

## Ejemplo 4.2 (Página 110)

Introducción al estudio del Elemento Finito en Ingeniería  
Segunda Edición  
TITUPATHI R. CHANDRUPATLA – ASHOK D. BELEGUNDU  
PRENTICE HALL

Aquí veremos la armadura de cuatro barras del ejemplo 4.1 pero con carga diferente. Considere  $E=29.5E6$ psi y  $\alpha=1/150\,000$  por  $^{\circ}$ F.

A- Se tiene un incremento de temperatura de  $50^{\circ}$ F sólo en las barras 2 y 3 (fig. E4.2a). no hay más cargas sobre la estructura. Determine los desplazamientos nodales y los esfuerzos en los elementos como resultado de este incremento de temperatura.

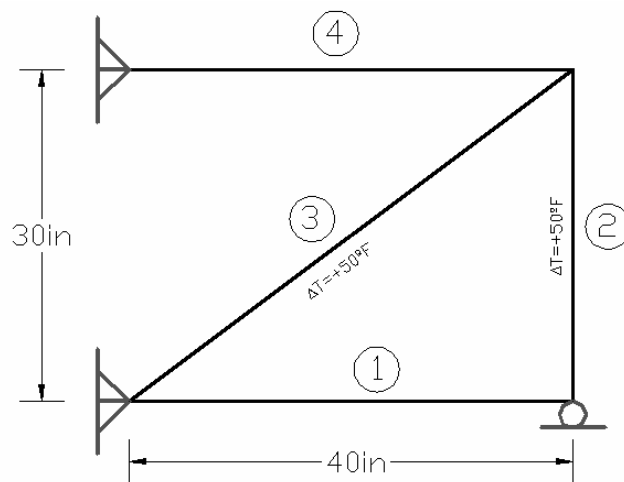
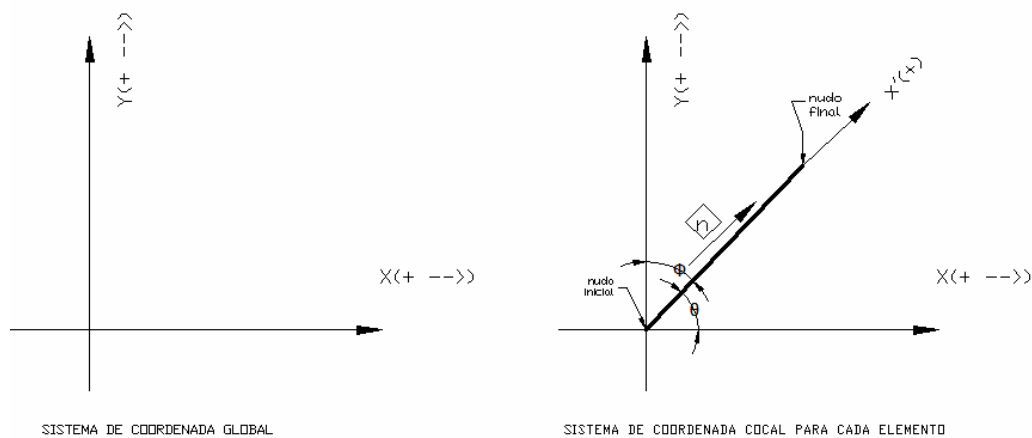


FIGURA E4.2A

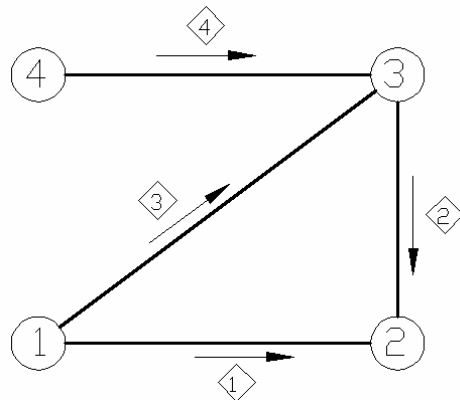
### Solución:

#### 1) Convenciones.

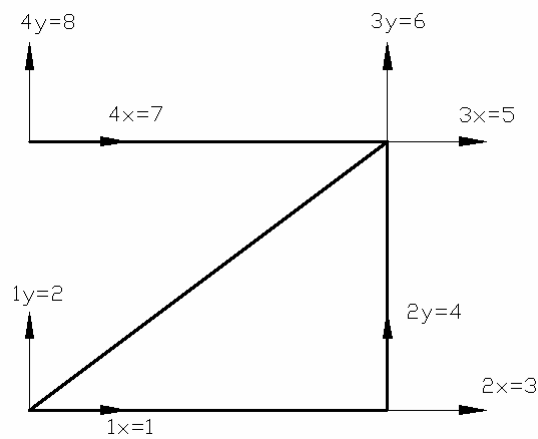
Inicialmente se opta un sistema de coordenada cartesiana ortogonal y el sistema de orientación local para cada elemento, definido por su nudo inicial y final como se muestra.



