# 5.1.

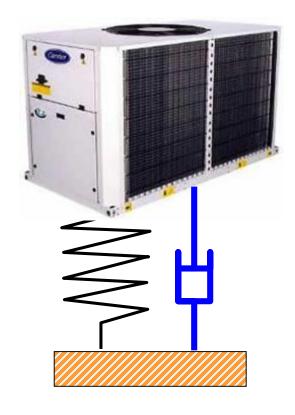
## Teoría de vibraciones VI

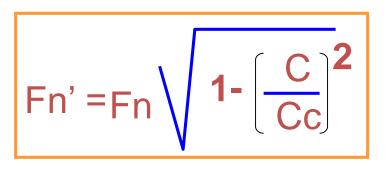
#### **Rafael Torres**

Responsable del Dpto. de Ingeniería en Vibroacústica de VIBCON Gerente de AV ENGINYERS

rafa@vibcon.es





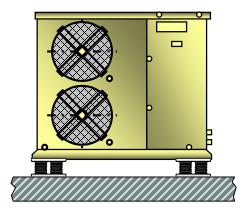


$$Fn = \frac{1}{2\pi} \sqrt{\frac{Kd}{m}}$$

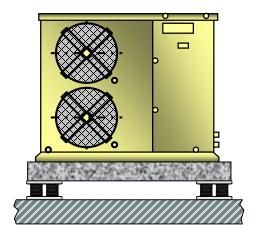
Ed:12-14/2/2013



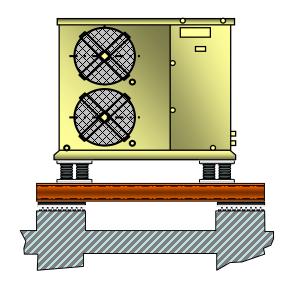
#### **MA** directo



#### MA c/ bancada



#### MA mixto



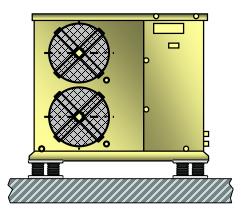
Climatizadores, domésticos, motoventiladores,etc Roof-Top, ventiladores axiales, Enfriadoras, grupos de presión, etc. Enfriadoas,Bombas de calor, torres recuperación,etc

Ed:12-14/2/2013

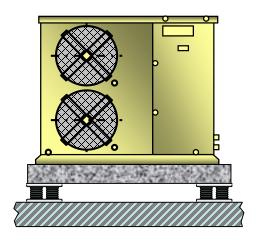


Los criterios "no son ciencia exacta" si no un juicio de valor y por tanto sometidos siempre al SCM

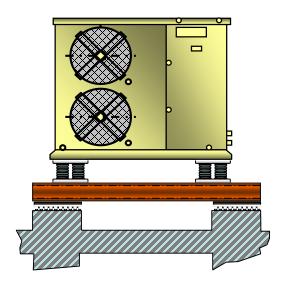
#### directo



#### con bancada



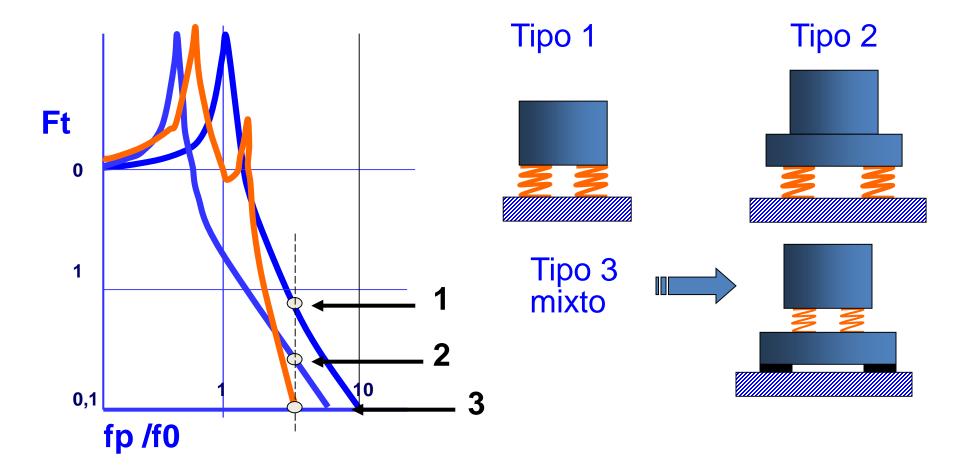
#### mixto



- •¿En qué tipo de estructura o edificio se ubicará la máquina?
- •¿Qué tipo de maquina es?
- •¿Cúal será su emplazamiento?

