

Clase 1: Repaso de sistemas, modelos, ecuaciones

Empezemos con un ejemplo motivador. En una fábrica un ingeniero en control se ve enfrentado con un problema: su jefe le asignó la tarea de estudiar cómo eliminar las oscilaciones observadas en el puente grúa.

¿Qué es un puente grúa? Algo como esto:



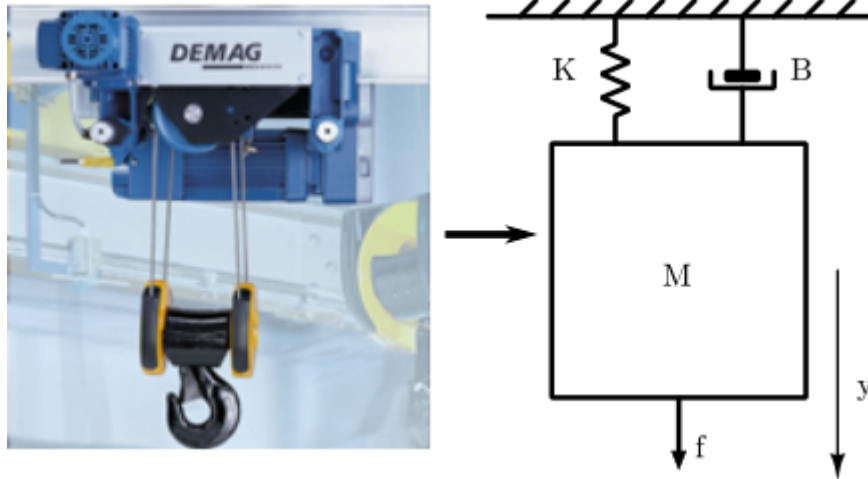
Ejemplo de puente grúa

Han observado, en la fábrica, que al elevar cargas con este dispositivo se presentan oscilaciones muy poco amortiguadas en la dirección vertical.

Análisis del problema

Al ingeniero en control, llamado Ogata, se le ocurrió que para entender el problema debía armar un modelo físico-matemático de este dispositivo que le permitiera explicar el fenómeno, estudiarlo y proponer una solución.

La forma más simple de describir este sistema que se le ocurrió, y que justifique la existencia de oscilaciones, es la siguiente:



Modelo del puente grúa

Las ecuaciones matemáticas de este modelo salen de plantear las leyes físicas de cada elemento:

$$\sum_i F_i = M \frac{d^2 y}{dt^2}$$

$$f + Mg - Ky - B \frac{dy}{dt} = M \frac{d^2 y}{dt^2}$$

Con esta ecuación, llegamos al modelo matemático más simple al que recurrió Ogata.

Ejercicio

1. ¿Qué tipo de ecuación matemática es esta?

una ecuación diferencial de 2do orden, no homogénea debido a f. ✓

2. ¿Es lineal el sistema descrito con dicha ecuación?

no es lineal ¿Por? Explicar

Una herramienta de análisis que Ogata viene usando desde que estudió Ingeniería Electrónica en la FIUBA es la función de transferencia. ¿Te acordás de dónde salía y qué utilidad tenía?

Ejercicio

Es hora de agarrar papel y lápiz. Desarrollá la ecuación de transferencia para el modelo de Ogata. ¿Cuál creés que es la entrada y cuál sería la salida?

Deberías llegar a la siguiente ecuación:

$$H(s) = \frac{Z(s)}{F(s)} = \frac{1/M}{s^2 + \frac{B}{M}s + \frac{K}{M}}$$

Donde

$$Z(s) = \mathcal{L}\{z(t)\}$$

es la transformada de Laplace de los desplazamientos del centro de masa del puente grúa, respecto del punto de equilibrio. Es decir:

$$z = y - y_{\text{equilibrio}}$$

Y

$$F(s) = \mathcal{L}\{f(t)\}$$

es la transformada de Laplace de la fuerza aplicada al dispositivo.

RTA:

a partir de la ecuación diferencial

$$f + Mg - Ky - B \frac{dy}{dt} = M \frac{d^2 y}{dt^2}$$

Faltó el paso de pasar a z(t)

transformo con Laplace para encontrar la transferencia a condiciones iniciales nulas y teniendo en cuenta que resuelvo en el equilibrio :

$$F(s) - K \cdot Z - B \cdot S \cdot Z = M S^2 \cdot Z$$

reagrupando

$$F(s) = (M S^2 + K + B \cdot S) Z(s)$$

y finalmente se obtiene el H(s).

$$H(s) = \frac{1}{M S^2 + K + B \cdot S}$$

A modo de repaso de las herramientas básicas de análisis que un ingeniero en Control debe conocer, y para practicar el uso de las bibliotecas de Control en Python, vamos a empezar por ingresar el modelo y simularlo.