Luego se divide la estructura en una serie de elementos finitos considerando sus puntos extremos como nudos, se enumera nudos y barras. Cada miembro de la estructura debe estar completamente definido por su nudo inicial y final dentro del sistema.



Según la numeración de los nudos, los grados de libertad son.



Tomando estas convenciones, se ordena los argumentos.



## 2. Argumentos

MEF/ARMADURAS/DATOS

### 2.1 Nudos

Cada fila representa un punto y las columnas son:

Columna 1: coordenada "x" global del nudo

Columna 2: coordenada "y" global del nudo

NODE :=

	1	2
1	0	0
2	40	0
3	40	30
4	0	30

### 2.2 Propiedades de los elementos

las propiedades de la sección transversal de los elementos. cada fila representa una propiedad distinta y las columnas son:

Columna 1: Área de la sección transversal del elemento

Columna 2: Módulo de elasticidad del material

PROP :=

	1	2
1	1	$2.95 \cdot 10^7$

### 2.3 Elementos

Cada fila representa una barra, contiene la información de la conectividad del elemento en el sistema cada columna representa:

Columna 1: nudo inicial del elemento

Columna 2: nudo final del elemento

Columna 3: número de propiedad del elemento

MEMB :=

	1	2	3
1	1	2	1
2	3	2	1
3	1	3	1
4	4	3	1

### 2.4 Restricciones/Apoyos

Cada fila representa un apoyo de la estructura, las columnas informan el comportamiento para cada grado de libertad, la convención es:

- "1" para los grados de libertad de desplazamiento restringido.
- "0" para los grados de libertad donde exista desplazamiento libre.

Cada columna representa:



Columna 1: número del nudo donde existe el apoyo

Columna 2: "ux?" información del desplazamiento en la dirección "x" global

Columna 3: "uy?" información del desplazamiento en la dirección "y" global

SUPP :=

	1	2	3
1	1	1	1
2	2	0	1
3	4	1	1

## 2.5 Cargas por temperatura

Se debe especificar el coeficiente de dilatación térmica( $\alpha$ ) y la variación de temperatura:

Columna 1: número del elemento

Columna 2: coeficiente de expansión térmica

Columna 3: variación de temperatura

ETF :=

	1	2	3
1	2	$6.667 \cdot 10^{-6}$	50
2	3	$6.667 \cdot 10^{-6}$	50

MEF/ARMADURAS/DATOS

---



### 3. Formando Vector de Cargas

MEF/ARMADURAS/DATOS

MEF/ARMADURAS/VECTOR DE CARGAS

Ordenando las cargas por la variación de temperatura, según los grados de libertad.

```

F :=
  f(x,y) ← 0
  F ← matrix(2·rows(NODE), 1, f)
  for i ∈ 1..rows(ETF)
    Elm ← ETFi,1
    ni ← MEMBElm,1
    nf ← MEMBElm,2
    prop ← MEMBElm,3
    xi ← NODEni,1
    yi ← NODEni,2
    xf ← NODEnf,1
    yf ← NODEnf,2
    Le ← √((xf - xi)2 + (yf - yi)2)
    λxe ← (xf - xi) / Le
    λye ← (yf - yi) / Le
    Ae ← PROPprop,1
    Ee ← PROPprop,2
    εo ← ETFi,2 · ETFi,3
    θe ← Ee · Ae · εo ·
      (
        -λxe
        -λye
        λxe
        λye
      )
    F2ni-1 ← θe1 + F2ni-1
    F2ni ← θe2 + F2ni
    F2nf-1 ← θe3 + F2nf-1
    F2nf ← θe4 + F2nf
  F

```

$$F = \begin{pmatrix} -7866.7 \\ -5900 \\ 0 \\ -9833.3 \\ 7866.7 \\ 15733.3 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix}$$

MEF/ARMADURAS/VECTOR DE CARGAS



## 4. Matriz de Rigidez de Elementos

► MEF/ARMADURAS/DATOS

► MEF/ARMADURAS/VECTOR DE CARGAS

▼ MEF/ARMADURAS/MATRIZ RIGIDEZ C/E

### 4.1 Matriz de rigidez para el elemento

Elm := 1

4.1.1 la longitud del elemento y los cosenos directores son

$$\begin{pmatrix} Le \\ \lambda_{xe} \\ \lambda_{ye} \\ Ae \\ Ee \end{pmatrix} := \begin{array}{l} ni \leftarrow MEMB_{Elm,1} \\ nf \leftarrow MEMB_{Elm,2} \\ prop \leftarrow MEMB_{Elm,3} \\ xi \leftarrow NODE_{ni,1} \\ yi \leftarrow NODE_{ni,2} \\ xf \leftarrow NODE_{nf,1} \\ yf \leftarrow NODE_{nf,2} \\ Le \leftarrow \sqrt{(xf - xi)^2 + (yf - yi)^2} \\ \lambda_{xe} \leftarrow \frac{xf - xi}{Le} \\ \lambda_{ye} \leftarrow \frac{yf - yi}{Le} \\ Ae \leftarrow PROP_{prop,1} \\ Ee \leftarrow PROP_{prop,2} \\ (Le \ \lambda_{xe} \ \lambda_{ye} \ Ae \ Ee)^T \end{array}$$