Ed:12-14/2/2013





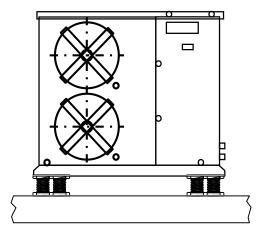
EI F.t.<sub>1</sub> >F.t.<sub>2</sub> > F.t.<sub>3</sub>

A < Ft => > Grado de Aislamiento

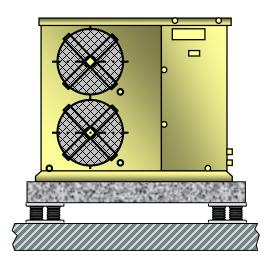
Ed:12-14/2/2013



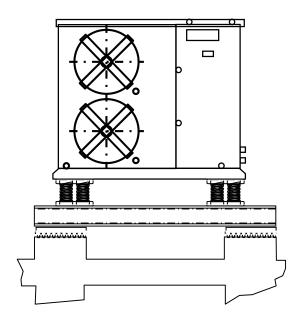
#### **MA** directo



#### MA c/ bancada



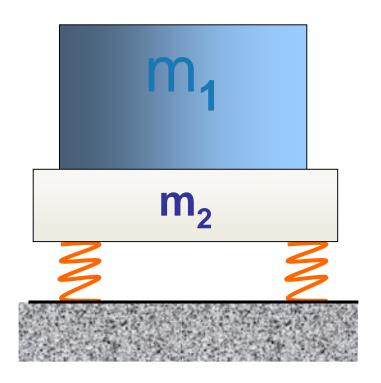
#### **MA** mixto



Roof-Top, ventiladores axiales, Enfriadoras, grupos de presión, etc.

Ed:12-14/2/2013





- Mejora estabilidad
- •Reducción de efectos por vibraciones pasivas

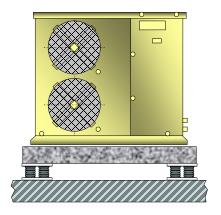
$$F = m_1 \times a => F = (m_1 + m_2) \times a'$$

Si 
$$m_2 = m_1 = m_1 = 2m_1 a'$$

$$a'=1/2$$
 a

Ed:12-14/2/2013





$$a \cdot m = a' \cdot (m' + m)$$

$$a \cdot m = a' [(e \cdot \rho \cdot s) + m]$$

a: Valor de amplitud de aceleración de las máquinas

a': Valor de aceleración transmitida al suelo

**m**: masa de la máquina o conjunto de la instalación [Kg]

**ρ**: Densidad del material de la bancada [Kg/m<sup>3</sup>]

S: Superficie de la bancada [m<sup>2</sup>]

**e**: Espesor de la bancada [m]

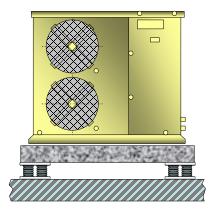
m': Masa de la bancada (S·e·d)

