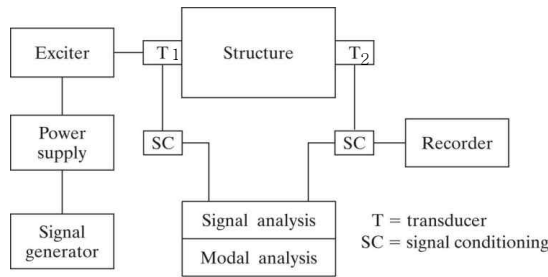


1.[4점] 진동실험 목적 중 ‘고유진동수 및 모드형상 계측’에 사용되는 측정장비를 다음 그림과 같이 구성한다.



- (a) ① 위 블록선도에 신호의 흐름 방향을 나타내는 화살표 8개를 표시하여야. (0.8점)
- ② 변환기(transducer) T<sub>1</sub>과 T<sub>2</sub>의 역할을 각각 서술하여야. (1.2점)
- (b) 진동 내구성(endurance) 시험에 관하여 답하여야.
  - ① 진동에 의한 내구성 시험의 목적과 사례를 제시하여야.
  - ② 그림의 실험장비들 중에서 선택하여 진동 내구성 시험장치를 갖추는 때에 가진에 필요한 장비 3개는 무엇인가?

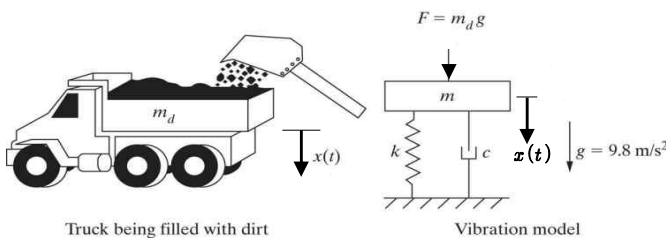
2.[4점] 1자유도 감쇠계에서 질량과 강성이 일정할 때 감쇠비  $\zeta$  값을 1에 가깝게 함에 따라, 계단함수하중 응답(step response) 그래프에서 다음 사항의 변화 경향과 그 근거를 제시하여야.

- (a) 부족감쇠계( $0 < \zeta < 1$ )의 경우
  - ① 오버슛(overshoot)
  - ② 상승시간(rising time)
  - ③ 정착시간(settling time)
- (b) 과도감쇠계( $\zeta > 1$ )의 경우, 정착시간(settling time)

3.[4점] 부족감쇠계의 계단함수하중 응답(step response)은 일반적으로 다음 식으로 표현된다.

$$x(t) = \frac{F_0}{k} \left\{ 1 - \frac{e^{-\zeta \omega_n (t-t_0)}}{\sqrt{1-\zeta^2}} \cos[\omega_d (t-t_0) - \phi] \right\} \quad (t \geq t_0)$$

- (a) 첫 번째 정점시간(peak time)에서의 오버슛(overshoot)과 두 번째 정점시간에서의 오버슛의 대수감쇠율(logarithmic decrement)  $\delta$ 가 감쇠비  $\zeta$ 와 어떤 관계인지를 위 식을 사용하여 구하여야.
- (b) 전체 질량이 현재  $m$ 인 덤프 트럭의 적재함에 질량  $m_d$ 의 흙더미를 쏟아 부었다. 트럭은 질량( $m$ )-감쇠기( $c$ )-스프링( $k$ )으로 부족감쇠계로 모델링 된다. 흙더미 하중은 일정 크기  $m_d g$ 의 힘을 가하는 것으로 간주된다. 흙더미를 쏟아 부은 때부터 트럭의 응답변위를  $x_1(t)$ 이라고 한다.



흙더미를 쏟아 부은 후 시간이 많이 흘러 정지 상태에 이르렀을 때 또 다른 흙더미(질량  $m_d$ )를 적재함에 쏟아 부었다. 이때의 응답변위를  $x_2(t)$ 라 한다.  $x_2(t)$ 를  $x_1(t)$ 와 비교하여 공통점과 차이점을 서술하여야.

Laplace 변환 (또는 역변환)에 활용될 수 있는 공식

$$L\{1\} = \frac{1}{s}, \quad L\{t\} = \frac{1}{s^2}, \quad L\{e^{-at}\} = \frac{1}{s+a}$$

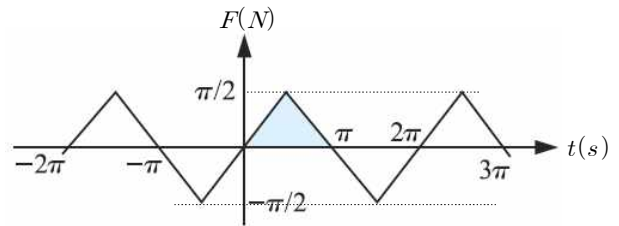
$$L\{\sin at\} = \frac{a}{s^2+a^2}, \quad L\{\cos at\} = \frac{s}{s^2+a^2}$$

4.[4점] Calculate the forced response  $x_p(t)$  of the undamped 1-DOF system given by

$$\ddot{x} + \omega_n^2 x = Bt \quad (t > 0)$$

using the Laplace transform method. ( $B > 0$ )

5.[4점] 다음 그림과 같은 주기적 가진력이 있다.