Con el programa se obtiene para el elemento Elm = 1

- Longitud del elemento

$$Le = 40$$

- Cosenos directores

$$\lambda_{xe} = 1$$

$$\lambda_{ye} = 0$$

- Propiedades

$$Ae = 1$$

$$Ee = 2.95 \times 10^7$$

4.2.2 La matriz de rigidez en coordenada local está dado por:

$$k := \frac{Ee \cdot Ae}{Le} \begin{pmatrix} 1 & -1 \\ -1 & 1 \end{pmatrix}$$

$$k = \frac{29500000 \cdot 1}{40} \begin{pmatrix} 1 & -1 \\ -1 & 1 \end{pmatrix}$$

$$k = \begin{pmatrix} 7.375 \times 10^5 & -7.375 \times 10^5 \\ -7.375 \times 10^5 & 7.375 \times 10^5 \end{pmatrix}$$



4.2.3 La matriz de transformación de desplazamientos está dado por:

$$L := \begin{pmatrix} \lambda_{xe} & \lambda_{ye} & 0 & 0 \\ 0 & 0 & \lambda_{xe} & \lambda_{ye} \end{pmatrix}$$

$$L = \begin{pmatrix} 1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 & 0 \end{pmatrix}$$

4.2.4 Matriz de rigidez del elemento respecto al sistema global es.

$$K := L^T \cdot k \cdot L$$

$$K = \begin{pmatrix} 1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 & 0 \end{pmatrix}^T \cdot \left[ \frac{29500000 \cdot 1}{40} \cdot \begin{pmatrix} 1 & -1 \\ -1 & 1 \end{pmatrix} \right] \cdot \begin{pmatrix} 1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 & 0 \end{pmatrix}$$

$$K = \begin{pmatrix} 1 & 0 & -1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 \\ -1 & 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 \end{pmatrix} \cdot \frac{29.5 \times 10^6}{40}$$

## 4. Matriz de Rigidez de Elementos

▶ MEF/ARMADURAS/DATOS

▶ MEF/ARMADURAS/VECTOR DE CARGAS

▼ MEF/ARMADURAS/MATRIZ RIGIDEZ C/E

### 4.1 Matriz de rigidez para el elemento

Elm := 2

4.1.1 la longitud del elemento y los cosenos directores son

$$\begin{pmatrix} Le \\ \lambda_{xe} \\ \lambda_{ye} \\ Ae \\ Ee \end{pmatrix} := \begin{array}{l} ni \leftarrow MEMB_{Elm,1} \\ nf \leftarrow MEMB_{Elm,2} \\ prop \leftarrow MEMB_{Elm,3} \\ xi \leftarrow NODE_{ni,1} \\ yi \leftarrow NODE_{ni,2} \\ xf \leftarrow NODE_{nf,1} \\ yf \leftarrow NODE_{nf,2} \\ Le \leftarrow \sqrt{(xf - xi)^2 + (yf - yi)^2} \\ \lambda_{xe} \leftarrow \frac{xf - xi}{Le} \\ \lambda_{ye} \leftarrow \frac{yf - yi}{Le} \\ Ae \leftarrow PROP_{prop,1} \\ Ee \leftarrow PROP_{prop,2} \\ (Le \ \lambda_{xe} \ \lambda_{ye} \ Ae \ Ee)^T \end{array}$$

Con el programa se obtiene para el elemento Elm = 2

- Longitud del elemento

$$Le = 30$$

- Cosenos directores

$$\lambda_{xe} = 0$$

$$\lambda_{ye} = -1$$

- Propiedades

$$Ae = 1$$

$$Ee = 2.95 \times 10^7$$

4.2.2 La matriz de rigidez en coordenada local está dado por:

$$k := \frac{Ee \cdot Ae}{Le} \cdot \begin{pmatrix} 1 & -1 \\ -1 & 1 \end{pmatrix}$$

$$k = \frac{29500000 \cdot 1}{30} \cdot \begin{pmatrix} 1 & -1 \\ -1 & 1 \end{pmatrix}$$

$$k = \begin{pmatrix} 9.833 \times 10^5 & -9.833 \times 10^5 \\ -9.833 \times 10^5 & 9.833 \times 10^5 \end{pmatrix}$$





4.2.3 La matriz de transformación de desplazamientos está dado por:

$$L := \begin{pmatrix} \lambda_{xe} & \lambda_{ye} & 0 & 0 \\ 0 & 0 & \lambda_{xe} & \lambda_{ye} \end{pmatrix}$$

$$L = \begin{pmatrix} 0 & -1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & -1 \end{pmatrix}$$