$$a'/a = \frac{m}{(e \cdot \rho \cdot s) + m}$$

$$a_r = \frac{a'}{a}$$

relativa o normalizada





$$a \cdot m = a' \cdot (m' + m)$$

$$a \cdot m = a' [(e \cdot \rho \cdot s) + m]$$

$$a_{r}=1/2$$

$$a_r = 1/2$$
  
 $a_r = 1/10$ 

$$a_r = \frac{m}{(e \cdot \rho \cdot s) + m}$$

**a**<sub>r</sub>: aceleración relativa o normalizada







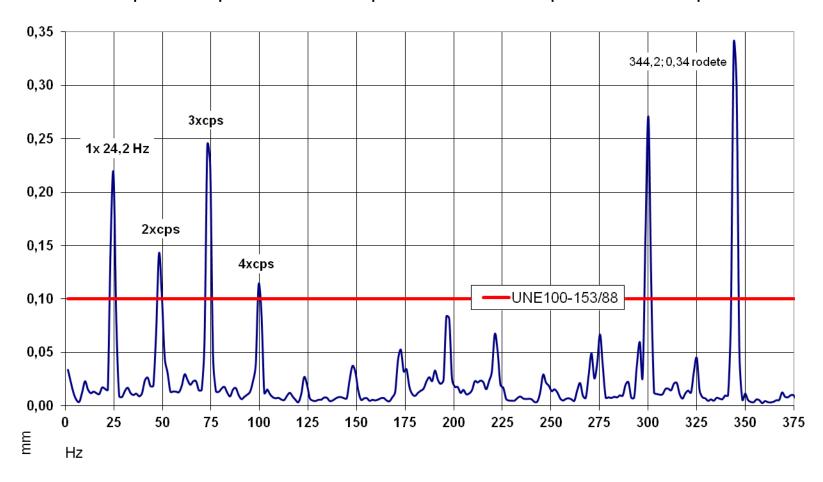
## Agrietamientos en hormigón inducido x vibración