Para trabajar con la biblioteca de funciones dedicadas al control, y todas las herramientas de simulación en python, necesitamos importarla:

In [1]:

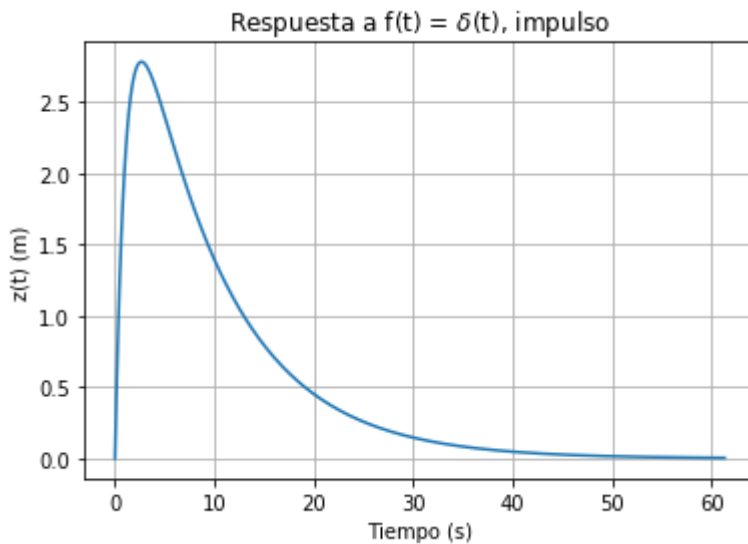
```
!pip install control
# No es un paquete de python que venga instalado por defecto, por eso, agregamos la posibilidad de instalarlo
import control as ctrl
import numpy as np
# Numpy es la biblioteca de computos científicos más usada en python
import matplotlib.pyplot as plt
# Matplotlib es la biblioteca que nos va a permitir graficar
```

```
Requirement already satisfied: control in c:\users\brian\anaconda3\lib\site-packages (0.9.0)
Requirement already satisfied: numpy in c:\users\brian\anaconda3\lib\site-packages (from control) (1.16.4)
Requirement already satisfied: matplotlib in c:\users\brian\anaconda3\lib\site-packages (from control) (3.1.0)
Requirement already satisfied: scipy in c:\users\brian\anaconda3\lib\site-packages (from control) (1.2.1)
Requirement already satisfied: cyclor>=0.10 in c:\users\brian\anaconda3\lib\site-packages (from matplotlib->control) (0.10.0)
Requirement already satisfied: kiwisolver>=1.0.1 in c:\users\brian\anaconda3\lib\site-packages (from matplotlib->control) (1.1.0)
Requirement already satisfied: pyparsing!=2.0.4,!=2.1.2,!=2.1.6,>=2.0.1 in c:\users\brian\anaconda3\lib\site-packages (from matplotlib->control) (2.4.0)
Requirement already satisfied: python-dateutil>=2.1 in c:\users\brian\anaconda3\lib\site-packages (from matplotlib->control) (2.8.0)
Requirement already satisfied: six in c:\users\brian\anaconda3\lib\site-packages (from cyclor>=0.10->matplotlib->control) (1.12.0)
Requirement already satisfied: setuptools in c:\users\brian\anaconda3\lib\site-packages (from kiwisolver>=1.0.1->matplotlib->control) (41.0.1)
```

Algunos recursos para tener en cuenta:

In [5]:

```
tiempo, z = ctrl.impulse_response(sistema)      #T, yout, xout= impulse_response(sys[, T, x
plt.plot(tiempo, z)
plt.ylabel('z(t) (m)')
plt.xlabel('Tiempo (s)')
plt.title('Respuesta a f(t) =  $\delta(t)$ , impulso')
plt.grid()
plt.show()
```



Para probar: Si quisieras elegir los tiempos de simulación para la respuesta el impulso, deberías pasarle un array a la función `impulse_response()`. Revisá su documentación de la siguiente forma:

`ctrl.impulse_response?`

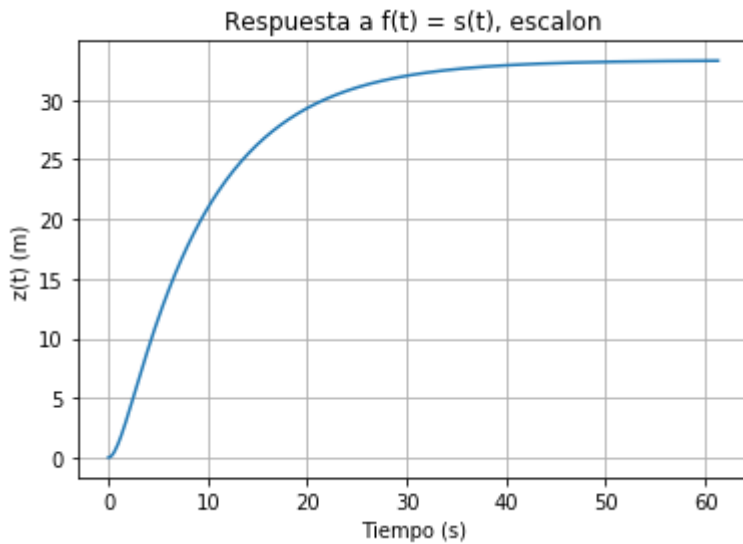
en un diálogo de código e intentá elegir simular para los tiempos que desees.