4.2.4 Matriz de rigidez del elemento respecto al sistema global es.

$$K := L^T \cdot k \cdot L$$

$$K = \begin{pmatrix} 0 & -1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & -1 \end{pmatrix}^T \cdot \left[ \frac{29500000 \cdot 1}{30} \cdot \begin{pmatrix} 1 & -1 \\ -1 & 1 \end{pmatrix} \right] \cdot \begin{pmatrix} 0 & -1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & -1 \end{pmatrix}$$

$$K = \begin{pmatrix} 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 & -1 \\ 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & -1 & 0 & 1 \end{pmatrix} \cdot \frac{29.5 \times 10^6}{30}$$

## 4. Matriz de Rigidez de Elementos

▶ MEF/ARMADURAS/DATOS

▶ MEF/ARMADURAS/VECTOR DE CARGAS

▼ MEF/ARMADURAS/MATRIZ RIGIDEZ C/E

### 4.1 Matriz de rigidez para el elemento

Elm := 3

4.1.1 la longitud del elemento y los cosenos directores son

$$\begin{pmatrix} Le \\ \lambda_{xe} \\ \lambda_{ye} \\ Ae \\ Ee \end{pmatrix} := \begin{array}{l} ni \leftarrow MEMB_{Elm,1} \\ nf \leftarrow MEMB_{Elm,2} \\ prop \leftarrow MEMB_{Elm,3} \\ xi \leftarrow NODE_{ni,1} \\ yi \leftarrow NODE_{ni,2} \\ xf \leftarrow NODE_{nf,1} \\ yf \leftarrow NODE_{nf,2} \\ Le \leftarrow \sqrt{(xf - xi)^2 + (yf - yi)^2} \\ \lambda_{xe} \leftarrow \frac{xf - xi}{Le} \\ \lambda_{ye} \leftarrow \frac{yf - yi}{Le} \\ Ae \leftarrow PROP_{prop,1} \\ Ee \leftarrow PROP_{prop,2} \\ (Le \ \lambda_{xe} \ \lambda_{ye} \ Ae \ Ee)^T \end{array}$$

Con el programa se obtiene para el elemento Elm = 3

- Longitud del elemento

$$Le = 50$$

- Cosenos directores

$$\lambda_{xe} = 0.8$$

$$\lambda_{ye} = 0.6$$

- Propiedades

$$Ae = 1$$

$$Ee = 2.95 \times 10^7$$

4.2.2 La matriz de rigidez en coordenada local está dado por:

$$k := \frac{Ee \cdot Ae}{Le} \begin{pmatrix} 1 & -1 \\ -1 & 1 \end{pmatrix}$$

$$k = \frac{29500000 \cdot 1}{50} \begin{pmatrix} 1 & -1 \\ -1 & 1 \end{pmatrix}$$

$$k = \begin{pmatrix} 5.9 \times 10^5 & -5.9 \times 10^5 \\ -5.9 \times 10^5 & 5.9 \times 10^5 \end{pmatrix}$$



4.2.3 La matriz de transformación de desplazamientos está dado por:

$$L := \begin{pmatrix} \lambda_{xe} & \lambda_{ye} & 0 & 0 \\ 0 & 0 & \lambda_{xe} & \lambda_{ye} \end{pmatrix}$$

$$L = \begin{pmatrix} 0.8 & 0.6 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0.8 & 0.6 \end{pmatrix}$$

4.2.4 Matriz de rigidez del elemento respecto al sistema global es.

$$K := L^T \cdot k \cdot L$$

$$K = \begin{pmatrix} \frac{4}{5} & \frac{3}{5} & 0 & 0 \\ 0 & 0 & \frac{4}{5} & \frac{3}{5} \end{pmatrix}^T \cdot \left[ \frac{29500000 \cdot 1}{50} \cdot \begin{pmatrix} 1 & -1 \\ -1 & 1 \end{pmatrix} \right] \cdot \begin{pmatrix} \frac{4}{5} & \frac{3}{5} & 0 & 0 \\ 0 & 0 & \frac{4}{5} & \frac{3}{5} \end{pmatrix}$$

$$K = \begin{pmatrix} 0.64 & 0.48 & -0.64 & -0.48 \\ 0.48 & 0.36 & -0.48 & -0.36 \\ -0.64 & -0.48 & 0.64 & 0.48 \\ -0.48 & -0.36 & 0.48 & 0.36 \end{pmatrix} \cdot \frac{29.5 \times 10^6}{50}$$

