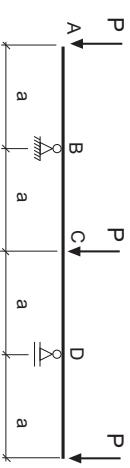


## 2 Sistema de Barras

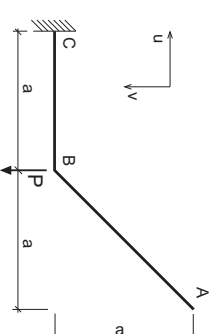
3. (1<sup>a</sup> semestre de 1975) Para a estrutura da figura, determine o valor da flecha em A, sendo  $EI = 6,0 \times 10^7 \text{ N m}^2$  e  $M = 40 \text{ kN m}$ .



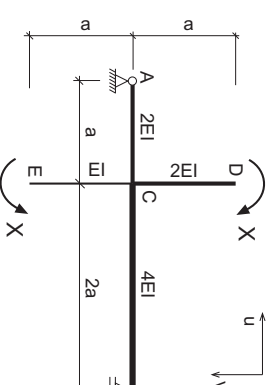
4. (1<sup>a</sup> semestre de 1980) Determine o deslocamento vertical do ponto A da figura ao lado para  $EI$  constante.



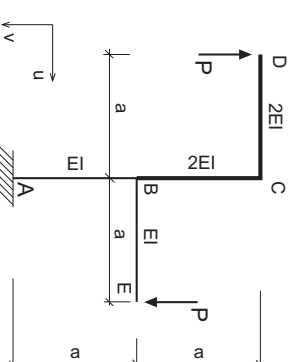
5. (2<sup>a</sup> semestre de 1973) Para a estrutura da figura, calcule os deslocamentos horizontal e vertical do ponto A. Considere  $EI$  constante para as duas barras.



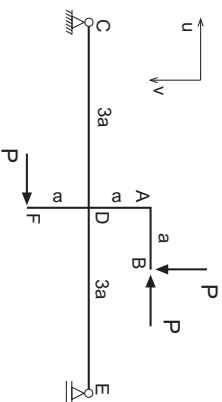
6. Para a estrutura da figura, determine o deslocamento horizontal do ponto E e o vertical do ponto C.



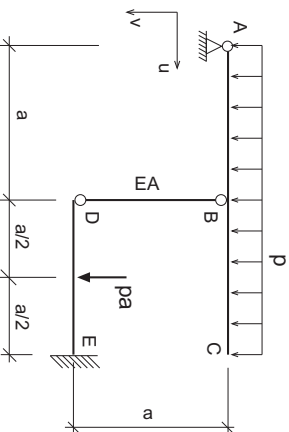
7. Na estrutura da figura, indique os deslocamentos horizontal e vertical, bem como a rotação do ponto E. Nas barras AB e BE considere o produto de inércia  $EI$  e nas barras BC e CD o produto  $2EI$ .



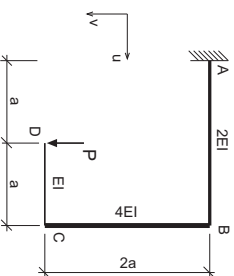
8. (2º semestre de 1980) Determinar os deslocamentos horizontal e vertical do ponto C. A barra BD tem característica  $EI$  constante. Adotar  $EI$  constante.



9. Para a estrutura da figura, calcule o deslocamento vertical do ponto C. A barra BD tem característica  $E_0I = 96E_0I/a^2$  onde  $E_0I$  é o produto de inércia das barras ABC e DE.

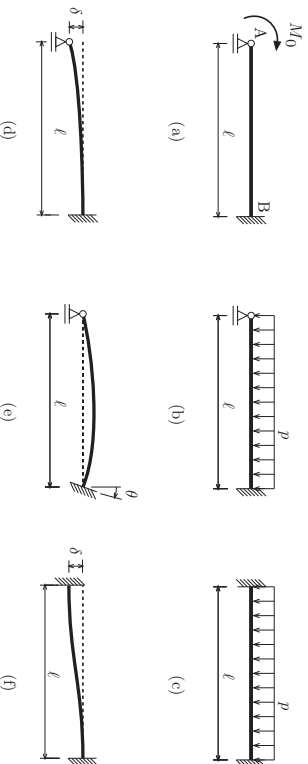


10. Para a estrutura da figura, calcule o deslocamento vertical do ponto D.



### 3 Vigas Simples Hiperestáticas

11. Traçar os diagramas de esforços solicitantes para as vigas hiperestáticas da figura. Todas as vigas são prismáticas com  $EI = \text{const.}$  e comprimento  $\ell$ .