In [6]:

```

tiempo, z = ctrl.step_response(sistema)      #step_response(sys[, T, X0, input, output, ...])
plt.plot(tiempo, z)
plt.ylabel('z(t) (m)')
plt.xlabel('Tiempo (s)')
plt.title('Respuesta a f(t) = s(t), escalon')
plt.grid()
plt.show()

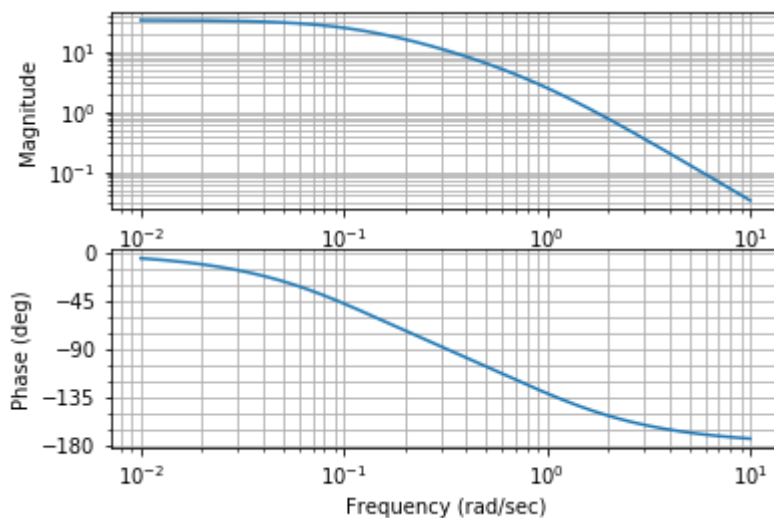
```



Por último, otras herramientas muy utilizada también, son el diagrama de bode o de respuesta en frecuencia del sistema, y el diagrama de polos y ceros. Ambos simulados a continuación:

In [7]:

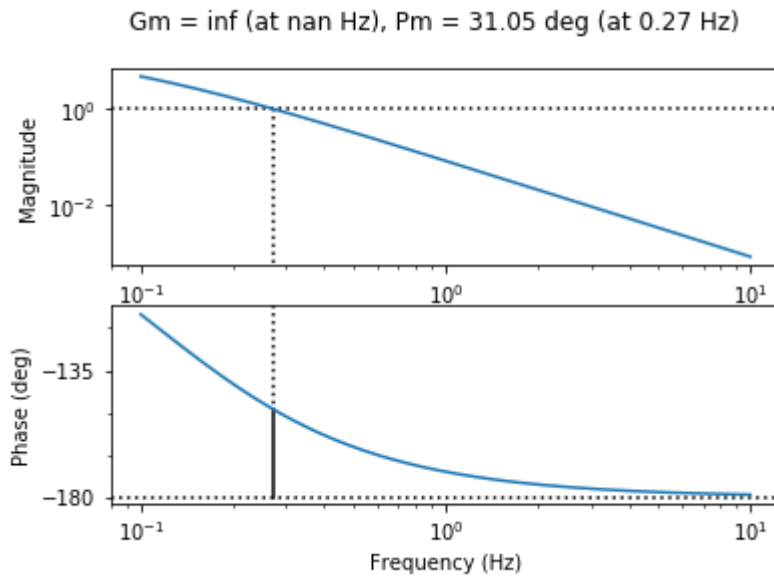
```
mag, phase, omega = ctrl.bode_plot(sistema)
```



In [14]:

```
limites= (0.1, 10)
mag, phase, omega = ctrl.bode_plot(sistema, Hz= True, margins= True, omega_limits= limites)
#aca esta en frecuencia
```

✓
 Esto es para otra cosa!

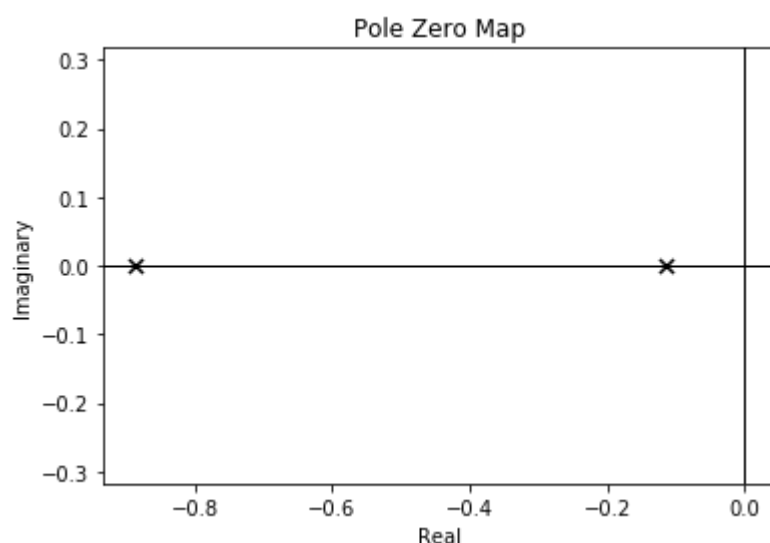


Para probar: Utiliza la ayuda de la función `bode_plot()` para graficar en función de la frecuencia en Hz. Además, explora la forma de seleccionar las frecuencias a simular.