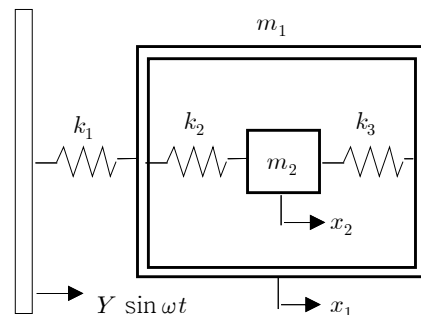
가진력  $F(t)$ 를 Fourier 급수로 나타낸다.

$$F(t) = \frac{a_0}{2} + \sum_{n=1}^{\infty} (a_n \cos n\omega_T t + b_n \sin n\omega_T t)$$

- (a) Fourier 계수  $a_0$ 가 0임을 계산으로 입증하기 위한 적분식을 표현하여야. (계산은 불필요)
- (b) 1자유도 비감쇠계에서 고유진동수가 10 rad/s이고, 단위 질량 당 가진력  $f(t)$ 가 다음과 같을 때, 정상상태(steady-state) 응답  $x_p(t)$ 를 구하여야. (변위 단위는 mm로 표현)

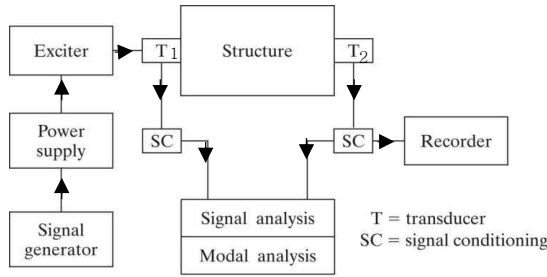
$$f(t) = \sin t - \frac{1}{3^2} \sin 3t + \dots \quad (\text{N/kg})$$

6.[8점] 그림과 같이, 집중질량체(질량  $m_2$ )가 스프링 2개(강성  $k_2$ 와  $k_3$ )를 통해 강체 상자(질량  $m_1$ )에 연결되어 있다. 강체 상자는 스프링(강성  $k_1$ )을 통해 벽면에 연결되어 있는데, 벽면이 변위  $y(t) = Y \sin \omega t$ 로 수평방향으로 진동한다. 스프링의 질량은 무시할 만하다, ( $Y > 0$ )



- (a,b) 상자와 집중질량체의 자유물체도(free-body diagram)를 각각 그리고, 뉴턴법칙에 근거하여 운동방정식을 유도해 구한 후 행렬(matrix)형태로 표현하여야.
- (c) 상자의 응답  $x_1(t)$ 의 진폭  $X_1$ 을 0으로 하기 위한 조건을 제시하여야.
- (d) 강성  $k_1$ 이 무한히 커서 진동변위  $x_1(t)$ 가  $y(t)$ 와 같을 때,  $x_2 - y = z$  라고 하여  $z(t)$ 의 진폭  $Z$ 와  $y(t)$ 의 진폭  $Y$ 의 비  $Z/Y$ 를 표현하여야.

1. (a) ①



- ② T<sub>1</sub> : 서술 (내용 : 힘 센서, 가진력에 대응하는 전기 신호 출력)
- T<sub>2</sub> : 서술 (내용 : 진동 센서, 진동 가속도 또는 진동 변위에 대응하는 전기 신호 출력)

- (b) ① 목적 : 반복 사용에 따른 제품의 성능을 실험적으로 예측  
사례 : 자동차 부품, 카 오디오, ...
- ② signal generator, power supply, exciter

2. (a) 부족감쇠계(0<ζ<1)의 경우, 감쇠비 ζ가 증가함에 따라

- ① 오버슈트(overshoot)이 작아진다. O.S. =  $\frac{F_0}{k} e^{-\frac{\pi \zeta}{\sqrt{1-\zeta^2}}}$  에서 음의 지수 증가
- ② 상승시간(rising time) t<sub>r</sub>가 길어진다.

$$t_r = \frac{1}{\sqrt{1-\zeta^2} \omega_n} \left( \pi - \tan^{-1} \frac{\sqrt{1-\zeta^2}}{\zeta} \right) \text{에서 분모 감소, } \left( \pi - \tan^{-1} \frac{\sqrt{1-\zeta^2}}{\zeta} \right) \text{ 증가}$$

