

## 7 FLEXÃO COMPOSTA

Ocorre o esforço de flexão composta quando a resultante das tensões normais pode ser decomposta em uma força normal e momentos fletores. Quando o plano do momento fletor intercepta a seção segundo um dos eixos principais de inércia, o esforço é denominado de flexão composta normal, caso contrário, é denominado flexão composta oblíqua.

### 7.1 FLEXÃO COMPOSTA NORMAL

A flexão composta normal é caracterizada por apresentar apenas uma resultante de momento na seção transversal, podendo ser tanto em torno do eixo  $y$ , quanto em torno do eixo  $z$  (Figura 7.1).

Os momentos fletores podem decorrer da excentricidade, com relação ao eixo do elemento, de força atuando na direção longitudinal, conforme ilustra a Figura 7.1, desde que a carga sempre se encontre sobre um dos eixos principais de inércia.

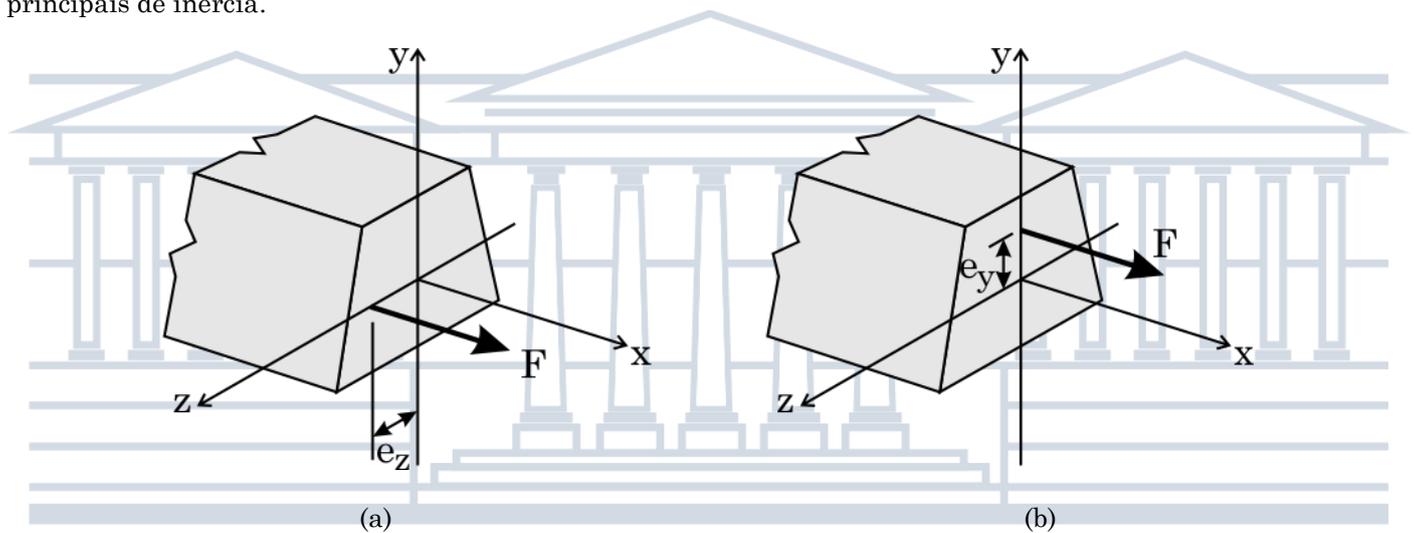


Figura 7.1: Flexão composta normal em  $y$  (a) e em  $z$  (b).

Essas excentricidades das cargas aplicadas fora do centro de gravidade resultam os momentos ilustrados na Figura 7.2.