In [9]:

```
ctrl.pzmap(sistema) #control.pzmap(sys, Plot=True, grid=False,
polos = ctrl.pole(sistema)
ceros = ctrl.zero(sistema)
print('El sistema tiene polos en s1 = {} y s2 = {} y no tiene ceros finitos.'.format(polos
```

El sistema tiene polos en $s1 = -0.8872983346207417$ y $s2 = -0.11270166537925$ y no tiene ceros finitos.



Para completar el modelo, Ogata incluye la señal de perturbación que estima que proviene de la carga del puente grúa, y que tiene la siguiente forma:

$$f = A \sin(\omega t)$$

Con

$$A = 1 \text{ N}$$

y

$$\omega = 90 \text{ rad/s}$$

Tarea:

Ejercicio 1

Resuelva la respuesta del sistema a dicha perturbación y compárela con la solución cargada. Puede resolverlo mediante simulación como se indica a continuación:

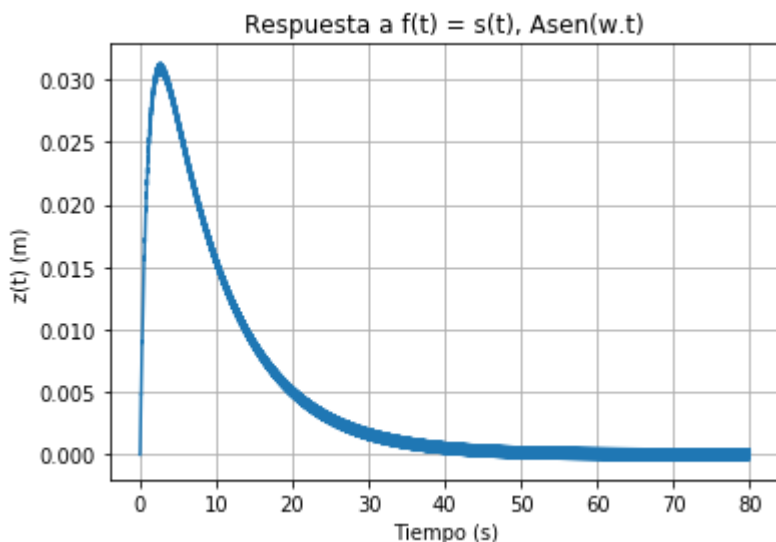
In [15]:

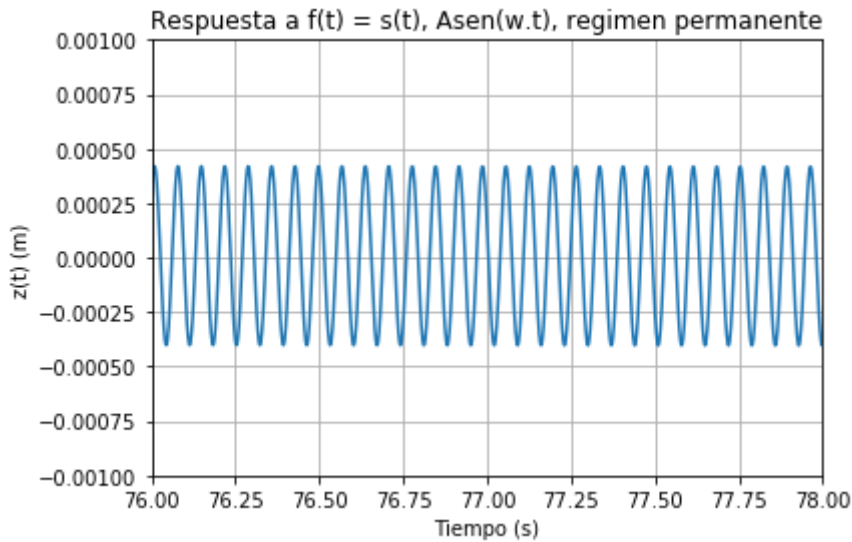
```
# Ejercicio de simulación: Ingrese acá su código de simulación para hallar  $z(t)$  con la  $f(t)$ 
A = 1          #N
omega = 90     #rad/s
# Tip: https://python-control.readthedocs.io/en/0.8.3/generated/control.forced\_response.html

t0=0
t1=80
nt= 50000
t= np . linspace ( t0 , t1 , nt )

f= A*np.sin(omega*t)
t, zout= ctrl.forced_response(sistema,t, f )
# Respuesta a la perturbacion senoidal, la solucion forzada.
plt.plot(t, zout)
plt.ylabel('z(t) (m)')
plt.xlabel('Tiempo (s)')
plt.title('Respuesta a f(t) = s(t), Asen(w.t)')
plt.grid()
plt.show()

#Solucion forzada entre Los 76 a 78 segundos.
plt.plot(t, zout)
plt.ylim([-0.001, 0.001])
plt.xlim([76, 78])
plt.ylabel('z(t) (m)')
plt.xlabel('Tiempo (s)')
plt.title('Respuesta a f(t) = s(t), Asen(w.t), regimen permanente')
plt.grid()
plt.show()
# Aquí va tu código!
```