- ③ 정착시간(settling time) t<sub>s</sub>가 짧아진다. t<sub>s</sub> ≈  $\frac{3.5}{\zeta \omega_n}$  에서 분모 증가

(b) 과도감쇠계(ζ>1)의 경우, 감쇠비 ζ가 감소함에 따라

정착시간(settling time) t<sub>s</sub>가 짧아진다. (MATLAB으로 관찰한 그래프)

3. (a)  $\dot{x}(t) = \frac{F_0}{k} \frac{e^{-\zeta \omega_n (t-t_0)}}{\sqrt{1-\zeta^2}} \{ \zeta \omega_n \cos[\omega_d (t-t_0) - \phi] + \omega_d \sin[\omega_d (t-t_0) - \phi] \}$

$$\dot{x}(t_p) = 0 \Rightarrow \zeta \omega_n \cos[\omega_d (t_p - t_0) - \phi] + \omega_d \sin[\omega_d (t_p - t_0) - \phi] = 0$$

$$\tan[\omega_d (t_p - t_0) - \phi] = \frac{-\zeta \omega_n}{\omega_d} \Rightarrow \omega_d (t_p - t_0) - \phi = n \pi + \tan^{-1} \frac{-\zeta}{\sqrt{1-\zeta^2}}$$

$$\omega_d (t_p - t_0) = n \pi + \tan^{-1} \frac{-\zeta}{\sqrt{1-\zeta^2}} + \tan^{-1} \frac{\zeta}{\sqrt{1-\zeta^2}} = n \pi \quad (\text{극대값 } n = 1, 3, 5, \dots)$$

$$\Rightarrow n = 1 \text{ 일 때, } t_{p1} - t_0 = \frac{\pi}{\omega_d}, \quad n = 3 \text{ 일 때, } t_{p2} - t_0 = \frac{3\pi}{\omega_d}$$

$$x_1 = x(t_{p1}) - x_{ss}(t) = \frac{F_0}{k} \left[ 1 - \frac{e^{-\zeta \omega_n \frac{\pi}{\omega_d}}}{\sqrt{1-\zeta^2}} \cos(\omega_d \frac{\pi}{\omega_d} - \phi) \right] - \frac{F_0}{k} = \dots = \frac{F_0}{k} e^{-\zeta \omega_n \frac{\pi}{\omega_d}}$$

$$x_2 = x(t_{p2}) - x_{ss}(t) = \frac{F_0}{k} \left[ 1 - \frac{e^{-\zeta \omega_n \frac{3\pi}{\omega_d}}}{\sqrt{1-\zeta^2}} \cos(\omega_d \frac{3\pi}{\omega_d} - \phi) \right] - \frac{F_0}{k} = \dots = \frac{F_0}{k} e^{-\zeta \omega_n \frac{3\pi}{\omega_d}}$$

$$\delta = \ln \frac{x_1}{x_2} = \ln \frac{\frac{F_0}{k} e^{-\zeta \omega_n \frac{\pi}{\omega_d}}}{\frac{F_0}{k} e^{-\zeta \omega_n \frac{3\pi}{\omega_d}}} = \ln e^{\zeta \omega_n \frac{2\pi}{\omega_d}} = \zeta \omega_n \frac{2\pi}{\omega_d} = \frac{2\pi \zeta}{\sqrt{1-\zeta^2}}$$

<다른 방법> 피크(peak)에서  $\cos[\dots] \approx -1$

$$x_1 = x(t_1) - x_{ss}(t) = \frac{F_0}{k} \left\{ 1 + \frac{e^{-\zeta\omega_n(t_1-t_0)}}{\sqrt{1-\zeta^2}} \right\} - \frac{F_0}{k} = \frac{F_0}{k\sqrt{1-\zeta^2}} e^{-\zeta\omega_n(t_1-t_0)}$$

$$x_2 = x(t_2) - x_{ss}(t) = x(t_1+T) - x_{ss}(t) = \frac{F_0}{k\sqrt{1-\zeta^2}} e^{-\zeta\omega_n(t_1-t_0+T)}$$

$$\delta = \ln \frac{x_1}{x_2} = \ln \frac{\frac{F_0}{k\sqrt{1-\zeta^2}} e^{-\zeta\omega_n(t_1-t_0)}}{\frac{F_0}{k\sqrt{1-\zeta^2}} e^{-\zeta\omega_n(t_1-t_0+T)}} = \ln e^{\zeta\omega_n T} = \zeta\omega_n T = \zeta\omega_n \frac{2\pi}{\omega_d} = \frac{2\pi\zeta}{\sqrt{1-\zeta^2}}$$

(b) ① 공통점 : 서술 (내용 : 계단함수하중  $m_d g$ 의 부족감쇠 응답(step response),

정지상태 기준으로 정적 처짐  $\frac{m_d g}{k}$ 에 수렴하는 정상상태(steady-state) 응답)