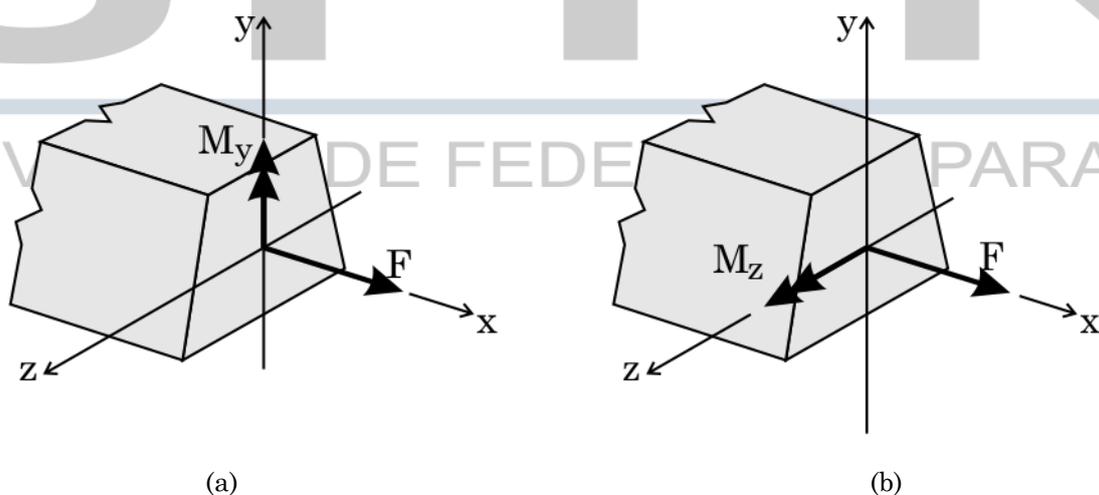


Figura 7.2: Momentos causados pelas cargas fora do centroide em  $y$  (a) e  $z$  (b).

Sendo que, esses momentos podem ser escritos em função da carga  $F$ .

$$M_y = Fe_z \quad \text{e} \quad M_z = Fe_y$$

Equação 7.1

### 7.1.1 EQUAÇÃO DAS TENSÕES

A distribuição das tensões normais na seção transversal é equivalente a sobreposição das tensões normais, causadas pela carga  $F$  quando localizada no centroide da seção, com as tensões de flexão decorrentes dos momentos  $M_y$  ou  $M_z$ , dependendo da excentricidade original da carga  $F$ . A Figura 7.3 mostra essa sobreposição para o momento  $M_z$ . A sobreposição para  $M_y$  é idêntica, porém com a flexão ocorrendo no sentido do eixo  $z$  e a linha neutra coincidindo com o eixo  $y$ .

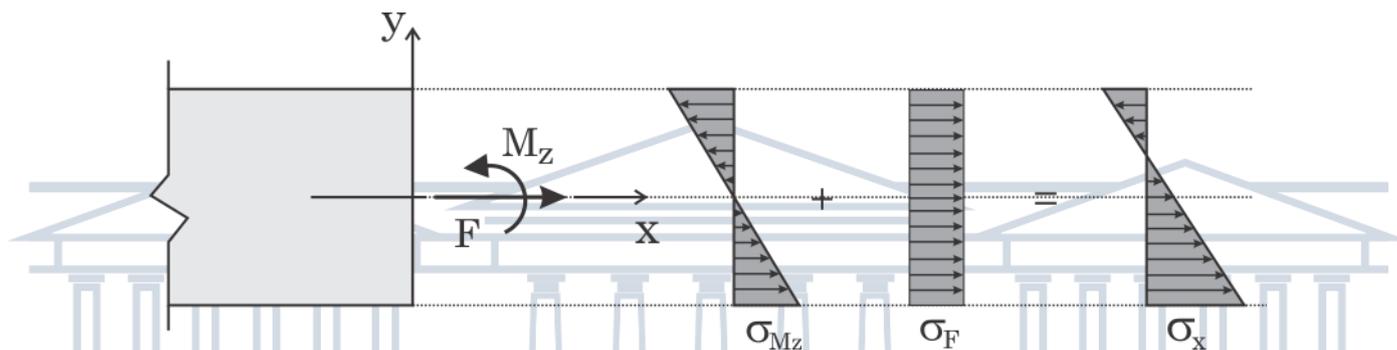


Figura 7.3: Sobreposição das tensões normais e de flexão em z.

Portanto, a tensão normal na seção transversal pode ser escrita como:

$$\sigma_x = \sigma_F \pm \sigma_{Mz}$$

Equação 7.2

Sabendo-se que a tensão normal causada pela carga  $F$  no centroide pode ser escrita como  $F/A$ , sendo  $A$  a área de seção transversal, e que a tensão de flexão em  $z$  pode ser escrita como  $M_z \cdot y / I_z$ , sendo  $I_z$  o momento de inércia em relação ao eixo  $z$  e  $e_y$  a excentricidade original da carga  $F$ . Portanto, a tensão normal total pode ser reescrita como:

$$\sigma_x = \frac{F}{A} \pm \frac{M_z y}{I_z}$$

Equação 7.3

Caso a excentricidade da força  $F$  ocorra sobre o eixo  $z$ , Figura 7.1b, a tensão normal é calculada como:

$$\sigma_x = \frac{F}{A} \pm \frac{M_y z}{I_y}$$

Equação 7.4

Os sinais são utilizados avaliando-se as tensões de acordo com a posição da carga excêntrica na seção transversal, ou desde que sejam adotados os sinais dos momentos, anti-horário positivo e horário negativo, e os sinais da excentricidade  $e_y$  (ou  $e_z$ , conforme o caso), de acordo com os eixos coordenados. Nesse último caso o sinal na Equação 7.3 é negativo, e na Equação 7.4 positivo. Para a tensão normal, o sinal é dado pelo sentido da tensão, compressão ou tração. No caso desse exemplo, as tensões normais são de tração, caso fossem de compressão, o sinal na frente de  $\sigma_F$  seria negativo.

### 7.1.2 POSIÇÃO DA LINHA NEUTRA

A determinação da posição da linha neutra é feita baseando-se na sua principal propriedade, as tensões normais são nulas em todo o seu comprimento. Substituindo-se  $\sigma_x = 0$  na Equação 7.3, chega-se a:

$$\frac{F}{A} \pm \frac{M_z y}{I_z} = 0 \quad \text{Equação 7.5}$$

Sendo  $y_0$  a posição da linha neutra,  $M_z/F$  a excentricidade  $e_y$  e  $i_z^2$  o quadrado do raio de giração, dado por  $I_z/A$ , a Equação 7.5 pode ser reescrita isolando-se  $F/A$ :

$$\frac{F}{A} \left( 1 \pm \frac{e_y y_0}{i_z^2} \right) = 0 \quad \text{Equação 7.6}$$

Portanto, a posição da linha neutra é dada por:

$$y_0 = -\frac{i_z^2}{e_y} \quad \text{Equação 7.7}$$

Caso a excentricidade normal ocorra no eixo  $y$ , Figura 7.1b, a posição da linha neutra é dada por:

$$z_0 = -\frac{i_y^2}{e_z} \quad \text{Equação 7.8}$$

Sendo o quadrado do raio de giração dado pela relação  $I_y/A$ . O sinal negativo em ambas as equações é definido levando-se em conta que o valor de  $e_y$  ou de  $e_z$  será considerado com o sinal relativo aos eixos  $y$  e  $z$ , respectivamente.

Na prática, a flexão composta ocorre frequentemente em pilares, em vigas protendidas, em muros de arrimo, etc. O estudo da flexão composta deve ser feito com todas as cargas reduzidas ao centroide da seção transversal.

## 7.2 FLEXÃO COMPOSTA OBÍQUA

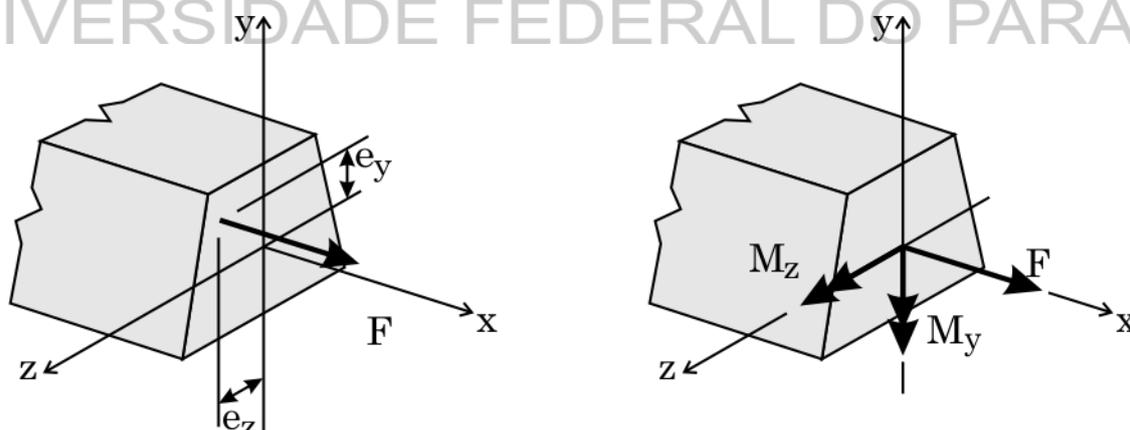


Figura 7.4: Flexão composta oblíqua (a) e momentos causados pelas cargas fora do centroide em  $y$  e  $z$  ao mesmo tempo (b).

