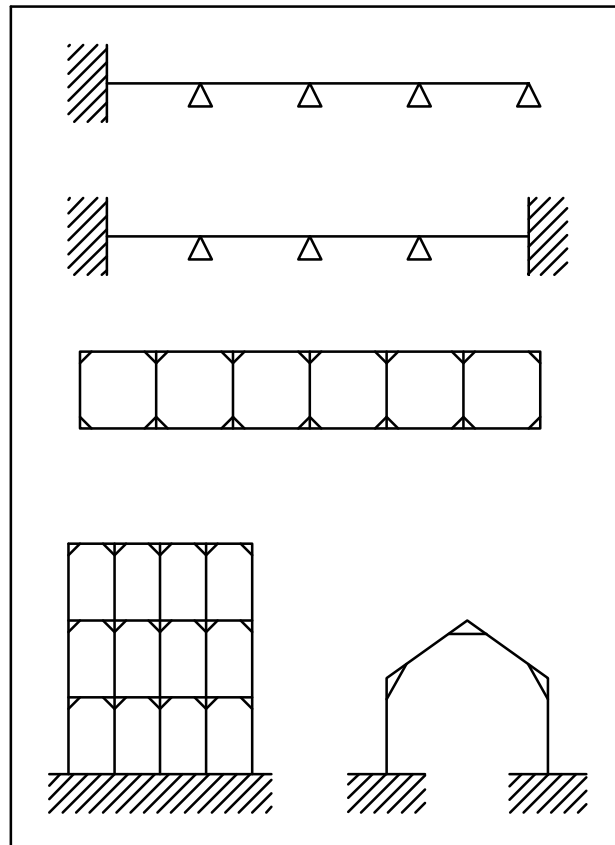


Tema 6: BASES DEL METODO DE CROSS

- Introducción a la problemática de la resolución de estructuras hiperestáticas.
- Pares de empotramiento.
- Concepto de nudo rígido.
- Factor de transmisión.
- Rigidez.
- Factor de distribución.
- Desarrollo del método para nudos giratorios sin desplazamiento.
- Propiedades de los apoyos.
- Simplificaciones.

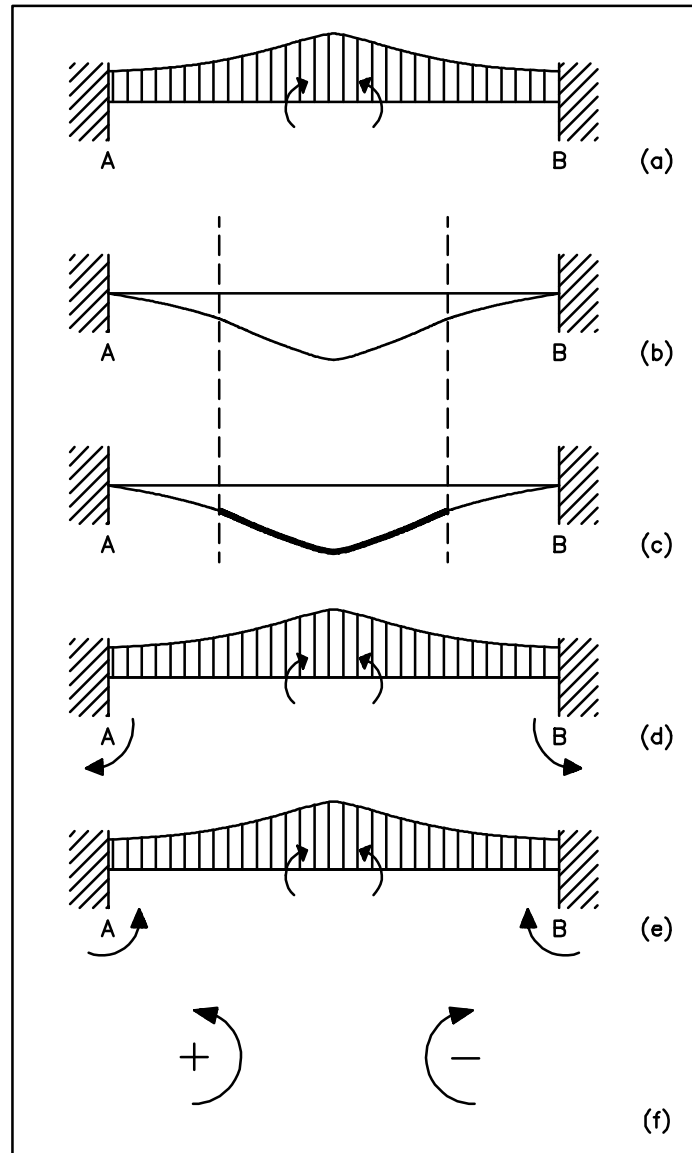
INTRODUCCION A LA PROBLEMÁTICA DE LA RESOLUCION DE ESTRUCTURAS HIPERESTATICAS



Ventajas del método de Cross:

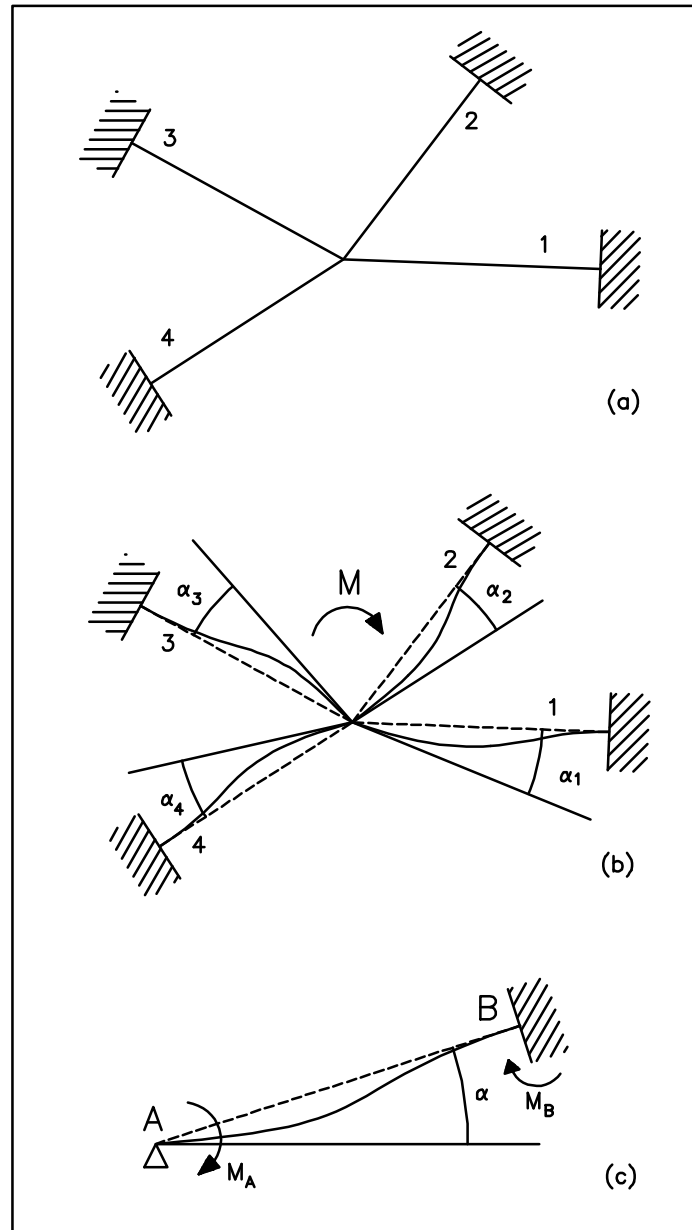
- Cálculo sencillo
- Permite seguir paso a paso el proceso de distribución de momentos en la estructura, dando un sentido físico muy claro a las operaciones matemáticas que se realizan.
- Generalidad. Es aplicable a todo tipo de estructuras.

PARES DE EMPOTRAMIENTO



- (a) Viga empotrada empotrada sometida a un sistema general de acciones.
- (b) Representación gráfica de la deformada.
- (c) Separación por tramos en función de la concavidad.
- (d) Momentos que ejerce la viga sobre los apoyos.
- (e) Reacción de los apoyos (Pares de empotramiento)
- (f) Convenio de signos de los pares de empotramiento