¿Cuál es la amplitud? ¿Y la fase?

Ejercicio 2

¿Cómo simularía o calcularía la respuesta en régimen permanente? Explique.

RTA:

Régimen estacionario. Permanente se usa para sinusoidal

Por lo general para calcular la respuesta en régimen permanente se usa el teorema de valor final:

$$f(\infty) = \lim_{t \rightarrow \infty} f(t) = \lim_{s \rightarrow 0} s \cdot F(s)$$

pero este sirve cuando hay un valor final, y **este no es el caso**. por lo que se puede ver en el gráfico de arriba que en el regimen permanente oscila de forma senoidal. ✓ O sea que el resultado lo obtenés así?

No se te ocurre otra forma? Obtener amplitud y fase a la salida en régimen permanente...

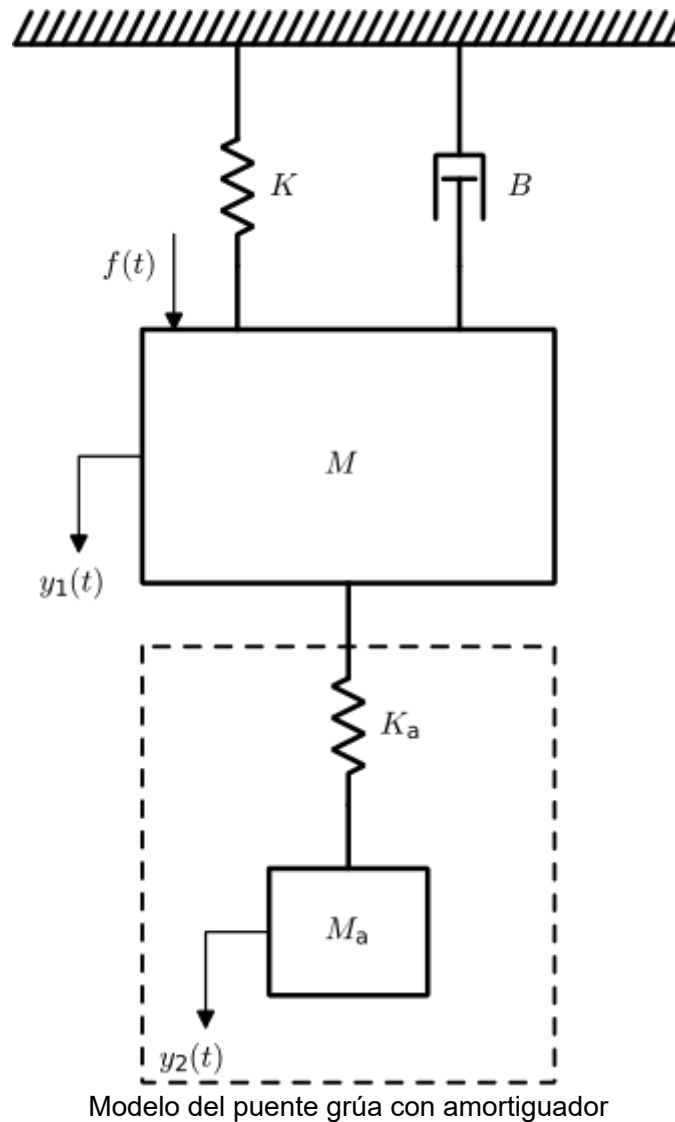
Después de observar la respuesta del modelo y contrastar con las mediciones y observaciones del puente grúa en cuestión, Ogata investigó cómo podía mejorar dicha situación. En resumen, se planteó un objetivo:

"Quiero que esta señal de perturbación, que es similar a la que aparece en el puente grúa, se atenúe lo más posible"

y luego, lo tradujo a un requerimiento matemático para el modelo como:

$$z(t) \xrightarrow{t \rightarrow \infty} 0.$$

Para lograr este objetivo, Ogata encontró algo que se denomina un amortiguador de masa. El modelo final, con el amortiguador de masa se puede observar a continuación:



Ejercicio 3

Hallar el modelo matemático del puente grúa con amortiguador de masa y hallar la nueva función de transferencia.