A flexão composta oblíqua é caracterizada por apresentar resultantes de momento na seção transversal em torno

do eixo y, quanto em torno do eixo z (Figura 7.4). Assim como na flexão composta normal, os momentos fletores podem decorrer da excentricidade, com relação ao eixo do elemento, de força atuando na direção longitudinal, conforme ilustra a Figura 7.4b.

Sendo que, da mesma forma que anteriormente, esses momentos podem ser escritos em função da carga F.

$$M_y = Fe_z \quad \text{e} \quad M_z = Fe_y \quad \text{Equação 7.9}$$

### 7.2.1 EQUAÇÃO DAS TENSÕES

A distribuição das tensões normais na seção transversal é equivalente a sobreposição das tensões normais, causadas pela carga F quando localizada no centroide da seção, com as tensões de flexão decorrentes dos momentos  $M_y$  e  $M_z$ . A Figura 7.5 mostra essa sobreposição para o momento  $M_z$ . A sobreposição para  $M_y$  é idêntica, porém com a flexão ocorrendo no sentido do eixo z e a linha neutra coincidindo com o eixo y.

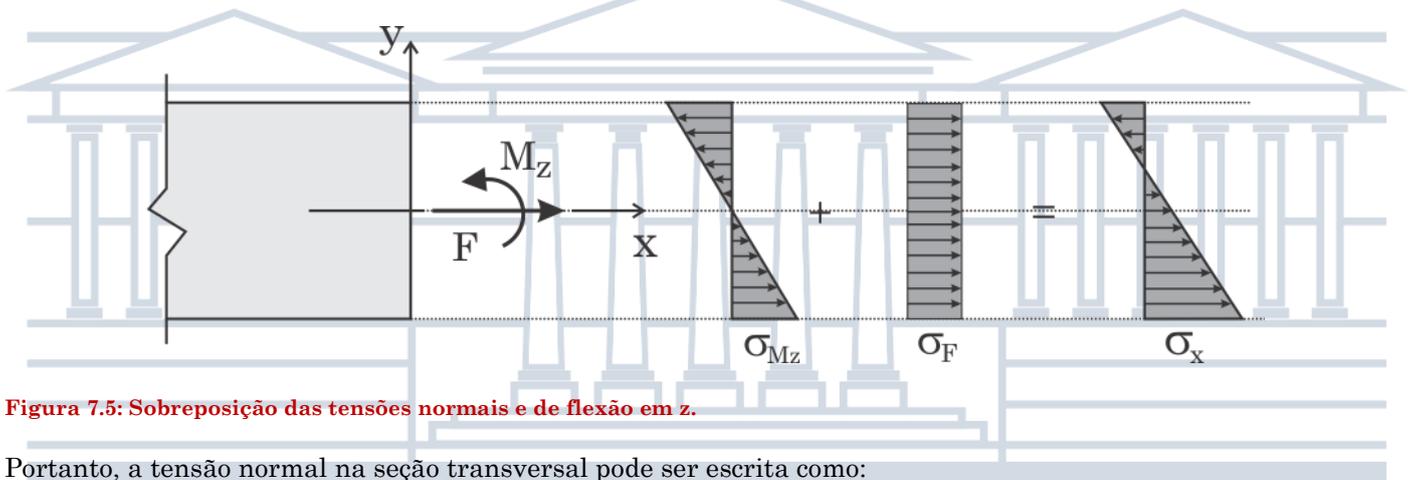


Figura 7.5: Sobreposição das tensões normais e de flexão em z.

Portanto, a tensão normal na seção transversal pode ser escrita como:

$$\sigma_x = \sigma_F \pm \sigma_{M_z} \pm \sigma_{M_y} \quad \text{Equação 7.10}$$

Sabendo-se que a tensão normal causada pela carga F no centroide pode ser escrita como  $F/A$ , sendo A a área de seção transversal, a tensão de flexão em z pode ser escrita como  $M_z y / I_z$ , sendo  $I_z$  o momento de inércia em relação ao eixo z e  $e_y$  a excentricidade original da carga F em relação ao eixo z, e a tensão de flexão em y escrita como  $M_y z / I_y$ , sendo  $I_y$  o momento de inércia em relação ao eixo y e  $e_z$  a excentricidade original da carga F em relação ao eixo y. Portanto, a tensão normal total pode ser reescrita como:

$$\sigma_x = \frac{F}{A} \pm \frac{M_z y}{I_z} \pm \frac{M_y z}{I_y} \quad \text{Equação 7.11}$$