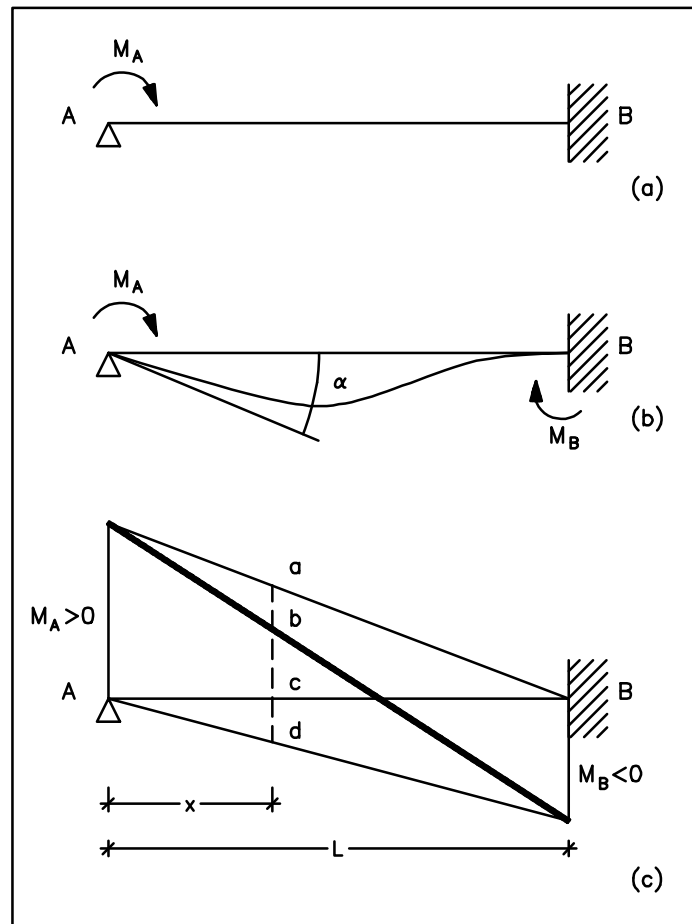
NUDO RIGIDO



Se dice que un nudo es rígido cuando los ángulos girados por todas las piezas son iguales: $\alpha_1 = \alpha_2 = \alpha_3 = \dots = \alpha_n$.

Si en el nudo se aísla una barra (c), al poder girar ésta un ángulo α bajo la acción de un momento M_A , el problema se reduce al estudio de una pieza apoyada-empotrada sometida al momento de apoyo M_A .

FACTOR DE TRANSMISION



El momento flector en un punto de abcisa x será:

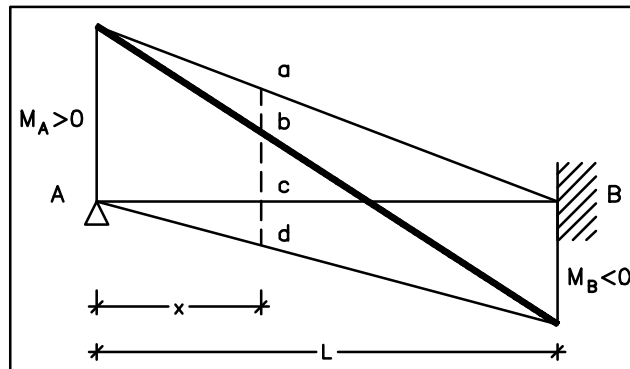
$$M_x = \overline{bc} = \overline{ac} - \overline{ab} = \overline{ac} - \overline{cd}$$

Por semejanza de triángulos, aplicando valores absolutos, se tiene:

$$\frac{\overline{ac}}{M_A} = \frac{L-x}{L} \rightarrow \overline{ac} = M_A \cdot \frac{L-x}{L}$$

$$\frac{\overline{cd}}{M_B} = \frac{x}{L} \rightarrow \overline{cd} = M_B \cdot \frac{x}{L}$$

$$\text{Por tanto, } M_x = \overline{ac} - \overline{cd} = M_A \cdot \frac{L-x}{L} - M_B \cdot \frac{x}{L}$$



Si se tiene en cuenta que la distancia de A a la tangente trazada por B es 0, se puede aplicar el segundo teorema de Mohr:

$$\delta = \int_0^L \frac{M_x \cdot x \cdot dx}{E \cdot I} = 0$$

Introduciendo el valor de M_x en la expresión anterior y operando, tenemos:

$$\int_0^L \frac{M_A}{E \cdot I} \cdot \frac{L-x}{L} \cdot x \cdot dx - \int_0^L \frac{M_B}{E \cdot I} \cdot \frac{x}{L} \cdot x \cdot dx = 0$$

