### 2

# Flexo-Compressão de Barras Esbeltas — Teoria de Segunda Ordem

Edgard S. Almeida Neto Escola Politécnica da USP

26 de Maio de 2017

### Conteúdo

		$\vdash$
1.2	1.1	Sist
1.2 Estruturas Hiperestáticas	1.1 Estruturas Isostáticas	Sistematização da Resolução
7		

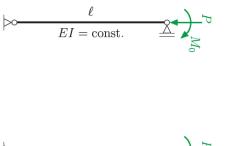
## 1 Sistematização da Resolução

Exemplo 1 Para as estruturas indicadas nas figuras a seguir:

- trace a deformada da estrutura;
- escreva a expressão do momento fletor M(x);
- forneça as condições de contorno.
- $\bullet\,$ obtenha a expressão geral da linha elástica v(x);

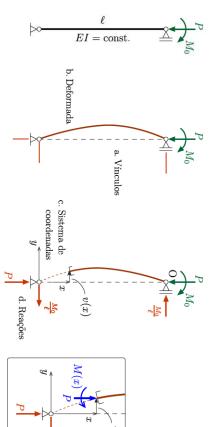
## 1 Estruturas Isostáticas

a) Coluna biapoiada





### a) Coluna biapoiada



Momento fletor

$$M(x) = \frac{M_0}{\ell} x + Pv(x)$$

S Almeida Neto (PEF-EPUSP) - Deformação na Flexo-Compressão de Barras F

## $v'' + k^2 v = k^2 \left( -\frac{M_0}{P} \frac{x}{\ell} \right) \tag{a}$

A solução tem a forma geral

$$v(x) = v_{\rm h}(x) + v_{\rm p}(x)$$

em que  $v_{
m h}(x)=A\sin kx+B\cos kx$  é a solução da equação homogênea

$$v'' + k^2 v = 0$$

e  $v_{\rm p}(x)$  é uma solução particular que satisfaz a equação diferencial (a) Se o lado direito é um polinômio,  $v_{\rm p}(x)$  é um polinômio de mesmo grau

$$v_{\mathbf{p}}(x) = b_0 + b_1 x$$

e coincide com a expressão entre parênteses para polinômios de grau 1 ou 0

$$v_{\rm p}(x) = -\frac{M_0}{P} \frac{x}{\ell}$$

Equação da linha elástica:

$$v'' = -\frac{M(x)}{EI} = -\frac{1}{EI} \left( \frac{M_0}{\ell} x + P_V \right)$$
$$= -\frac{M_0 x}{EI} \frac{P}{\ell} - \frac{P}{EI} v$$
$$= -\frac{M_0 P x}{P EI} \frac{P}{\ell} - \frac{P}{EI} v$$
$$= k^2 \left( -\frac{M_0 x}{P \ell} \right) - k^2 v$$

Reunindo os termos em v(x) do lado esquerdo, temos

$$v'' + k^2 v = k^2 \left( -\frac{M_0}{P} \frac{x}{\ell} \right)$$

Assim

$$v(x) = A\sin kx + B\cos kx - \frac{M_0}{P}\frac{x}{\ell}$$

A determinação das constantes de integração A e B requer duas condições de contorno

Na viga biapoiada são conhecidos os deslocamentos das duas extremidades

$$v(0) = 0 \Rightarrow \boxed{B = 0}$$
 $v(\ell) = 0 \Rightarrow A \sin k\ell - \frac{M_0}{P} = 0 \Rightarrow \boxed{A = \frac{M_0}{P \sin k\ell}}$ 

Introduzindo na expressão de u(x) e colocando em evidencia  $M_0/P$ , resulta

$$v(x) = \frac{M_0}{P} \left( \frac{\sin kx}{\sin k\ell} - \frac{x}{\ell} \right)$$

O momento de segunda ordem é dado por

$$M(x) = \frac{M_0}{\ell} x + Pv(x) = \frac{M_0}{\ell} x + M_0 \left( \frac{\sin kx}{\sin k\ell} - \frac{x}{\ell} \right) = M_0 \frac{\sin kx}{\sin k\ell}$$