## 4. Matriz de Rigidez de Elementos

▶ MEF/ARMADURAS/DATOS

▶ MEF/ARMADURAS/VECTOR DE CARGAS

▼ MEF/ARMADURAS/MATRIZ RIGIDEZ C/E

### 4.1 Matriz de rigidez para el elemento

Elm := 4

4.1.1 la longitud del elemento y los cosenos directores son

$$\begin{pmatrix} Le \\ \lambda_{xe} \\ \lambda_{ye} \\ Ae \\ Ee \end{pmatrix} := \begin{array}{l} ni \leftarrow MEMB_{Elm,1} \\ nf \leftarrow MEMB_{Elm,2} \\ prop \leftarrow MEMB_{Elm,3} \\ xi \leftarrow NODE_{ni,1} \\ yi \leftarrow NODE_{ni,2} \\ xf \leftarrow NODE_{nf,1} \\ yf \leftarrow NODE_{nf,2} \\ Le \leftarrow \sqrt{(xf - xi)^2 + (yf - yi)^2} \\ \lambda_{xe} \leftarrow \frac{xf - xi}{Le} \\ \lambda_{ye} \leftarrow \frac{yf - yi}{Le} \\ Ae \leftarrow PROP_{prop,1} \\ Ee \leftarrow PROP_{prop,2} \\ (Le \ \lambda_{xe} \ \lambda_{ye} \ Ae \ Ee)^T \end{array}$$

Con el programa se obtiene para el elemento Elm = 4

- Longitud del elemento

$$Le = 40$$

- Cosenos directores

$$\lambda_{xe} = 1$$

$$\lambda_{ye} = 0$$

- Propiedades

$$Ae = 1$$

$$Ee = 2.95 \times 10^7$$

4.2.2 La matriz de rigidez en coordenada local está dado por:

$$k := \frac{Ee \cdot Ae}{Le} \begin{pmatrix} 1 & -1 \\ -1 & 1 \end{pmatrix}$$

$$k = \frac{29500000 \cdot 1}{40} \begin{pmatrix} 1 & -1 \\ -1 & 1 \end{pmatrix}$$

$$k = \begin{pmatrix} 7.375 \times 10^5 & -7.375 \times 10^5 \\ -7.375 \times 10^5 & 7.375 \times 10^5 \end{pmatrix}$$



4.2.3 La matriz de transformación de desplazamientos está dado por:

$$L := \begin{pmatrix} \lambda_{xe} & \lambda_{ye} & 0 & 0 \\ 0 & 0 & \lambda_{xe} & \lambda_{ye} \end{pmatrix}$$

$$L = \begin{pmatrix} 1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 & 0 \end{pmatrix}$$

4.2.4 Matriz de rigidez del elemento respecto al sistema global es.

$$K := L^T \cdot k \cdot L$$

$$K = \begin{pmatrix} 1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 & 0 \end{pmatrix}^T \cdot \left[ \frac{29500000 \cdot 1}{40} \cdot \begin{pmatrix} 1 & -1 \\ -1 & 1 \end{pmatrix} \right] \cdot \begin{pmatrix} 1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 & 0 \end{pmatrix}$$

$$K = \begin{pmatrix} 1 & 0 & -1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 \\ -1 & 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 \end{pmatrix} \cdot \frac{29.5 \times 10^6}{40}$$



## 4-1. Matriz de Rigidez Ensamblado

▶ MEF/ARMADURAS/DATOS

▶ MEF/ARMADURAS/VECTOR DE CARGAS

▶ MEF/ARMADURAS/MATRIZ RIGIDEZ C/E

▼ MEF/ARMADURAS/MATRIZ RIGIDEZ ENSAMBLADO

Programa que ensambla la matriz de rigidez de la estructura "K"

```
K := | N ← 2 rows(NODE)
      | f(x,y) ← 0
      | K ← matrix(N,N,f)
      | for i ∈ 1 .. rows(MEMB)
      |   | ni ← MEMBi,1
      |   | nf ← MEMBi,2
      |   | prop ← MEMBi,3
      |   | xi ← NODEni,1
      |   | yi ← NODEni,2
      |   | xf ← NODEnf,1
      |   | yf ← NODEnf,2
      |   | Le ←  $\sqrt{(xf - xi)^2 + (yf - yi)^2}$ 
      |   |  $\lambda_{xe} \leftarrow \frac{xf - xi}{Le}$ 
      |   |  $\lambda_{ye} \leftarrow \frac{yf - yi}{Le}$ 
      |   | Ae ← PROPprop,1
      |   | Ee ← PROPprop,2
      |   |  $k \leftarrow \frac{Ee \cdot Ae}{Le} \begin{pmatrix} 1 & -1 \\ -1 & 1 \end{pmatrix}$ 
      |   |  $L \leftarrow \begin{pmatrix} \lambda_{xe} & \lambda_{ye} & 0 & 0 \\ 0 & 0 & \lambda_{xe} & \lambda_{ye} \end{pmatrix}$ 
      |   | Ke ← LT · k · L
      |   | "Columna 2*ni-1"
      |   |  $K_{2 \cdot ni - 1, 2 \cdot ni - 1} \leftarrow K_{2 \cdot ni - 1, 2 \cdot ni - 1} + \frac{Ke_{1,1}}{2}$ 
      |   |  $K_{2ni, 2ni-1} \leftarrow K_{2ni, 2ni-1} + Ke_{2,1}$ 
      |   |  $K_{2 \cdot nf - 1, 2 \cdot ni - 1} \leftarrow K_{2 \cdot nf - 1, 2 \cdot ni - 1} + Ke_{3,1}$ 
      |   |  $K_{2nf, 2ni-1} \leftarrow K_{2nf, 2ni-1} + Ke_{4,1}$ 
      |   | "Columna 2*ni"
```