Ref: La Caixa zona Restringida A Plt-3 Torre1-4/2005

Ed:12-14/2/2013

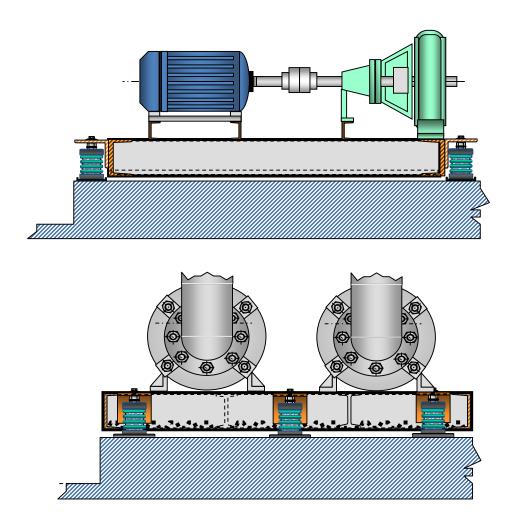


#### Amplitud de Desplazamiento RMS/ Comparada con UNE100-153/88 para bombas de 1500rpm



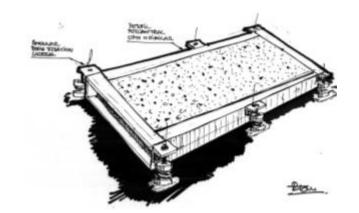
Fd:12-14/2/2013





Ed:12-14/2/2013







**BHF** 



Bancada metálica a partir de perfiles. normalizados

BM

Ed:12-14/2/2013









Fuente: AUDITORI FORUM2004

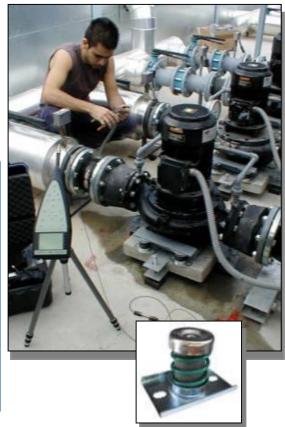
Ed:12-14/2/2013







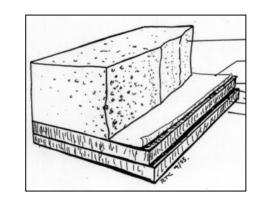


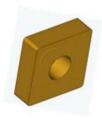


Ed:12-14/2/2013



#### Suelo flotante de elemento Continuo (formado por elemento fibroso)





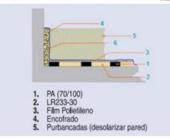






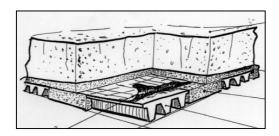




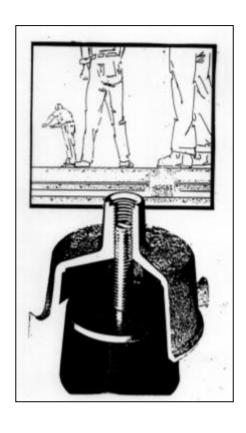


Ref: Centro geriátrico en Valldoreix en Sant Cugat de Barcelona-Vibcon

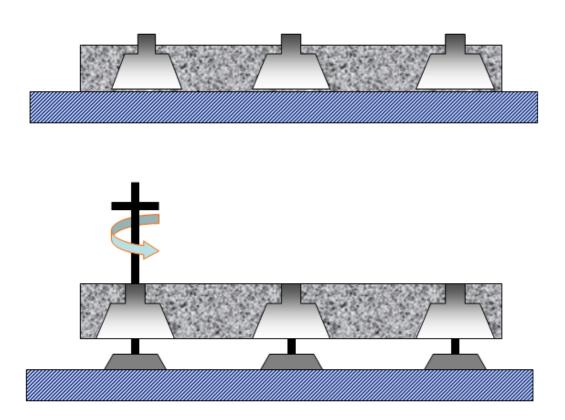
Suelo flotante de elementos Discontinuos: PADS de caucho y fibra sintética





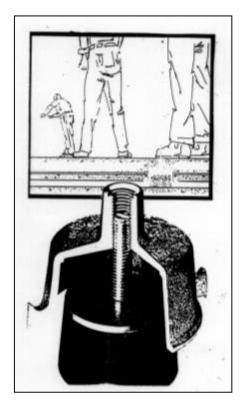


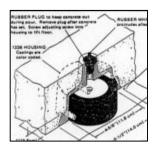
**Fuente: MASON U.S.A** 



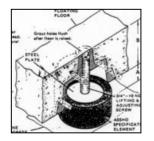
Ed:12-14/2/2013

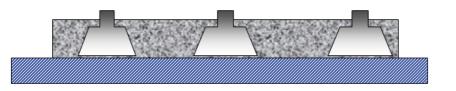


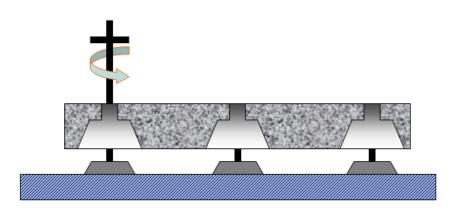




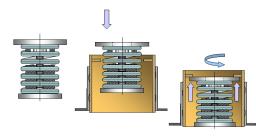
Fuente: MASON U.S.A

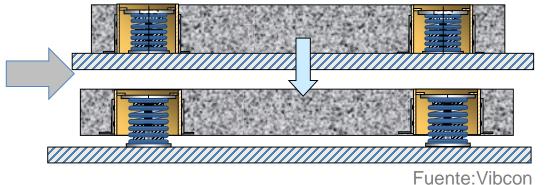








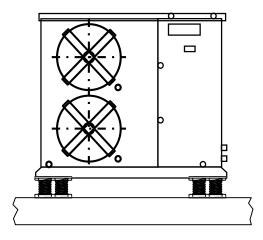




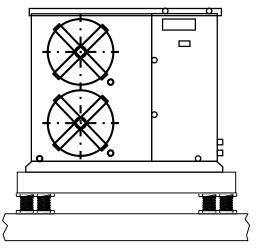
Ed:12-14/2/2013



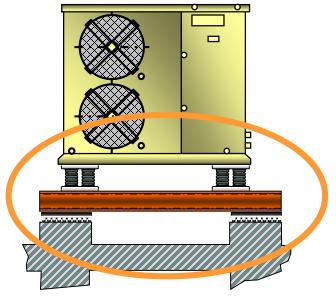
#### MA directo



#### MA c/ bancada



#### **MA** mixto



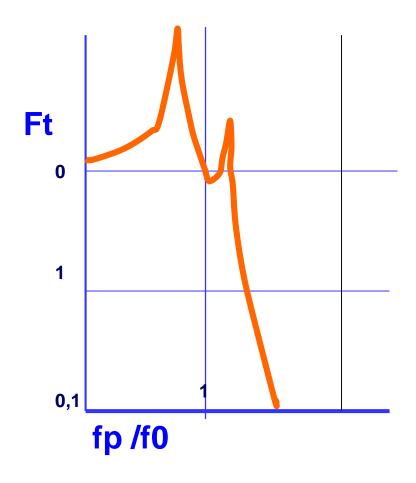
 $T_3 > T_2 > T_1$ 

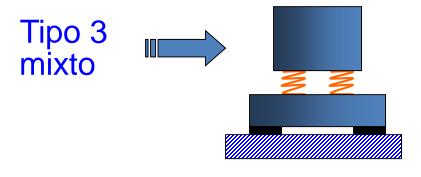
Enfriadoas,Bombas de calor, torres recuperación,etc