### 7.2.2 POSIÇÃO DA LINHA NEUTRA

A determinação da posição da linha neutra é feita baseando-se na sua principal propriedade, as tensões normais são nulas em todo o seu comprimento. Substituindo-se  $\sigma_x = 0$  na Equação 7.11, chega-se a:

$$\frac{F}{A} \pm \frac{M_z y}{I_z} \pm \frac{M_y z}{I_y} = 0$$

Equação 7.12

Sendo  $y_0$  a posição da linha neutra,  $M_z/F$  a excentricidade  $e_y$  e  $i_z^2$  o quadrado do raio de giração em  $z$ , dado por  $I_z/A$ , e  $z_0$  a posição da linha neutra,  $M_y/F$  a excentricidade  $e_z$  e  $i_y^2$  o quadrado do raio de giração em  $y$ , dado por  $I_y/A$ , a Equação 7.5 pode ser reescrita isolando-se  $F/A$ :

$$\frac{F}{A} \left( 1 \pm \frac{e_y y_0}{i_z^2} \pm \frac{e_z z_0}{i_y^2} \right) = 0$$

Equação 7.13

A linha neutra pode ser encontrada, se estiver cortando os eixos  $y$  e  $z$ , através de dois pontos localizados sobre esses eixos. Para achar o ponto no eixo  $y$ , substitui-se  $z_0 = 0$  na Equação 7.13, e para achar o ponto no eixo  $z$ , substitui-se  $y_0 = 0$  também na Equação 7.13.

Portanto, a posição da linha neutra no eixo  $y$  é dada por:

$$y_0 = -\frac{i_z^2}{e_y}$$

Equação 7.14

Sendo o quadrado do raio de giração em  $z$  dado pela relação  $I_z/A$ . E a posição da linha neutra no eixo  $z$  por:

$$z_0 = -\frac{i_y^2}{e_z}$$

Equação 7.15

Sendo o quadrado do raio de giração em  $y$  dado pela relação  $I_y/A$ . Da mesma forma que comentado anteriormente, os valores de  $e_y$  e  $e_z$  devem entrar com o sinal nas equações da posição da linha neutra.

### 7.3 TENSÕES NORMAIS MÁXIMAS

Os pontos de máximas tensões são encontrados através de retas paralelas à linha neutra posicionadas nos extremos da seção transversal, conforme ilustra a Figura 7.6.

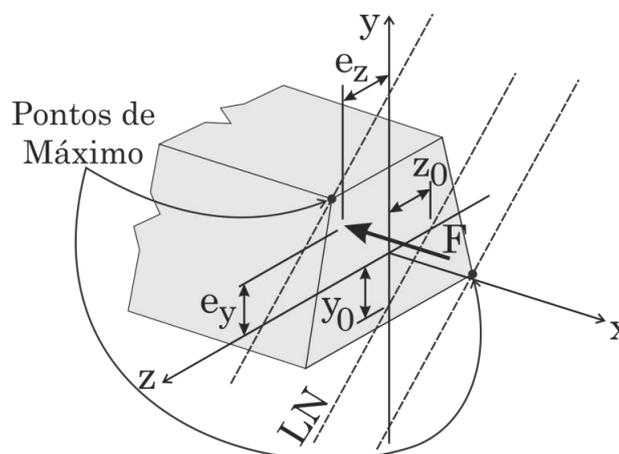


Figura 7.6: Pontos de tensão máxima na seção transversal.

## 7.4 NÚCLEO CENTRAL DE INÉRCIA

O núcleo central de inércia é o lugar geométrico da seção transversal tal que, se nele for aplicada uma carga de compressão  $F$ , toda a seção estará comprimida.

A determinação dessa região pode ser feita através da análise das distribuições das tensões na seção transversal. Por exemplo, seja a flexão composta normal em torno do eixo  $z$ , conforme ilustra a Figura 7.7.