La relación $\beta = \frac{M_B}{M_A}$ es el **factor de transmisión**, y su valor es:

$$\beta = \frac{\int_0^L \frac{L-x}{E \cdot I} \cdot x \cdot dx}{\int_0^L \frac{x}{E \cdot I} \cdot x \cdot dx}$$

Caso habitual: piezas de sección constante y del mismo material:

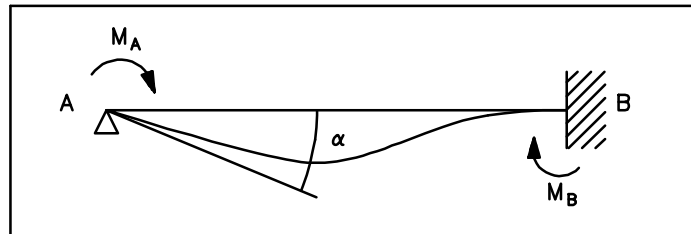
$$\beta = \frac{\int_0^L \frac{L-x}{E \cdot I} \cdot x \cdot dx}{\int_0^L \frac{x}{E \cdot I} \cdot x \cdot dx} = \frac{\frac{1}{E \cdot I} \cdot \int_0^L (L \cdot x - x^2) \cdot dx}{\frac{1}{E \cdot I} \cdot \int_0^L x^2 \cdot dx} = \frac{\frac{L^3}{2} - \frac{L^3}{3}}{\frac{L^3}{3}} = \frac{1}{2}$$

Por tanto, $\beta = \frac{M_B}{M_A} = \frac{1}{2}$, siendo M_A y M_B pares de empotramiento en valor y en signo.

Si el extremo B es una articulación, el factor de transmisión β es nulo.

Si existe una rótula en un punto intermedio de la pieza (a una distancia L_1 del origen y L_2 del extremo B), el factor de transmisión vale $\beta = \frac{L_2}{L_1}$.

RIGIDEZ



Para calcular el valor del ángulo girado α en función del momento aplicado M_A vamos a emplear el primer teorema de Mohr.

$$\alpha = \int_0^L \frac{M_x}{E \cdot I} \cdot dx$$

Introducimos el valor obtenido de M_x :

$$\alpha = \int_0^L \frac{M_A}{E \cdot I} \cdot \frac{L-x}{L} \cdot dx - \int_0^L \frac{M_B}{E \cdot I} \cdot \frac{x}{L} \cdot dx$$

Como $\beta = \frac{M_B}{M_A} \rightarrow M_B = \beta \cdot M_A$

$$\alpha = M_A \cdot \int_0^L \frac{1}{E \cdot I} \cdot \frac{L-x}{L} \cdot dx - \beta \cdot M_A \cdot \int_0^L \frac{1}{E \cdot I} \cdot \frac{x}{L} \cdot dx$$

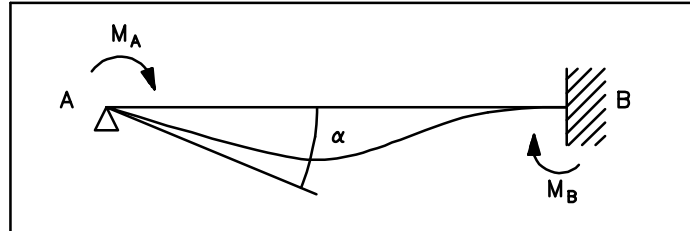
Sacando factor común M_A y sustituyendo β por su valor, se tiene:

$$\alpha = M_A \cdot \left[\int_0^L \frac{1}{E \cdot I} \cdot \frac{L-x}{L} \cdot dx - \frac{\int_0^L \frac{L-x}{E \cdot I} \cdot x \cdot dx}{\int_0^L \frac{x}{E \cdot I} \cdot x \cdot dx} \cdot \int_0^L \frac{1}{E \cdot I} \cdot \frac{x}{L} \cdot dx \right]$$

α es adimensional. El valor del corchete tiene por dimensiones $\frac{1}{\text{kg} \cdot \text{m}}$.

La expresión anterior puede expresarse de la forma $\alpha = \frac{M}{K}$, siendo K la **rigidez de la pieza**. Por tanto, la rigidez es el momento que hace girar a una pieza un ángulo de un radian.

RIGIDEZ (cont.)