$$\begin{aligned}
 K_{2ni, 2 \cdot ni} &\leftarrow K_{2ni, 2 \cdot ni} + \frac{K_{e_{2,2}}}{2} \\
 K_{2nf-1, 2ni} &\leftarrow K_{2nf-1, 2ni} + K_{e_{3,2}} \\
 K_{2nf, 2ni} &\leftarrow K_{2nf, 2ni} + K_{e_{4,2}} \\
 &\text{"Columna } 2 \cdot nf - 1 \text{"} \\
 K_{2nf-1, 2nf-1} &\leftarrow K_{2nf-1, 2nf-1} + \frac{K_{e_{3,3}}}{2} \\
 K_{2nf, 2nf-1} &\leftarrow K_{2nf, 2nf-1} + K_{e_{4,3}} \\
 &\text{"Columna } 2 \cdot nf \text{"} \\
 K_{2nf, 2nf} &\leftarrow K_{2nf, 2nf} + \frac{K_{e_{4,4}}}{2} \\
 K &\leftarrow K^T + K \\
 K
 \end{aligned}$$

$$K = \begin{pmatrix} 22.68 & 5.76 & -15 & 0 & -7.68 & -5.76 & 0 & 0 \\ 5.76 & 4.32 & 0 & 0 & -5.76 & -4.32 & 0 & 0 \\ -15 & 0 & 15 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 20 & 0 & -20 & 0 & 0 \\ -7.68 & -5.76 & 0 & 0 & 22.68 & 5.76 & -15 & 0 \\ -5.76 & -4.32 & 0 & -20 & 5.76 & 24.32 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & -15 & 0 & 15 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \end{pmatrix} \cdot \frac{29.5 \cdot 10^6}{600}$$



## 5. Estableciendo las Condiciones de Frontera

- MEF/ARMADURAS/DATOS \_\_\_\_\_
- MEF/ARMADURAS/VECTOR DE CARGAS \_\_\_\_\_
- MEF/ARMADURAS/MATRIZ RIGIDEZ C/E \_\_\_\_\_
- MEF/ARMADURAS/MATRIZ RIGIDEZ ENSAMBLADO \_\_\_\_\_
- MEF/ARMADURAS/ESTABLECE CONDICIONES DE FRONTERA \_\_\_\_\_

Modificando la matriz de rigidez "K" según las restricciones en los apoyos.

```

Km :=
  Km ← K
  for i ∈ 1 .. rows(SUPP)
    n ← SUPPi,1
    ux ← SUPPi,2
    uy ← SUPPi,3
    Km2n-1,2n-1 ← ∞ if ux = 1
    Km2n,2n ← ∞ if uy = 1
  Km
  
```

$$\text{Km} = \begin{pmatrix}
 2.034 \times 10^{302} & 5.76 & -15 & 0 & -7.68 & -5.76 & 0 & 0 \\
 5.76 & 2.034 \times 10^{302} & 0 & 0 & -5.76 & -4.32 & 0 & 0 \\
 -15 & 0 & 15 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\
 0 & 0 & 0 & 2.034 \times 10^{302} & 0 & -20 & 0 & 0 \\
 -7.68 & -5.76 & 0 & 0 & 22.68 & 5.76 & -15 & 0 \\
 -5.76 & -4.32 & 0 & -20 & 5.76 & 24.32 & 0 & 0 \\
 0 & 0 & 0 & 0 & -15 & 0 & 2.034 \times 10^{302} & 0 \\
 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 2.034 \times 10^{302}
 \end{pmatrix} \cdot \frac{29.5 \cdot 10^6}{600}$$

- MEF/ARMADURAS/ESTABLECE CONDICIONES DE FRONTERA \_\_\_\_\_





## 5-1 Obteniendo Desplazamiento en Nudos

▶ MEF/ARMADURAS/DATOS \_\_\_\_\_

▶ MEF/ARMADURAS/VECTOR DE CARGAS \_\_\_\_\_

▶ MEF/ARMADURAS/MATRIZ RIGIDEZ C/E \_\_\_\_\_

▶ MEF/ARMADURAS/MATRIZ RIGIDEZ ENSAMBLADO \_\_\_\_\_

▶ MEF/ARMADURAS/ESTABLECE CONDICIONES DE FRONTERA \_\_\_\_\_

▼ MEF/ARMADURAS/DESPLAZAMIENTO EN NUDOS

Formando la matriz aumentada.

