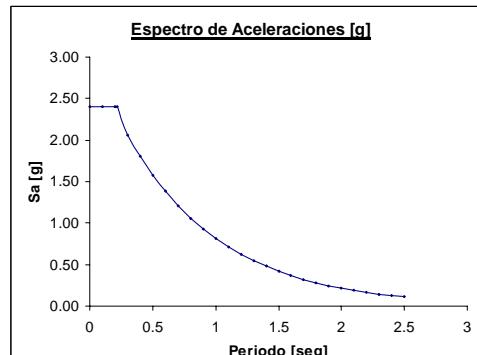
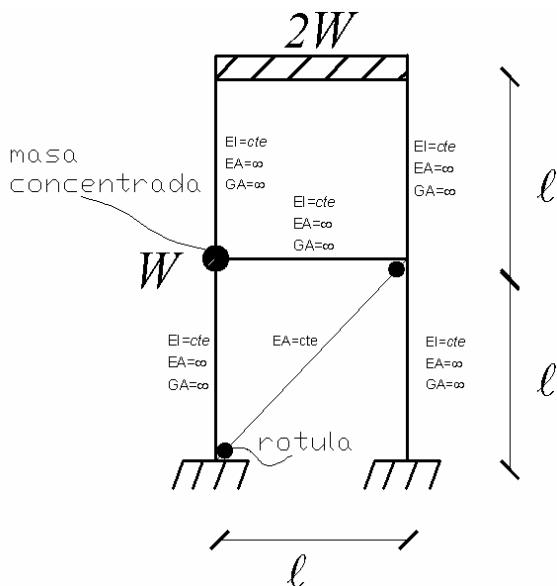


**Ejercicio 7**  
**CI42G Dinámica de Estructuras**  
**Prof: Rubén Boroschek Krauskopf.**  
**Aux: Francisco Hernández Prado.**

Viernes 26 de Octubre de 2006

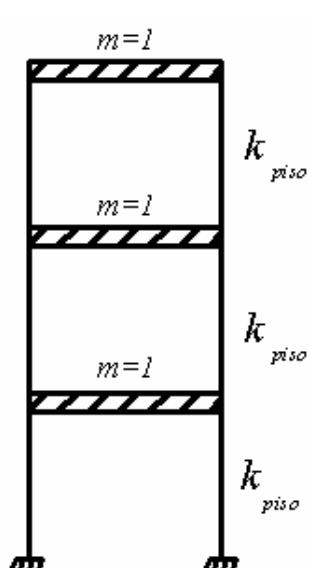
**P1.** Para la estructura que se muestra en la figura, determine el máximo esfuerzo axial de la biela. Si la estructura es excitada por un sismo horizontal en la base que puede ser descrito por el espectro de aceleraciones que se muestra. En sus pasos intermedios debe normalizar con respecto a la masa modal ( $[M_m] = [I]$ ).



$$\begin{aligned} W &= 500 \text{ kgf} \\ g &= 9.8 \text{ m/s}^2 \\ \ell &= 2 \text{ m} \\ EI &= 1000 \text{ kfg} \cdot \text{m}^2 \\ EA &= 8000 \text{ kgf} \end{aligned}$$

$$Sa = \begin{cases} 2.4g & \text{si } 0 \leq T \leq 0.22\text{seg} \\ 3.071g \times e^{-1.33T} & \text{si } 0.22\text{seg} < T \end{cases}$$