### Respostas Parciais

Quando não explicitados, os sentidos positivos do deslocamento vertical e da rotação seguem os indicados na figura do Ex. 1.

- $v_B = -\frac{M_0 \ell^2}{2EI}$ ,  $\varphi_B = -\frac{M_0 \ell}{EI}$
  - $v_B = \frac{P \ell^3}{3EI}$ ,  $\varphi_B = \frac{P \ell^2}{2EI}$
  - $v_B = \frac{P \ell^4}{8EI}$ ,  $\varphi_B = \frac{P \ell^3}{6EI}$
  - $\varphi_A = \frac{M_0 \ell}{3EI}$ ,  $\varphi_B = -\frac{M_0 \ell}{6EI}$ ,  $v(x) = \frac{M_0}{6EI} (2\ell^2 x - 3\ell x^2 + x^3)$ ,  $f = v(\frac{3-\sqrt{3}}{3}) = \frac{\sqrt{3} M_0 \ell^2}{27 EI}$
  - $\varphi_A = -\varphi_B = \frac{p_0 \ell^3}{24EI}$ ,  $f = v(\ell/2) = \frac{5}{384} \frac{p_0 \ell^4}{EI}$
  - $\varphi_A = \frac{7}{360} \frac{p_0 \ell^3}{EI}$ ,  $\varphi_B = -\frac{8}{360} \frac{p_0 \ell^3}{EI}$ ,  $v(x) = \frac{p_0 \ell^3}{360EI} \left( \frac{3x^5}{\ell^4} - \frac{10x^3}{\ell^2} + 7x \right)$ ,  $f = v(0,51933\ell) = 0,00652 \frac{p_0 \ell^4}{EI}$
- $v_B = \frac{Pa^2 b^2}{3EI}$ ,  $\varphi_B = \frac{Pa^2(b-a)}{3EI}$
  - $v_B = \frac{M_0 a b(b-a)}{3EI}$ ,  $\varphi_B = \frac{M_0(a^2+b^2-ab)}{3EI}$
  - $v_B = \frac{pab}{24EI} (b^3 + 4bc^2 + 12abc + 8ac^2 + 4ab^2 + 4b^2c)$ ,  $\varphi_B = \frac{pb}{24EI} (b^3 + 12abc - 8a^2c + 4b^2c + 8ac^2 + 4bc^2 - 4a^2b + 4ab^2)$
  - $v_B = \frac{5}{768} \frac{p \ell^4}{EI}$ ,  $\varphi_B = -\frac{p \ell^3}{384EI}$
- $v_A = 4 \text{ mm}$
  - $v_A = \frac{13 P a^3}{12 EI}$ ,  $v_A = -\frac{1 P a^3}{2 EI}$
  - $v_C = 0$ ,  $v_E = -\frac{1 \Delta \alpha^2}{2 EI}$
  - $v_A = \frac{5 P a^3}{6 EI}$ ,  $v_A = -\frac{1 P a^3}{2 EI}$
  - $\phi_E = \frac{5 P a^2}{2 EI}$ ,  $v_E = \frac{P a^3}{EI}$ ,  $v_E = \frac{7 P a^3}{3 EI}$
- $v_B = \frac{1 P a^3}{3 EI}$ ,  $v_B = \frac{20 P a^3}{6 EI}$ ,  $v_B = -\frac{5 P a^3}{6 EI}$
  - $v_C = \frac{11 p a^4}{6 EI}$
  - $v_D = \frac{7 P a^3}{6 EI}$
- $M_A = M_0$ ,  $M_B = -\frac{M_0}{2}$ ,  $V_A = \frac{3p\ell}{8}$ ,  $V_B = -\frac{5p\ell}{8}$ ,  $V_A = V_B = -\frac{3M_0}{2\ell}$
  - $M_A = M_B = -\frac{p\ell^2}{12}$ ,  $V_A = -V_B = \frac{p\ell}{2}$ ,  $M_B = -\frac{3EI}{\ell^2} \delta$ ,  $V_A = V_B = -\frac{3EI}{\ell^3} \delta$
  - $M_B = -\frac{3EI}{\ell} \varphi$ ,  $V_A = V_B = -\frac{3EI}{\ell^2} \varphi$ ,  $M_A = -M_B = \frac{6EI}{\ell^2} \delta$ ,  $V_A = V_B = \frac{12EI}{\ell^3} \delta$