$$\text{augment}(\mathbf{K}_m, \mathbf{F}) = \begin{pmatrix} 1 \times 10^{302} & 2.832 & -7.375 & 0 & -3.776 & -2.832 & 0 & 0 & -0.079 \\ 2.832 & 1 \times 10^{302} & 0 & 0 & -2.832 & -2.124 & 0 & 0 & -0.059 \\ -7.375 & 0 & 7.375 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 1 \times 10^{302} & 0 & -9.833 & 0 & 0 & -0.098 \\ -3.776 & -2.832 & 0 & 0 & 11.151 & 2.832 & -7.375 & 0 & 0.079 \\ -2.832 & -2.124 & 0 & -9.833 & 2.832 & 11.957 & 0 & 0 & 0.157 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & -7.375 & 0 & 1 \times 10^{302} & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 1 \times 10^{302} & 0 \end{pmatrix} \cdot 10^5$$

el sistema de ecuaciones en su forma escalonada reducida

$$\text{rref}(\text{augment}(\mathbf{K}_m, \mathbf{F})) = \begin{pmatrix} 1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 1 & 0 & 0 & 0 & 3.951 \times 10^{-3} & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 1 & 0 & 0 & 0.012 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 1 & 0 & 0 \end{pmatrix}$$

los desplazamiento en los nudos son(según los grados de libertad):

$$\mathbf{Q} := \text{rref}(\text{augment}(\mathbf{K}_m, \mathbf{F}))^{\langle \text{rows}(\mathbf{K}_m)+1 \rangle}$$

$$\mathbf{Q}^T = \begin{pmatrix} 0 & 0 & 0 & 0 & 3.951 \times 10^{-3} & 0.012 & 0 & 0 \end{pmatrix}$$

▶ MEF/ARMADURAS/DESPLAZAMIENTO EN NUDOS



## 6 Reacciones en los Apoyos

- MEF/ARMADURAS/DATOS \_\_\_\_\_
- MEF/ARMADURAS/VECTOR DE CARGAS \_\_\_\_\_
- MEF/ARMADURAS/MATRIZ RIGIDEZ C/E \_\_\_\_\_
- MEF/ARMADURAS/MATRIZ RIGIDEZ ENSAMBLADO \_\_\_\_\_
- MEF/ARMADURAS/ESTABLECE CONDICIONES DE FRONTERA \_\_\_\_\_
- MEF/ARMADURAS/DESPLAZAMIENTO EN NUDOS \_\_\_\_\_
- MEF/ARMADURAS/REACCIONES EN APOYOS \_\_\_\_\_

Sustituyendo datos en la ecuación fundamental del elemento finito

$$R := K \cdot Q - F$$

$$R^T = \begin{pmatrix} 2.914 \times 10^3 & 2.185 \times 10^3 & 0 & -2.185 \times 10^3 & 1.819 \times 10^{-12} & 0 & -2.914 \times 10^3 & 0 \end{pmatrix}$$

Ordenando las reacciones:

Columna 1: número de nudo

Columna 2: Reacción en la dirección "x" global

Columna 3: Reacción en la dirección "y" global

```

Ro :=
  f(x,y) ← 0
  Ro ← matrix(rows(SUPP),3,f)
  for i ∈ 1..rows(SUPP)
    n ← SUPPi,1
    ux ← SUPPi,2
    uy ← SUPPi,3
    Roi,2 ← R2n-1 if ux = 1
    Roi,3 ← R2n if uy = 1
    Roi,1 ← n
  Ro

```

Reacciones en los nudos son:

$$Ro = \begin{pmatrix} 1 & 2.914 \times 10^3 & 2.185 \times 10^3 \\ 2 & 0 & -2.185 \times 10^3 \\ 4 & -2.914 \times 10^3 & 0 \end{pmatrix}$$

- MEF/ARMADURAS/REACCIONES EN APOYOS \_\_\_\_\_



## 7 Esfuerzo Axial en los Elementos

- ▶ MEF/ARMADURAS/DATOS \_\_\_\_\_
- ▶ MEF/ARMADURAS/VECTOR DE CARGAS \_\_\_\_\_
- ▶ MEF/ARMADURAS/MATRIZ RIGIDEZ C/E \_\_\_\_\_
- ▶ MEF/ARMADURAS/MATRIZ RIGIDEZ ENSAMBLADO \_\_\_\_\_
- ▶ MEF/ARMADURAS/ESTABLECE CONDICIONES DE FRONTERA \_\_\_\_\_
- ▶ MEF/ARMADURAS/DESPLAZAMIENTO EN NUDOS \_\_\_\_\_
- ▶ MEF/ARMADURAS/REACCIONES EN APOYOS \_\_\_\_\_
- ▼ MEF/ARMADURAS/ESFUERZO AXIAL \_\_\_\_\_