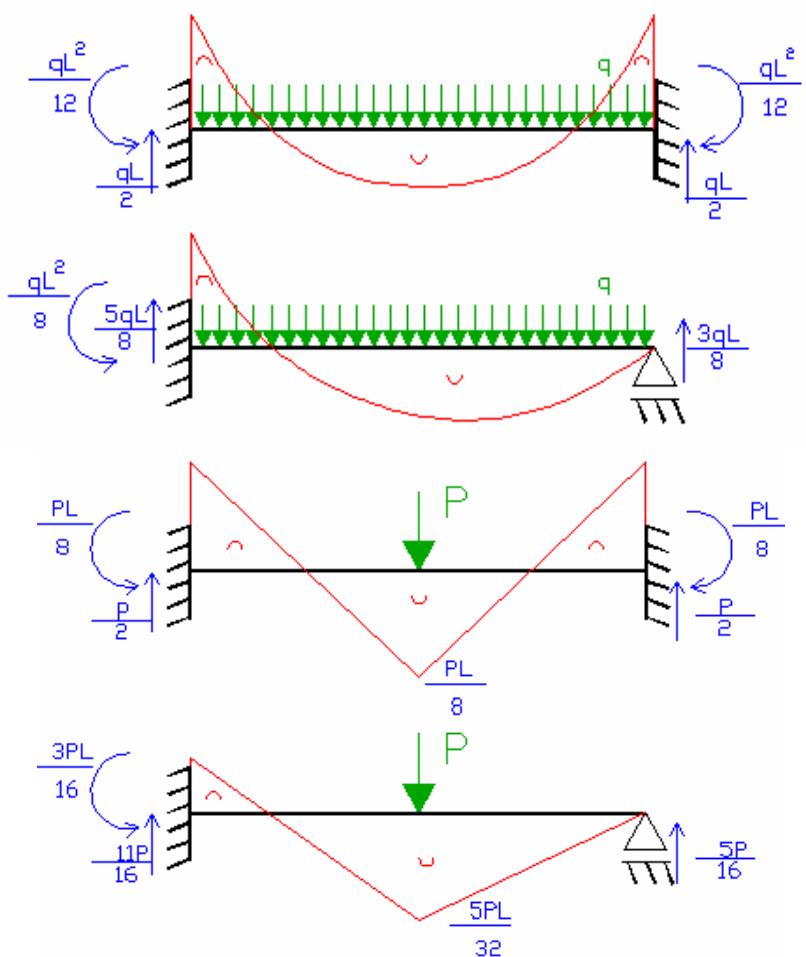
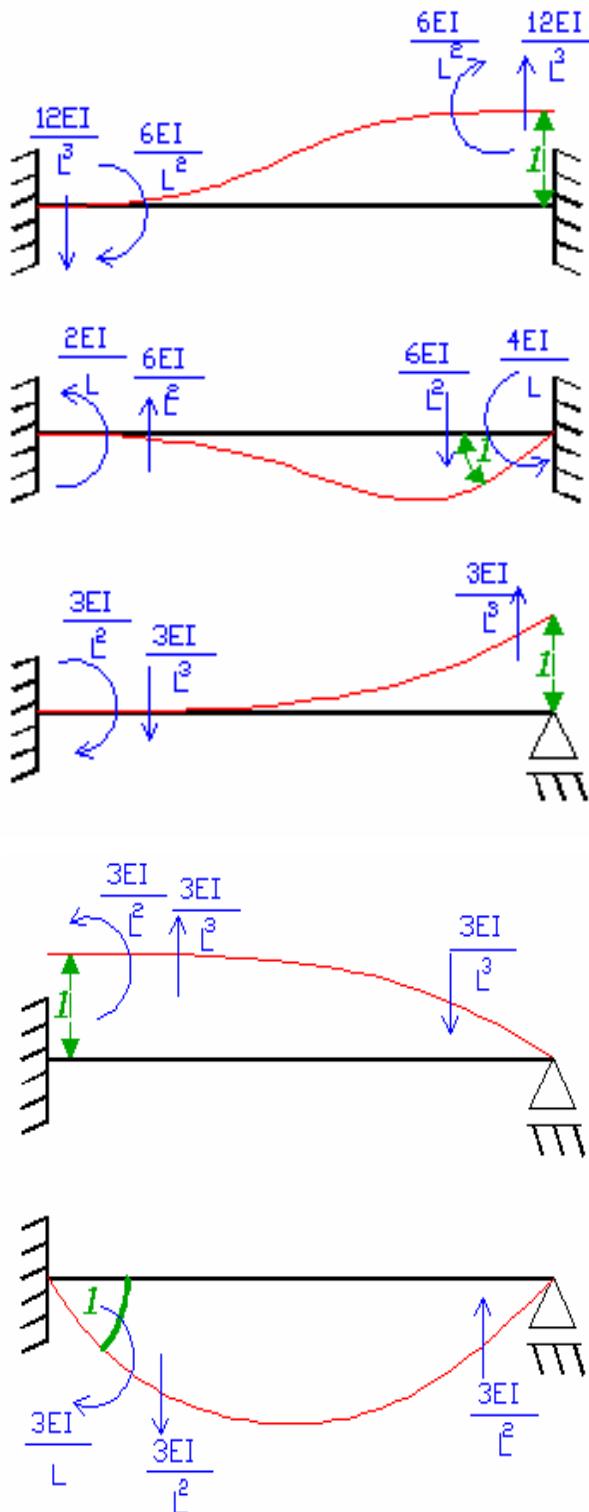
**P2.** Para el edificio simplificado que se muestra en la figura:



1. Ajuste la rigidez de piso ( $k_{piso}$ ) de manera que el segundo período sea 0.5 seg. ( $T_2=0.5$  seg).
2. Determine la razón de amortiguamiento del segundo modo  $\beta_2$  dado que  $\beta_1=1\%$  y  $\beta_3=5\%$  (Rayleigh).
3. Determine la respuesta del piso superior en el tiempo, si se da una condición de velocidad inicial a la estructura de 0.5 en el piso superior y nula para el primer y segundo piso ( $\dot{v}_0 = \{0.5 \ 0.0 \ 0.0\}^T$ ).

*Debe trabajar con las formas modales normalizadas por la matriz de masa modal (en ambos problemas)*

**Tabla Básica de Rígidez**  
**CI42G Dinámica de Estructuras**  
 Prof: Rubén Boroschek Krauskopf.  
 Aux: Francisco Hernández Prado.



Tipo de Simetría						
	Plana		Axial		Puntual	
	S	A	S	A	S	A
<b>Nx</b>	?	0	?	0	?	0
<b>Ny</b>	0	?	0	?	?	0
<b>Nz</b>	0	?	?	0	?	0
<b>Mx</b>	0	?	?	0	0	?
<b>My</b>	?	0	0	?	0	?
<b>Mz</b>	?	0	?	0	0	?

ORIGIN ≡ 1    i := 1 .. 2    j := 1 .. 2

PAUTA EJERCICIO 7 CI42G PRIMAVERA 2007

P1 :

Datos :

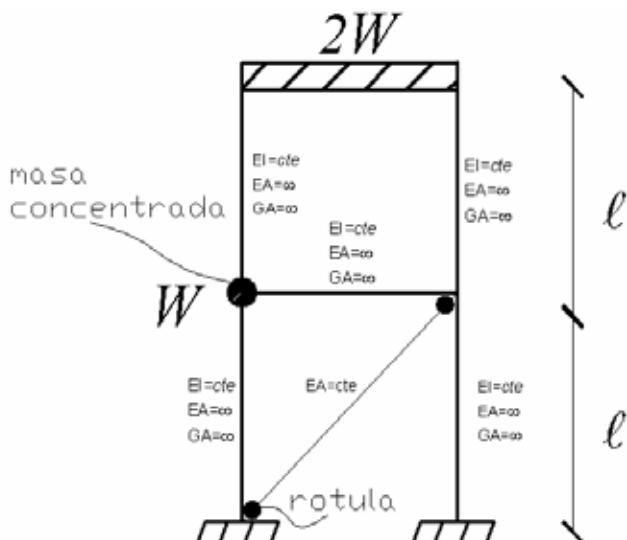
$$W := 500$$

$$g := 9.8$$

$$L := 2$$

$$EA := 8000$$

$$EI := 1000$$



Matriz de masa y Rigidez

$$M := \begin{pmatrix} 2 & 0 \\ 0 & 1 \end{pmatrix} \cdot \frac{W}{g}$$

$$M = \begin{pmatrix} 102.041 & 0 \\ 0 & 51.02 \end{pmatrix}$$

$$K_{11} := \begin{pmatrix} \frac{24 \cdot EI}{L^3} & \frac{-24 \cdot EI}{L^3} & \frac{6 \cdot EI}{L^2} & \frac{6 \cdot EI}{L^2} \\ \frac{-24 \cdot EI}{L^3} & \frac{48 \cdot EI}{L^3} + \frac{EA}{2\sqrt{2} \cdot L} & 0 & 0 \\ \frac{6 \cdot EI}{L^2} & 0 & \frac{12 \cdot EI}{L} & \frac{2 \cdot EI}{L} \\ \frac{6 \cdot EI}{L^2} & 0 & \frac{2 \cdot EI}{L} & \frac{12 \cdot EI}{L} \end{pmatrix} \quad K_1 = \begin{pmatrix} 3000 & -3000 & 1500 & 1500 \\ -3000 & 7414 & 0 & 0 \\ 1500 & 0 & 6000 & 1000 \\ 1500 & 0 & 1000 & 6000 \end{pmatrix}$$

$$K_{aa,i,j} := K_1_{i,j} \quad K_{ap,i,j} := K_1_{i,j+2} \quad K_{pa} := K_{ap}^T \quad K_{pp,i,j} := K_1_{i+2,j+2}$$