Verificar el resultado de Ogata:

$$\frac{Z(s)}{F(s)} = \frac{1}{M} \frac{s^2 + K_a/M_a}{s^4 + \frac{B}{M}s^3 + (\frac{K_a}{M_a} + \frac{K}{M} + \frac{K_a}{M})s^2 + \frac{BK_a}{MM_a}s + \frac{KK_a}{MM_a}}$$

Dada la masa $M_a = 0,03$ kg, Ogata pretende diseñar el amortiguador de masa, es decir, elegir K_a para que se cumpla el objetivo planteado anteriormente.

RTA:

¿Por qué? ¿Qué significa? ¿Qué son y_1 e y_2 entonces?

Nuevamente se trabaja en el equilibrio

$$\begin{aligned} 1) M\ddot{y}_1 &= F - Ky_1 - B\dot{y}_1 - K_a(y_1 - y_2) \\ 2) M_a\ddot{y}_2 &= -K_a(y_2 - y_1) \end{aligned}$$

Tranformo con Laplace y reordeno:

$$\begin{aligned} F &= (MS^2 + K + SB)Y_1 + K_a(Y_2 - Y_1) \\ 0 &= M_aS^2Y_2 + K_a(Y_2 - Y_1) \rightarrow Y_2 = \frac{K_a}{M_aS^2 + K_a}Y_1 \end{aligned}$$

Acá cambiaste el signo dos veces!

reemplazando Y_2 :

$$F = (MS^3 + K + SB)Y_1 - K_a Y_1 + K_a \frac{K a Y_1}{M_a S^2 + K_a}$$

$$F = \frac{M M_a S^4 + M_a K S^2 + M_a B S^3 + M K_a S^2 + K K_a + S B K_a - K_a M_a S^2 - K a^2 + K a^2}{M_a S^2 + K_a} Y_1$$

reorganizando un poco mas y haciendo un cambio de z:

$$\frac{Z(s)}{F(s)} = \frac{1}{M} \frac{s^2 + K_a/M_a}{s^4 + \frac{B}{M} s^3 + (\frac{K_a}{M_a} + \frac{K}{M} + \frac{K_a}{M}) s^2 + \frac{B K_a}{M M_a} s + \frac{K K_a}{M M_a}}$$

QUEDO UN TERMINO NEGATIVO!!! $-K_a/M$ PREGUNTAR QUE PEDO!!!!

Ejercicio 4

Ayude a Ogata a encontrar el valor de K_a . Repita el análisis pero ahora del sistema completo con el amortiguador de masa y el valor de K_a encontrado para verificar que el objetivo se cumple.

1. Defina el sistema amortiguado. Calcule K_a .
2. Grafique y analice la respuesta al impulso.
3. Grafique y analice la respuesta al escalón.
4. Grafique y analice el diagrama de Bode.
5. Grafique y analice el diagrama de polos y ceros.
6. Grafique y analice la respuesta transitoria para la $f(t)$ dada.
7. Grafique y analice la respuesta en régimen permanente para la $f(t)$ dada.

RTA

Dado que el teorema de valor final vale cuando se tiene un valor final, no se puede usar en este caso. entonces solo queda ver la función transferencia y buscar K_a de forma tal que se **anule** la perturbacion en regimen permanente:

Esto implica colocar los ceros del sistema para anular el efecto de esa frecuencia!

$$\frac{Z(s)}{F(s)} = \frac{1}{M} \frac{s^2 + K_a/M_a}{s^4 + \frac{B}{M} s^3 + (\frac{K_a}{M_a} + \frac{K}{M} + \frac{-K_a}{M}) s^2 + \frac{B K_a}{M M_a} s + \frac{K K_a}{M M_a}} = 0$$

entonces el numerador sera:

$$s^2 + K_a/M_a = 0 \rightarrow K_a = -S^2 \cdot M_a$$

entonces

$$K_a = -(j\omega)^2 \cdot M_a = \omega^2 \cdot M_a = (90 \text{ rad/s})^2 \cdot M_a$$

$$K_a = 243 \quad \checkmark \quad (\text{unidades?})$$

In [43]:

```

# Ejercicio de simulación:
Ma = 0.03 # kg
Ka = 243 #omega^2*Ma

# Defina el sistema
#numerador2 = (1/M)*[1 0 (Ka/Ma)];
#denominador2 = [1 B/M (Ka/Ma + K/M + Ka/M) ((B*Ka)/(M*Ma)) ((K*Ka)/(M*Ma))];

numeradorAMR = np.array([1/M, 0, (Ka/(M*Ma))])
denominadorAMR = np.array([1, B/M, (Ka/Ma + K/M + Ka/M), ((B*Ka)/(M*Ma)), ((K*Ka)/(M*Ma))])
sistemaAMR = ctrl.tf(numeradorAMR, denominadorAMR) #tf(num, den[, dt]) Create
print(sistemaAMR)

# Respuesta al impulso

tiempoAMR, z2 = ctrl.impulse_response(sistemaAMR) #T, yout, xout= impulse_response(sys
plt.plot(tiempoAMR, z2)
plt.ylabel('z(t) (m)')
plt.xlabel('Tiempo (s)')
plt.title('Respuesta a f(t) = $\\delta(t)$, impulso, sistema amortiguado')
plt.grid()
plt.show()

# Respuesta al escalón
tiempoAMR, z2 = ctrl.step_response(sistemaAMR) #step_response(sys[, T, X0, input, outp
plt.plot(tiempoAMR, z2)
plt.ylabel('z(t) (m)')
plt.xlabel('Tiempo (s)')
plt.title('Respuesta a f(t) = s(t), escalon, sistema amortiguado')
plt.grid()
plt.show()

No se ven.... Tampoco incluis observaciones. Son esperados
los resultados? Cómo se comparan con los del sistema
sin amortiguador?