Ed:12-14/2/2013



#### Sistema de dos grados de libertad



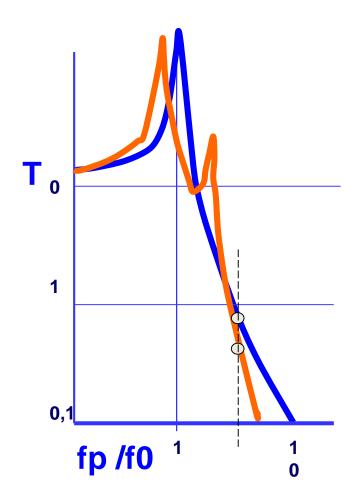


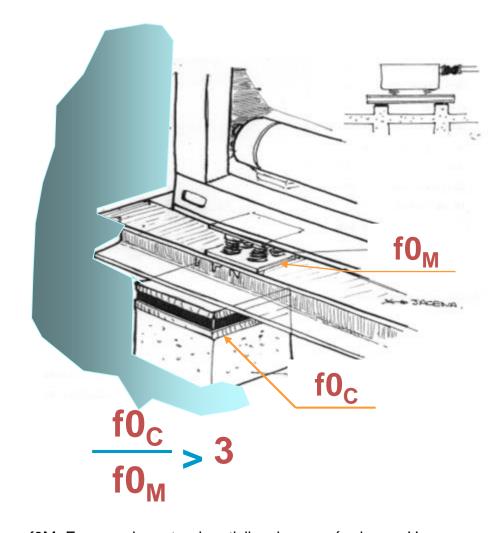
fp=Frecuencia perturbadora máquina en Hz

f0=Frecuencia natural del montaje antivibratorio en Hz

Ed:12-14/2/2013







f0M=Frecuencia natural antivibradores máquina en Hz

f0c=Frecuencia natural del montaje antivibratorio enano-bancada en Hz

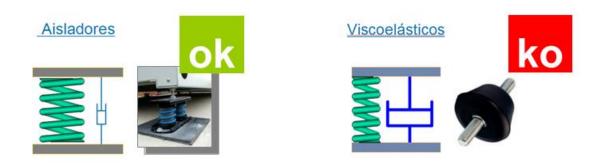
Ed:12-14/2/2013



1. Aproximarlo el sistema a aislar a un sistema de 1GL



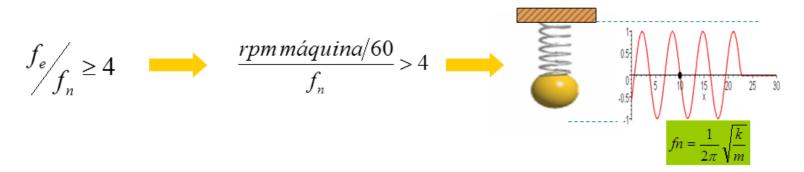
2. El montaje antibratorio ha de ser aislante más que amortigüante.