$$K_{aa} = \begin{pmatrix} 3000 & -3000 \\ -3000 & 7414 \end{pmatrix} \quad K_{ap} = \begin{pmatrix} 1500 & 1500 \\ 0 & 0 \end{pmatrix} \quad K_{pp} = \begin{pmatrix} 6000 & 1000 \\ 1000 & 6000 \end{pmatrix}$$

$$K := K_{aa} - K_{ap} \cdot K_{pp}^{-1} \cdot K_{pa} \quad K = \begin{pmatrix} 2357 & -3000 \\ -3000 & 7414 \end{pmatrix} \quad \text{Matriz de rigidez condensada}$$

$$w2 := \text{eigenvals}(M^{-1} \cdot K)$$

$$w2 = \begin{pmatrix} 10.29674 \\ 158.12185 \end{pmatrix} \quad \omega := \sqrt{w2} \quad \omega = \begin{pmatrix} 3.209 \\ 12.575 \end{pmatrix} \quad \omega := \frac{2 \cdot \pi}{\omega} \quad T = \begin{pmatrix} 1.958 \\ 0.5 \end{pmatrix}$$

$$\Phi := \text{eigenvecs}(M^{-1} \cdot K) \quad \Phi = \begin{pmatrix} -0.917 & 0.213 \\ -0.399 & -0.977 \end{pmatrix}$$

### Normalizando modos por la matriz de masa

$$Mm := \Phi^T \cdot M \cdot \Phi \quad Mm = \begin{pmatrix} 93.9 & 0 \\ 0 & 53.3 \end{pmatrix}$$

$$\Phi_{i,j} := \frac{\Phi_{i,j}}{\sqrt{Mm_{j,j}}} \quad \Phi = \begin{pmatrix} -0.0946 & 0.0291 \\ -0.0412 & -0.1338 \end{pmatrix} \quad \text{forma modal normalizada}$$

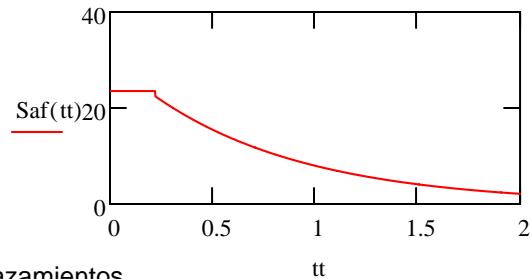
La masa modal es unitaria y la rigidez modal es igual a w2, con esta normalizacion

### Factor de Participacion Modal:

$$r := \begin{pmatrix} 1 \\ 1 \end{pmatrix} \quad Lm := \Phi^T \cdot M \cdot r \quad Lm = \begin{pmatrix} -11.756 \\ -3.854 \end{pmatrix} \quad \text{factor de participacion modal}$$

$$Saf(Tn) := \begin{cases} 2.4 \cdot 9.8 & \text{if } 0 \leq Tn \leq 0.22 \\ 3.071 \cdot 9.8 \cdot e^{-1.33 \cdot Tn} & \text{if } Tn > 0.22 \end{cases}$$

$$Sa_i := Saf(T_i) \quad Sa = \begin{pmatrix} 2.226 \\ 15.484 \end{pmatrix}$$



$$Y_{max,i} := \frac{Lm_i \cdot Sa_i}{(\omega_i)^2} \quad Y_{max} = \begin{pmatrix} -2.541 \\ -0.377 \end{pmatrix} \quad \text{Desplazamientos modales máximos}$$

$$v1_{max} := \sqrt{\sum_{t=1}^2 (\Phi_{1,t} \cdot Y_{max,t})^2} \quad v1_{max} = 0.241 \quad \text{Desplazamiento Máximo Piso Inferior}$$

$$N_{max} := \frac{v1_{max} \cdot EA}{2L} \quad N_{max} = 481.385$$

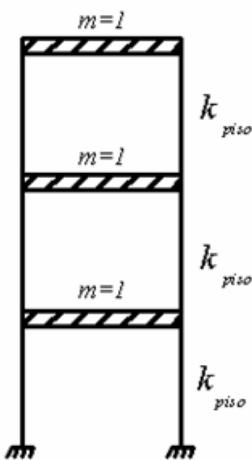
**PAUTA EJERCICIO 7 CI42G PRIMAVERA 2007**