Exceto nas extremidades, v(x) e M(x) tendem para zero quando  $\sin k\ell o 0$ 

$$k\ell=0$$
  $\sqrt{\frac{P}{EI}}\ell=0$   $P=0$  (trivial)  $k\ell=\pi$   $\sqrt{\frac{P}{EI}}\ell=\pi$   $P_{\rm cr}=\frac{\pi^2 EI}{\ell}$   $k\ell=2\pi$   $\sqrt{\frac{P}{EI}}\ell=2\pi$   $P_{\rm cr}=\frac{4\pi^2 EI}{\ell}$ 

A menor das cargas críticas coincide com a carga de flambagem da coluna

$$P_{\rm cr} = \frac{\pi^2 EI}{\ell}$$

Ela é uma propriedade da coluna e independe do carregamento

18 de Maio de 2016 13 / 18

Na teoria de primeira ordem, o momento na seção central é

$$M_{1^{\mathbf{a}}}\left(rac{\ell}{2}
ight) = rac{M_0}{2}$$

Na teoria de segunda ordem ele depende da força P através de  $k\ell$ 

$$M\left(\frac{\ell}{2}\right) = M_0 \frac{\sin\frac{k\ell}{2}}{\sin k\ell} = M_0 \frac{\sin\frac{k\ell}{2}}{2\sin\frac{k\ell}{2}\cos\frac{k\ell}{2}} = \frac{M_0}{\cos\frac{k\ell}{2}}$$

Logo

$$k\ell=1$$
  $P=rac{EI}{\ell^2}=0,101P_{
m cr}$   $M\left(rac{\ell}{2}
ight)=0,57M_0=1,14M_{1^{\rm a}}$   $k\ell=2$   $P=rac{4EI}{\ell^2}=0,405P_{
m cr}$   $M\left(rac{\ell}{2}
ight)=1,08M_0=2,16M_{1^{\rm a}}$ 

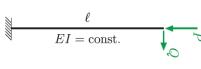
O uso da fórmula aproximada  $\tilde{M} = \frac{M_{
m pa}}{1-P_{
m cr}}$  fornece

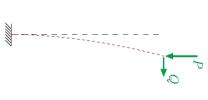
$$k\ell=1$$
  $\tilde{M}\left(\frac{\ell}{2}\right)=1,11M_{1^{\mathrm{a}}}$  (Erro 2,5%)  $k\ell=2$   $\tilde{M}\left(\frac{\ell}{2}\right)=1,68M_{1^{\mathrm{a}}}$  (Erro 22,2%)

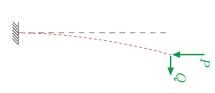
Edgard S Almeida Neto (PEF-EPUSP) Deformação na Flexo-Compressão de Barras I 18 de Maio de 2016

c) Coluna com engaste móvel

### b) Coluna em balanço

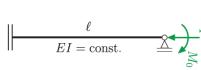






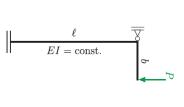
É possível evitar a incógnita cinemática f adotando um sistema de eixos que translada horizontamente com a seção de topo.

O momento  $M_0$  pode ser provocado por uma força aplicada em um trecho em balanço.









EI = const.

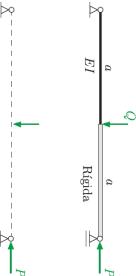


6

Ö

- <u>\$</u>-----<u>\$</u>
- <u>X</u>-----

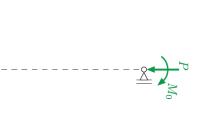
e) Viga biapoiada com trecho rígido





## 1.2 Estruturas Hiperestáticas

a) Coluna apoiada e engastada



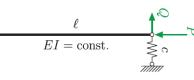
 $\ell$  EI = const.

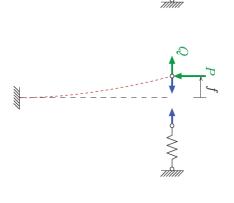






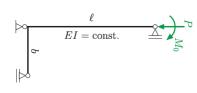
b) Coluna presa a uma mola linear

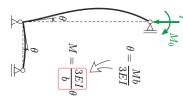




## c) Coluna presa a uma mola rotacional







Uma barra transversal de comprimento b pode fazer o papel da mola.