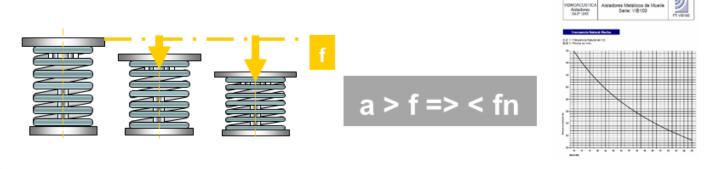
Ed:12-14/2/2013



3. El montaje antivibratorio deberá tener G<sub>AV</sub> ≥ 90%

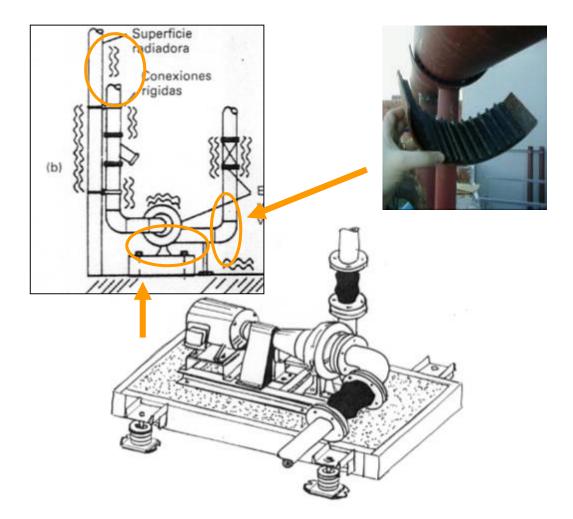


4. La compresión de los aisladores de vibración (básicamente de muelle), es inversamente proporcional a la fn.



Ed:12-14/2/2013







### Se ha de aislar también la tubería

Ed:12-14/2/2013





Fuente: GYMSA 10/2003





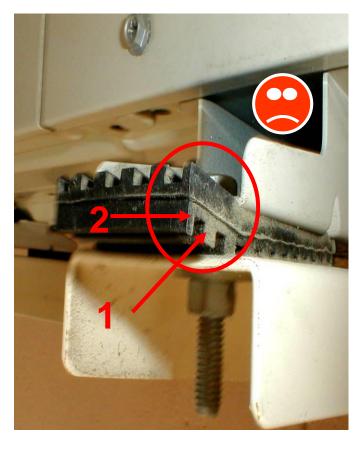
$$f_0 = f_0$$

"Resonancia"



Ed:12-14/2/2013













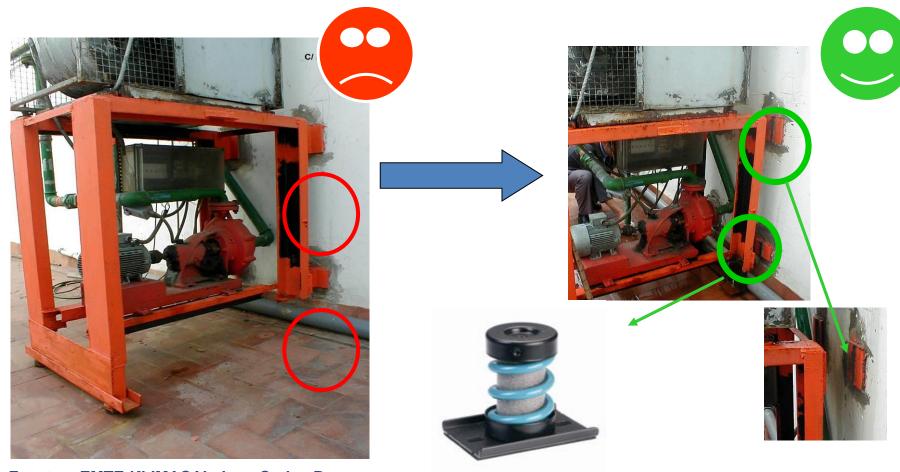
Síndrome de piel de naranja

- -1 La vibración pasa a travès del tornillo.
- -2 Si el tornillo toca la ranura de los orificios

=> transmisión



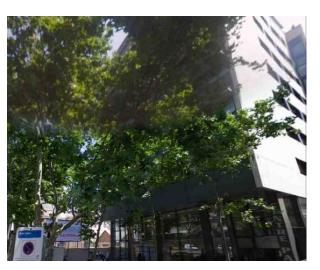
## Patologías: Se han dejado uniones rígida



Fuentes: EMTE-KLIMACAL Juan Carlos Bo.

Ed:12-14/2/2013





Residencia geriátrica Centre Parc

Av. De Madrid 210 BARCELONA(2006)

## Antes!!!!!

Ed:12-14/2/2013

Rafael Torres del Castillo Profesor externo Ingeniería Arquitectura La Salle URL

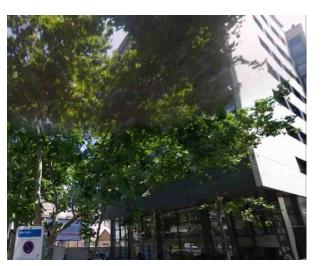
## laSalle ENG Universitat Ramon Llull

## Patología vibroacústica por instalación de bombas que afecta a habitaciones plantas inferiores









Residencia geriátrica Centre Parc

Av. De Madrid 210 BARCELONA(2006)

## Después!!!!!

•Se consiguió reducir el ruido estructural inducido por vibración mecánica



Ed:12-14/2/2013