```

$$s^4 + s^3 + 8910 s^2 + 8100 s + 810$$

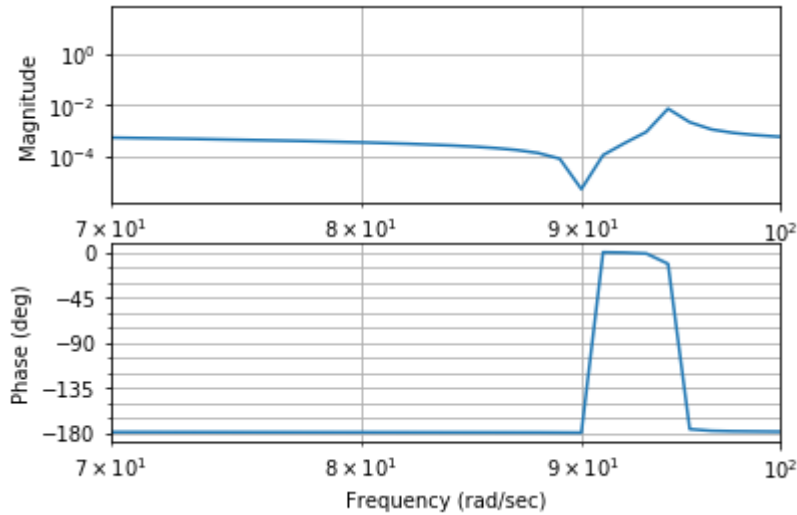
In [44]:

```
# Diagrama de Bode
mag, phase, omega = ctrl.bode_plot(sistemaAMR)
plt.xlim([70, 100])
```

Out[44]:

(70, 100)

Además mostrar el gráfico completo. Si vas a mostrar además tanto detalle deberías pasarle los puntos a simular en el rango porque sino hay muy poca resolución por defecto



Es menor

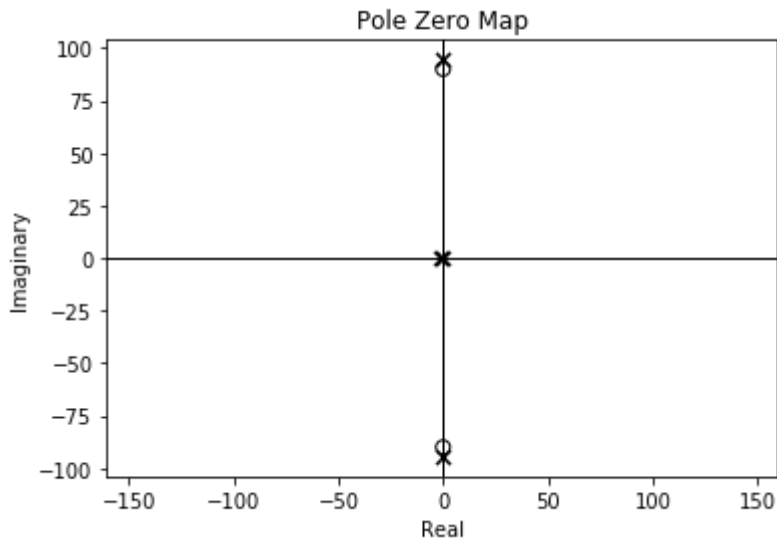
Se puede observar que en 90 rad/s es donde la magnitud del bode decrece, es decir que "mata" la frecuencia, esto es similar a un filtro Notch como los vistos en ADC. Con esto se consigue atenuar la oscilación en régimen permanente.

In [37]:

```
# Diagrama de polos y ceros
ctrl.pzmap(sistemaAMR, Plot = True)                                #control.pzmap(sys, Plot=True)

polos = ctrl.pole(sistemaAMR)
ceros = ctrl.zero(sistemaAMR)
print('El sistema tiene polos en s1 = {} , s2 = {}, s3 = {} y s4 = {} '.format(polos[0],
```

El sistema tiene polos en s1 = $(-0.04545125705060565+94.39239580122363j)$,
s2 = $(-0.04545125705060565-94.39239580122363j)$, s3 = $(-0.7947027057034085+0j)$ y s4 = $(-0.11439478019537752+0j)$.