ORIGIN ≡ 1

**P2 :**

i := 1 .. 3    j := 1 .. 3

**P2.** Para el edificio simplificado que se muestra en la figura:



1. Ajuste la rigidez de piso ( $k_{piso}$ ) de manera que el segundo periodo sea 0.5 seg. ( $T_2=0.5$  seg).
2. Determine la razón de amortiguamiento del segundo modo  $\beta_2$  dado que  $\beta_1=1\%$  y  $\beta_3=5\%$  (Rayleigh).
3. Determine la respuesta del piso superior en el tiempo, si se da una condición de velocidad inicial a la estructura de 0.5 en el piso superior y nula para el primer y segundo piso ( $\dot{v}_0 = \begin{pmatrix} 0.5 & 0.0 & 0.0 \end{pmatrix}^T$ ).

*Debe trabajar con las formas modales normalizadas por la matriz de masa modal (en ambos problemas)*

**Datos :**

$$\beta_1 := 0.01 \quad \beta_3 := 0.05 \quad T_2 := 0.5 \quad v_0 := \begin{pmatrix} 0.5 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix}$$

**Matriz de masa y Rígidez**

$$M := \begin{pmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix} \quad K := \begin{pmatrix} 1 & -1 & 0 \\ -1 & 2 & -1 \\ 0 & -1 & 2 \end{pmatrix} \quad \omega_2 := \text{eigenvals}(M^{-1} \cdot K)$$

$$\omega_2 = \begin{pmatrix} 0.19806 \\ 1.55496 \\ 3.24698 \end{pmatrix} \quad k := \left( \frac{2 \cdot \pi}{T_2} \right)^2 \cdot \frac{1}{\omega_2^2} \quad k = 101.555 \quad \text{Rigidez de piso para que } T_2 \text{ sea 0.5 seg}$$

$$\omega := \sqrt{\omega_2 \cdot k} \quad \omega = \begin{pmatrix} 4.485 \\ 12.566 \\ 18.159 \end{pmatrix} \quad T := \frac{2 \cdot \pi}{\omega} \quad T = \begin{pmatrix} 1.401 \\ 0.500 \\ 0.346 \end{pmatrix}$$

$$\Phi := \text{eigenvecs}(M^{-1} \cdot K) \quad \Phi = \begin{pmatrix} 0.737 & -0.591 & 0.328 \\ 0.591 & 0.328 & -0.737 \\ 0.328 & 0.737 & 0.591 \end{pmatrix} \quad \text{Motar que la forma es independiente del factor de escala de la matriz de rigidez}$$

### Normalizando modos por la matriz de masa

$$Mm := \Phi^T \cdot M \cdot \Phi \quad Mm = \begin{pmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix} \quad \text{Notar que por coincidencia y estaba normalizado}$$

$$\Phi_{i,j} := \frac{\Phi_{i,j}}{\sqrt{Mm_{j,j}}} \quad \Phi = \begin{pmatrix} 0.737 & -0.591 & 0.328 \\ 0.591 & 0.328 & -0.737 \\ 0.328 & 0.737 & 0.591 \end{pmatrix} \quad \text{forma modal normalizada, queda igual}$$

La masa modal es unitaria y la rigidez modal es igual a w2, con esta normalizacion

### Rayleigh:

$$Mray := \frac{1}{2} \cdot \begin{pmatrix} \frac{1}{\omega_1} & \omega_1 \\ \omega_1 & \frac{1}{\omega_3} \end{pmatrix} \quad \text{ctes} := Mray^{-1} \cdot \begin{pmatrix} \beta_1 \\ \beta_3 \end{pmatrix} \quad \text{ctes} = \begin{pmatrix} -0.0224 \\ 0.0056 \end{pmatrix}$$

Luego se pueden determinar los amortiguamientos modales

$$\beta := \frac{1}{2} \cdot \begin{pmatrix} \frac{1}{\omega_1} & \omega_1 \\ \omega_1 & \frac{1}{\omega_3} \end{pmatrix} \cdot \text{ctes} \quad \beta = \begin{pmatrix} 1.000 \\ 3.414 \% \\ 5.000 \end{pmatrix}$$

### Velocidad Inicial Modal

$$Vn_0 := \Phi^T \cdot M \cdot v_0 \quad Vn_0 = \begin{pmatrix} 0.368 \\ -0.296 \\ 0.164 \end{pmatrix} \quad \text{velocidad modal inicial}$$