Si se considera constante I y E:

$$\alpha = M_A \cdot \left[\frac{1}{E \cdot I} \cdot \int_0^L \frac{L-x}{L} \cdot dx - \frac{\frac{1}{E \cdot I} \cdot \int_0^L (L-x) \cdot x \cdot dx}{\frac{1}{E \cdot I} \cdot \int_0^L x^2 \cdot dx} \cdot \frac{1}{E \cdot I} \cdot \int_0^L \frac{x}{L} \cdot dx \right]$$

$$\alpha = M_A \cdot \frac{1}{E \cdot I} \cdot \left[\left(L - \frac{L^2}{2 \cdot L} \right) - \frac{\left(\frac{L^3}{2} - \frac{L^3}{3} \right)}{\frac{L^3}{3}} \cdot \frac{L^2}{2 \cdot L} \right] = M_A \cdot \frac{1}{E \cdot I} \cdot \frac{L}{4}$$

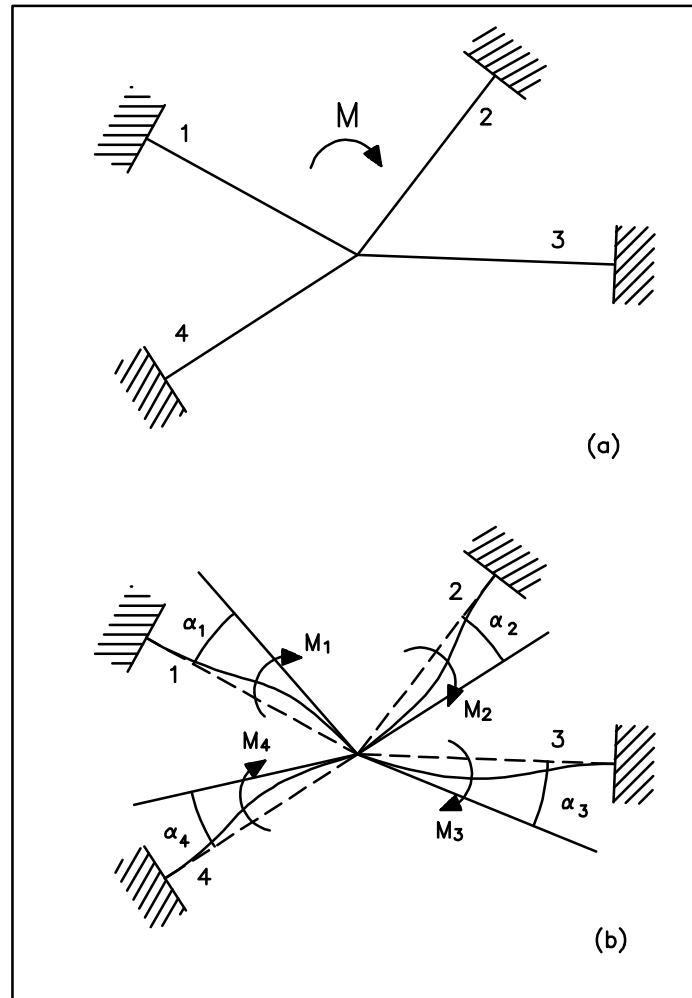
Por tanto, $K = \frac{4 \cdot E \cdot I}{L}$.

Si el nudo es un empotramiento perfecto, $K = \infty$.

Si el extremo opuesto B es articulado, $K = \frac{3}{4} \cdot \frac{4 \cdot E \cdot I}{L} = \frac{3 \cdot E \cdot I}{L}$.

Si el nudo A es una articulación móvil perfecta, $K = 0$.

FACTOR DE DISTRIBUCION O DE REPARTO



$M = M_1 + M_2 + \dots + M_n$. Cada una de las barras gira un cierto ángulo α_i :

$$\alpha_1 = \frac{M_1}{K_1}; \quad \alpha_2 = \frac{M_2}{K_2}; \quad \dots; \quad \alpha_n = \frac{M_n}{K_n}$$