¿Era lo esperado? ¿Observaciones?

In [42]:

Respuesta transitoria con $f(t)$ dada

t_AMR, zout_AMR= ctrl.forced_response(sistemaAMR,t, f)

plt.plot(t_AMR, zout_AMR)

plt.ylabel('z(t) (m)')

plt.xlabel('Tiempo (s)')

plt.title('Respuesta a $f(t) = s(t)$, Asen(w.t), amortiguada en transitorio')

plt.grid()

plt.show()

Respuesta en régimen permanente con $f(t)$ dada

plt.plot(t_AMR, zout_AMR)

plt.ylim([-0.001, 0.001])

plt.xlim([76, 78])

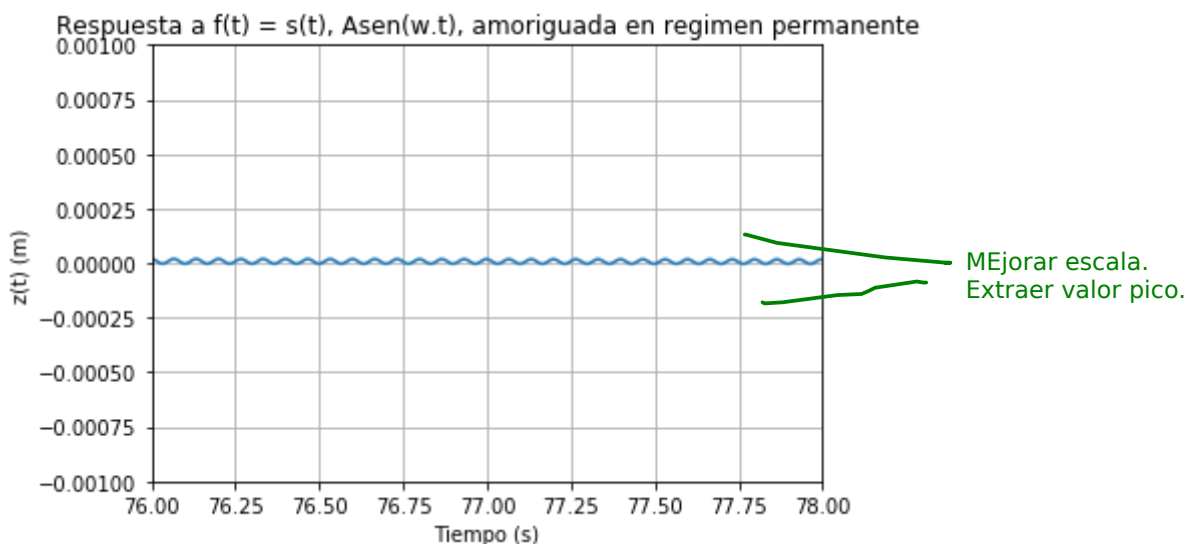
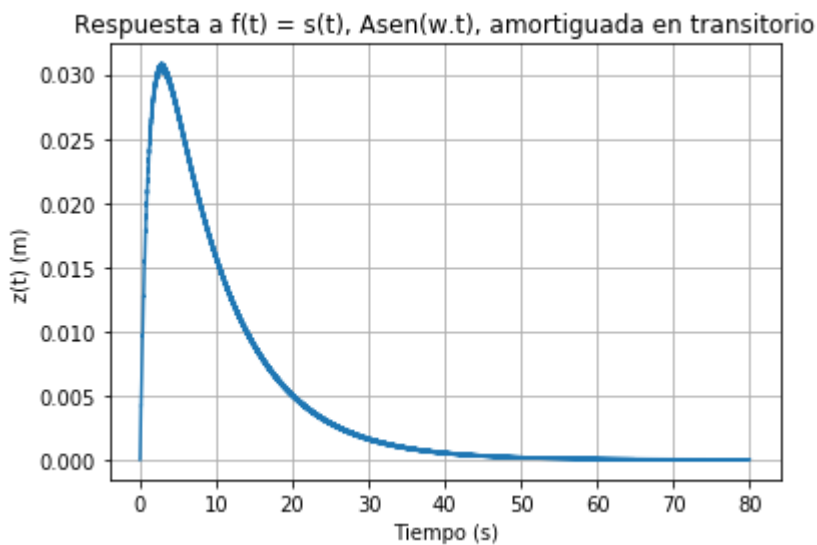
plt.ylabel('z(t) (m)')

plt.xlabel('Tiempo (s)')

plt.title('Respuesta a $f(t) = s(t)$, Asen(w.t), amortiguada en regimen permanente')

plt.grid()

plt.show()



Se observa que a comparación del sistema original(sin amortiguador) este se ve notablemente disminuida la oscilación por lo que se puede decir que amortigua a la frecuencia de 90 rad/s en régimen permanente.

In []:

¿Cuánto atenúa en la simulación? ¿Qué pasa si dejás pasar más tiempo?