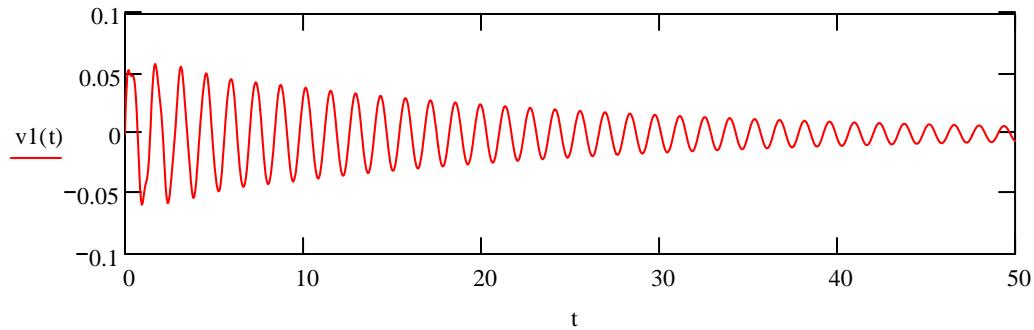
$$\omega_d := \omega_i \sqrt{1 - (\beta_i)^2} \quad \omega_d = \begin{pmatrix} 4.485 \\ 12.559 \\ 18.136 \end{pmatrix} \quad \omega = \begin{pmatrix} 4.485 \\ 12.566 \\ 18.159 \end{pmatrix}$$

$$Am_i := \frac{Vn_{0,i}}{\omega_d} \quad Am = \begin{pmatrix} 0.082 \\ -0.024 \\ 0.009 \end{pmatrix} \quad \text{Amplitud máxima modal}$$

$$Ar1_i := \Phi_{1,i} \cdot Am_i \quad Ar1 = \begin{pmatrix} 0.0606 \\ 0.0139 \\ 0.0030 \end{pmatrix}$$

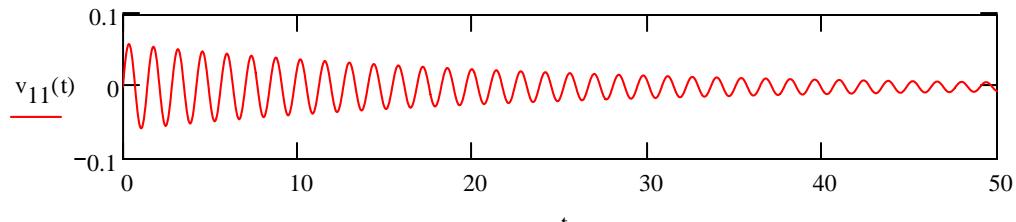
$$v_1 = 0.0606 \times \sin(4.485 \times t) \times \exp(-0.01 \times 4.485 \times t) + \dots \\ + 0.0139 \times \sin(12.559 \times t) \times \exp(-0.034 \times 12.559 \times t) + \dots \\ + 0.0030 \times \sin(18.136 \times t) \times \exp(-0.05 \times 18.136 \times t) \quad (\text{solucion})$$

$$v_1(t) := \sum_{n=1}^3 \left( A_{1n} \cdot \sin(\omega_{dn} \cdot t) \cdot e^{-\beta_n \cdot \omega_n \cdot t} \right)$$

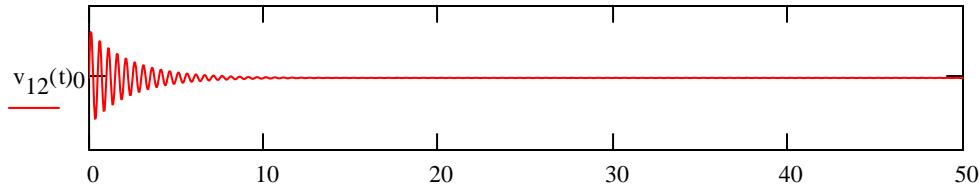


ANALIZANDO LA RESPUESTA POR MODO:

$$v_{11}(t) := A_{11} \cdot \sin(\omega_{d1} \cdot t) \cdot e^{-\beta_1 \cdot \omega_1 \cdot t}$$



$$v_{12}(t) := A_{12} \cdot \sin(\omega_{d2} \cdot t) \cdot e^{-\beta_2 \cdot \omega_2 \cdot t}$$



$$v_{13}(t) := A_{13} \cdot \sin(\omega_{d3} \cdot t) \cdot e^{-\beta_3 \cdot \omega_3 \cdot t}$$