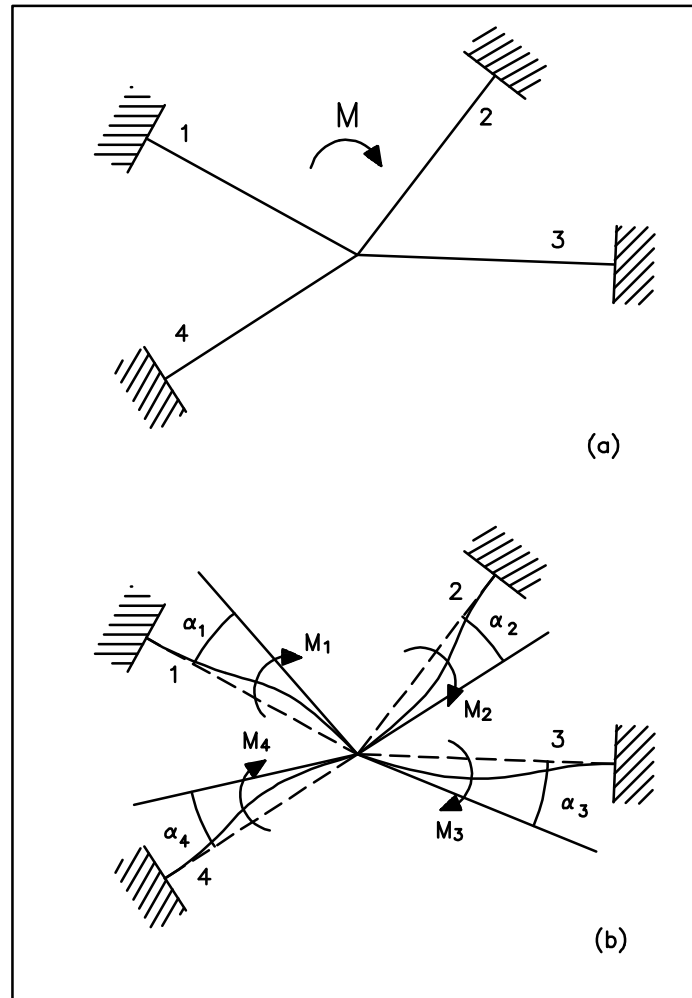
siendo K_i la rigidez de una barra genérica.

Si el nudo es rígido, los ángulos girados son iguales. Por tanto, $\alpha_1 = \alpha_2 = \dots = \alpha_n$, o bien:

$$\frac{M_1}{K_1} = \frac{M_2}{K_2} = \dots = \frac{M_n}{K_n} = \frac{M_1 + M_2 + \dots + M_n}{K_1 + K_2 + \dots + K_n} = \frac{\sum M_i}{\sum K_i}$$

siendo $\sum M_i = M$ el momento que actúa sobre el nudo.

FACTOR DE DISTRIBUCION O DE REPARTO



Desarrollando el sistema de ecuaciones se obtiene la siguiente serie:

$$M_1 = M \cdot \frac{K_1}{\sum K_i}$$

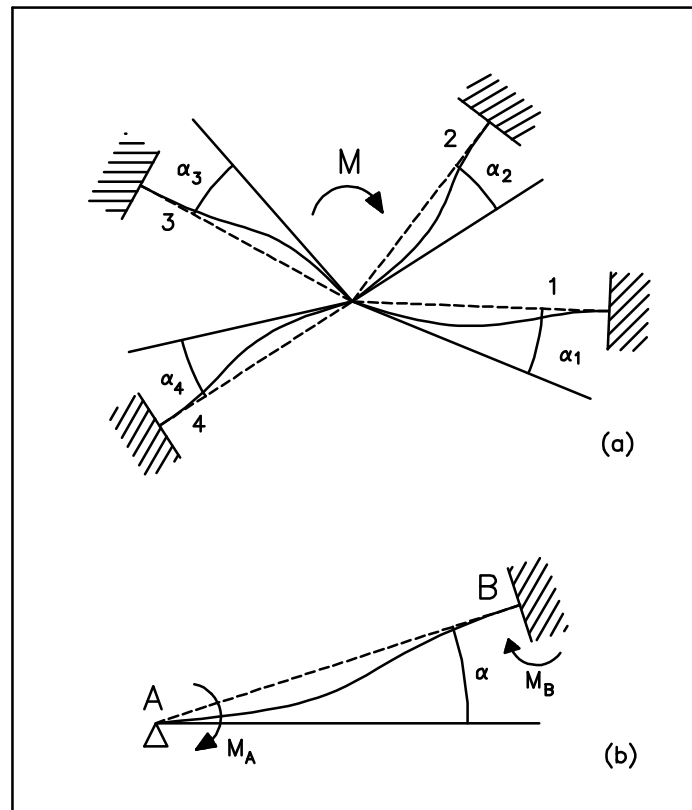
$$M_2 = M \cdot \frac{K_2}{\sum K_i}$$

...

$$M_n = M \cdot \frac{K_n}{\sum K_i}$$

A los factores $r_i = \frac{K_i}{\sum K_i}$ se les llama **factores de reparto o de distribución**. Sumando la serie anterior se comprueba que $\sum r_i = 1$.