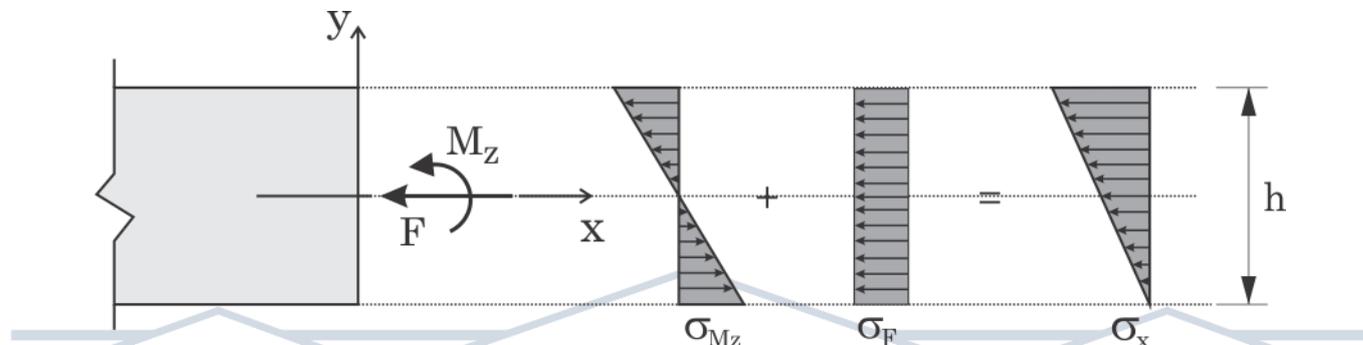


Figura 7.7: Distribuição das tensões normais e de flexão em  $z$ .

O objetivo é fazer com que a soma das tensões de tração causadas pela flexão com as tensões normais de compressão seja igual a zero, para que toda a seção transversal fique comprimida, ou seja:

$$\sigma_F = \sigma_{Mz}$$

Equação 7.16

Substituindo as equações das tensões:

$$\frac{F}{A} = \frac{M_z y}{I_z}$$

Equação 7.17

Sendo que o valor de  $y$  é a distância da linha neutra até o ponto onde ocorre a maior tensão de tração de flexão causada pelo momento  $M_z$ .

Como o momento  $M_z$  surgiu pela excentricidade do carregamento longitudinal  $F$ , pode ser escrito como  $F e_y$ . Substituindo na equação e isolando  $e_y$ :

$$e_y = \frac{I_z}{A y}$$

Equação 7.18

Fazendo a mesma dedução para a componente  $M_y$ , chega-se a:

$$e_z = \frac{I_y}{A z}$$

Equação 7.19

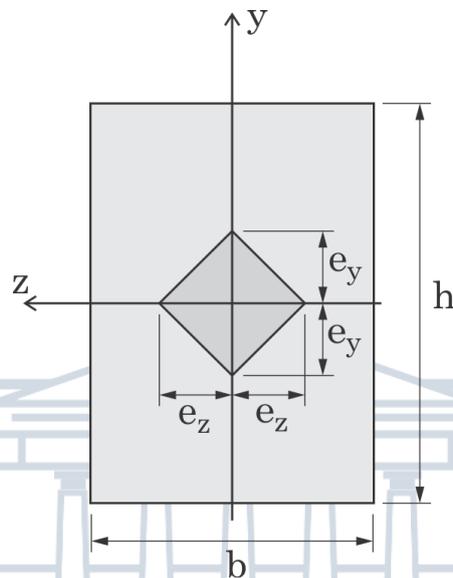
Sendo que o valor de  $z$  é a distância da linha neutra até o ponto onde ocorre a maior tensão de tração de flexão causada pelo momento  $M_y$ .

Se a seção transversal for retangular, os valores de  $e_y$  e  $e_z$  são:

$$e_y = \frac{1}{6}h \quad \text{e} \quad e_z = \frac{1}{6}b$$

Equação 7.20

E o núcleo central de inércia é ilustrado na Figura 7.8.



**Figura 7.8: Núcleo central de inércia seção retangular.**

Portanto, qualquer carga que esteja aplicada dentro do losango ilustrado na Figura 7.8, ou seja, dentro do núcleo central de inércia, somente existirão tensões de compressão na seção transversal.

A determinação do núcleo central de inércia é útil para identificar possíveis regiões sem resistência em materiais que não resistem a tração, ou ainda, identificar a região onde o carregamento deve ser aplicado em seções transversais de tais materiais, para que somente exista compressão na seção transversal e a mesma seja utilizada em sua totalidade na resistência da peça. Um exemplo clássico são sapatas de fundação.