Programa que obtiene los desplazamientos en todas las barras

```
σ := | f(x,y) ← 0
      | ct ← matrix(rows(MEMB),2,f)
      | for i ∈ 1 .. rows(ETF)
      |   | elem ← ETFi,1
      |   | "coeficiente de expansión térmico"
      |   | ctelem,1 ← ETFi,2
      |   | "variación de temperatura"
      |   | ctelem,2 ← ETFi,3
      |   | for i ∈ 1 .. rows(MEMB)
      |   |   | ni ← MEMBi,1
      |   |   | nf ← MEMBi,2
      |   |   | prop ← MEMBi,3
      |   |   | xi ← NODEni,1
      |   |   | yi ← NODEni,2
      |   |   | xf ← NODEnf,1
      |   |   | yf ← NODEnf,2
      |   |   | Le ← √((xf - xi)2 + (yf - yi)2)
      |   |   | λxe ← (xf - xi) / Le
      |   |   | λye ← (yf - yi) / Le
      |   |   | Ee ← PROPprop,2
      |   |   | ( Q2ni-1 )
```



$$\left| \begin{array}{l} q \leftarrow \begin{pmatrix} Q_{2ni} \\ Q_{2nf-1} \\ Q_{2nf} \end{pmatrix} \\ \alpha \leftarrow ct_{i,1} \\ \Delta T \leftarrow ct_{i,2} \\ \sigma_i \leftarrow \frac{Ee}{Le} \cdot (-\lambda_{xe} \quad -\lambda_{ye} \quad \lambda_{xe} \quad \lambda_{ye}) \cdot q - Ee \cdot \alpha \cdot \Delta T \end{array} \right| \sigma = \begin{pmatrix} 0 \\ 2.185 \times 10^3 \\ -3.642 \times 10^3 \\ 2.914 \times 10^3 \end{pmatrix}$$

▣ MEF/ARMADURAS/ESFUERZO AXIAL

---

## 8- Comparando los resultados con el programa Sap2000 11.0.4.

### 8.1 Desplazamientos en los nudos.

Resultado con sap2000 11.0.4

	Joint Text	OutputCase Text	CaseType Text	U1 in	U2 in	U3 in	R1 Radians	R2 Radians	R3 Radians
▶	1	DEAD	LinStatic	0	0	0	0	0	0
	2	DEAD	LinStatic	0	0	0	0	0	0
	3	DEAD	LinStatic	0.003951	0	0.012222	0	0	0
	4	DEAD	LinStatic	0	0	0	0	0	0

Resultado con mathCAD.

$$Q^T = (0 \ 0 \ 0 \ 0 \ 0.003951 \ 0.012222 \ 0 \ 0)$$

### 8.2 reacciones en los apoyos.

Resultado con sap2000 11.0.4

	Joint Text	OutputCase Text	CaseType Text	F1 Lb	F2 Lb	F3 Lb	M1 Lb-in	M2 Lb-in	M3 Lb-in
▶	1	DEAD	LinStatic	2913.58	0	2185.19	0	0	0
	2	DEAD	LinStatic	0	0	-2185.19	0	0	0
	4	DEAD	LinStatic	-2913.58	0	0	0	0	0

Resultado con mathCAD

$$R_o = \begin{pmatrix} 1 & 2913.58 & 2185.19 \\ 2 & 0 & -2185.19 \\ 4 & -2913.58 & 0 \end{pmatrix}$$

### 8.3 Esfuerzo axial en los elementos.

Resultado con sap2000 11.0.4

	Frame Text	Station in	OutputCase Text	CaseType Text	P Lb	V2 Lb	V3 Lb	T Lb-in	M2 Lb-in
▶	1	0	DEAD	LinStatic	0	0	0	0	0
	1	20	DEAD	LinStatic	0	0	0	0	0
	1	40	DEAD	LinStatic	0	0	0	0	0
	2	0	DEAD	LinStatic	2185.19	0	0	0	0
	2	15	DEAD	LinStatic	2185.19	0	0	0	0
	2	30	DEAD	LinStatic	2185.19	0	0	0	0
	3	0	DEAD	LinStatic	-3641.98	0	0	0	0
	3	25	DEAD	LinStatic	-3641.98	0	0	0	0
	3	50	DEAD	LinStatic	-3641.98	0	0	0	0
	4	0	DEAD	LinStatic	2913.58	0	0	0	0
	4	20	DEAD	LinStatic	2913.58	0	0	0	0
	4	40	DEAD	LinStatic	2913.58	0	0	0	0

Resultado con mathCAD.

$$\sigma = \begin{pmatrix} 0 \\ 2185.19 \\ -3641.98 \\ 2913.58 \end{pmatrix}$$

Conclusión:

Se Observa que los cálculos obtenidos son idénticos a los de sap2000 11.0.4