BASES DEL METODO DE CROSS



1. Hallar la relación entre el momento M_A y el par de empotramiento M_B (factor de transmisión).
2. Calcular la magnitud del ángulo girado α en función del momento aplicado M_A (rigidez).
3. Encontrar la relación entre el momento aplicado en un nudo M (a) y el momento M_A (b) que actúa sobre cada una de las barras de nudo (factor de reparto o de distribución).

PROPIEDADES DE LOS APOYOS

- Cuando una pieza termina en un **apoyo aislado** se la considera unida a otra de rigidez nula.

El factor de reparto vale la unidad $\left(r_i = \frac{K_i}{K_i + 0} = 1 \right)$.

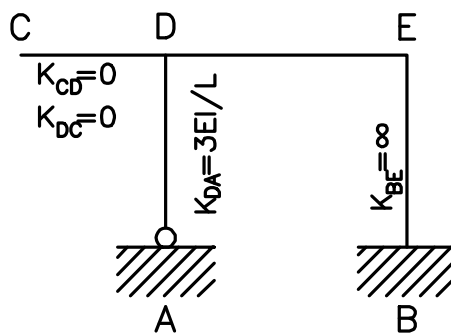
Se puede decir que una articulación no absorbe nada, todo lo transmite ($K=0$, $\beta=1$).

- Cuando una pieza termina en un **empotramiento perfecto** se supone que está unida a otra de rigidez infinita.

El factor de reparto es nulo $\left(r_i = \frac{K_i}{K_i + \infty} = 0 \right)$.

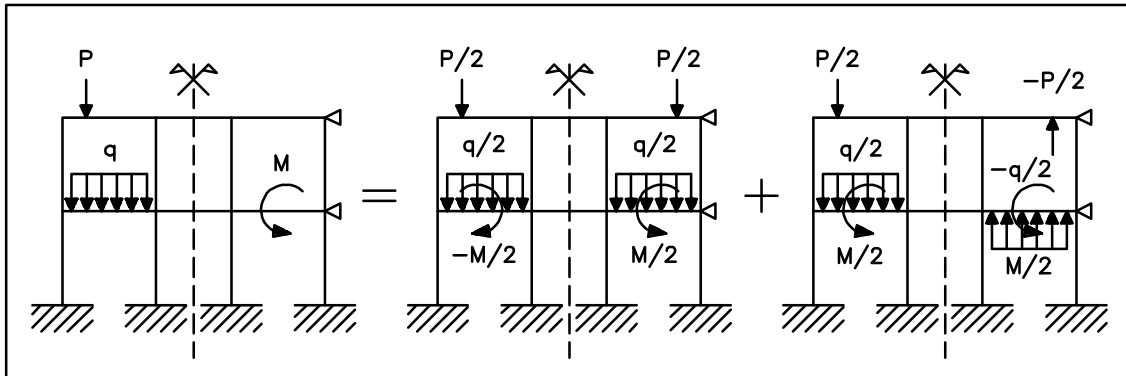
Un empotramiento perfecto lo absorbe todo, no transmite nada ($K=\infty$, $\beta=0$).

- En el caso de una **viga en voladizo** la rigidez es nula.

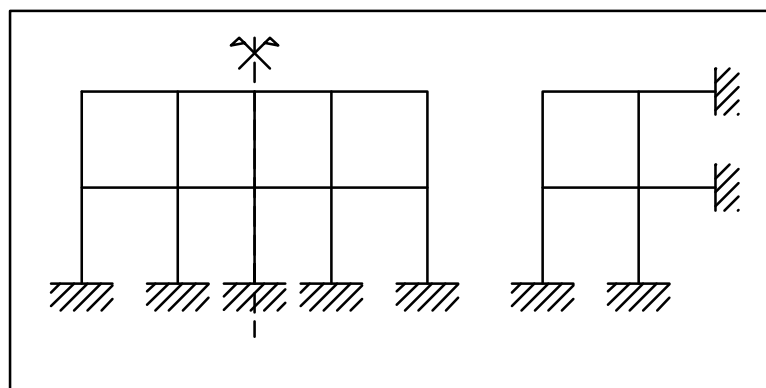
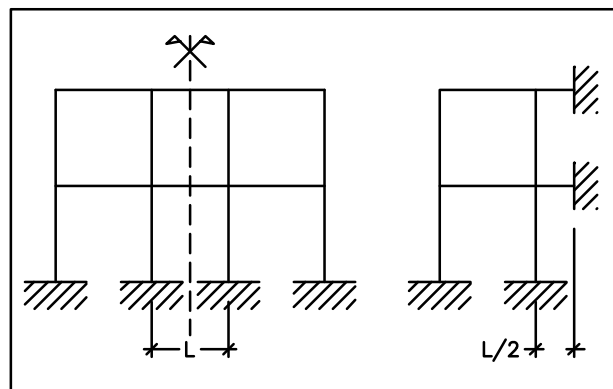


SIMPLIFICACIONES

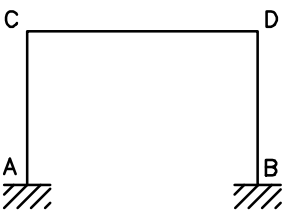
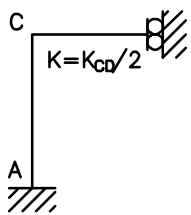
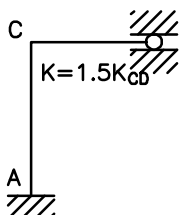
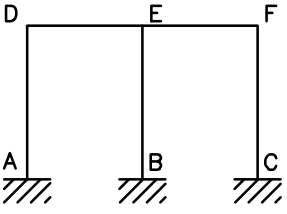
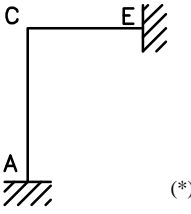
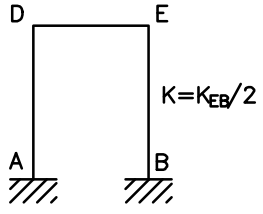
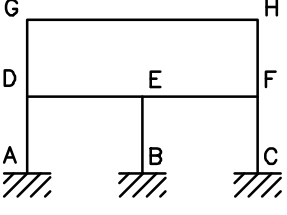
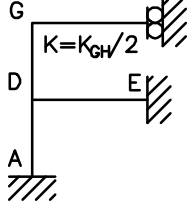
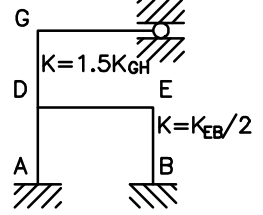
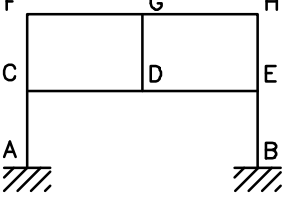
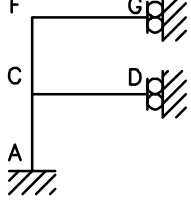
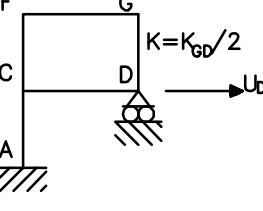
Teorema de André: Cualquier estado de carga (P , M , q) actuando sobre una estructura simétrica puede descomponerse en la suma de cargas de valor mitad y sus simétricas, más otro estado de carga de valor mitad y sus antimétricas.



En los casos de **estructuras simétricas con cargas simétricas** se pueden realizar dos simplificaciones, en función de que el eje de simetría de la estructura coincida con el punto medio de un vano o con una pieza estructural.



SIMPLIFICACIONES

Tabla 1 Simplificaciones en estructuras simétricas		
Estructura en estudio	Esquema simplificado de cálculo	
	Carga simétrica	Carga antisimétrica
	 $K = K_{CD}/2$	 $K = 1.5K_{CD}$
	 (*)	 $K = K_{EB}/2$
	 $K = K_{GH}/2$	 $K = 1.5K_{GH}$
		 $K = K_{CD}/2$

(*) Los momentos de empotramiento perfecto de las barras cortadas corresponden a los de la barra entera CD.