② 차이점 : 서술 (내용 : 전체 질량 증가  $\rightarrow$  고유진동수 감소  $\rightarrow$  응답의 진동 주기 증가,

최초 위치 기준으로 정상상태 응답  $x_{ss}(t)$  증가  $x_2(t) = \frac{m_d g}{k} + \Delta x_2(t)$  )

4. ramp 하중  $f(t) = Bt$  ( $t > 0$ )

$$F(s) = B L[t] = B \frac{1}{s^2}$$

$$X(s) = B \frac{1}{s^2 + \omega_n^2} \frac{1}{s^2} = B \left[ \frac{as + b}{s^2} + \frac{cs + d}{s^2 + \omega_n^2} \right]$$

$$(as + b)(s^2 + \omega_n^2) + (cs + d)s^2 = 1$$

$$(a+c)s^3 + (b+d)s^2 + \omega_n^2 as + \omega_n^2 b = 1$$

$$a+c = 0 \dots \textcircled{1}, \quad b+d = 0 \dots \textcircled{2}, \quad \omega_n^2 a = 0 \dots \textcircled{3}, \quad \omega_n^2 b = 1 \dots \textcircled{4}$$

$$\textcircled{4} \Rightarrow b = \frac{1}{\omega_n^2}, \quad \textcircled{3} \Rightarrow a = 0, \quad \textcircled{2} \Rightarrow d = -b = -\frac{1}{\omega_n^2}, \quad \textcircled{1} \Rightarrow c = -a = 0,$$

$$X(s) = \frac{B}{\omega_n^2} \left[ \frac{1}{s^2} - \frac{1}{s^2 + \omega_n^2} \right] = \frac{B}{\omega_n^2} \left[ \frac{1}{s^2} - \frac{1}{\omega_n} \frac{\omega_n}{s^2 + \omega_n^2} \right]$$

$$x_p(t) = L^{-1}[X(s)] = \frac{B}{\omega_n^2} L^{-1} \left[ \frac{1}{s^2} - \frac{1}{\omega_n} \frac{\omega_n}{s^2 + \omega_n^2} \right]$$

$$= \frac{B}{\omega_n^2} \left\{ L^{-1} \left[ \frac{1}{s^2} \right] - \frac{1}{\omega_n} L^{-1} \left[ \frac{\omega_n}{s^2 + \omega_n^2} \right] \right\}$$

$$= \frac{B}{\omega_n^2} \left( t - \frac{1}{\omega_n} \sin \omega_n t \right)$$

감쇠계의 정상상태(steady-state)응답에 해당하는 응답  $x_{ss}(t)$ 를 구한다면

$$X_{ss}(s) = \frac{B}{\omega_n^2} \frac{1}{s^2}$$

$$x_{ss}(t) = L^{-1}[X_{ss}(s)] = \frac{B}{\omega_n^2} L^{-1} \left[ \frac{1}{s^2} \right] = \frac{B}{\omega_n^2} t$$

5. (a)  $T = 2\pi$  s,  $\omega_T = \frac{2\pi}{T} = \frac{2\pi}{2\pi} = 1$  rad/s

$$F_1(t) = t \quad (0 \leq t \leq \frac{\pi}{2}), \quad F_2(t) = \pi - t \quad (\frac{\pi}{2} \leq t \leq \frac{3\pi}{2}), \quad F_3(t) = t - 2\pi \quad (\frac{3\pi}{2} \leq t \leq 2\pi)$$

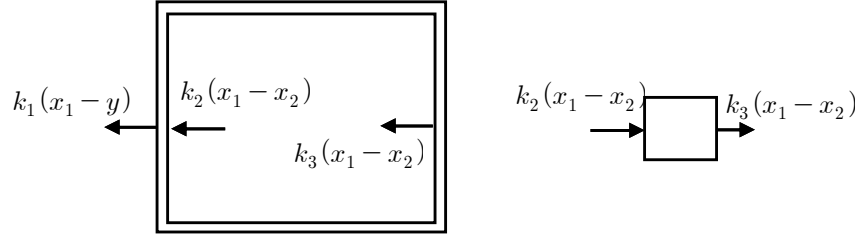
$$a_0 = \frac{2}{T} \int_0^T F(t) dt = \frac{2}{2\pi} \left[ \int_0^{\frac{\pi}{2}} t dt + \int_{\frac{\pi}{2}}^{\frac{3\pi}{2}} (\pi - t) dt + \int_{\frac{3\pi}{2}}^{2\pi} (t - 2\pi) dt \right]$$

$$\begin{aligned} \text{(불필요한 계산)} &= \frac{1}{\pi} \left\{ \left[ \frac{1}{2} t^2 \right]_0^{\frac{\pi}{2}} + \left[ -\frac{1}{2} (\pi - t)^2 \right]_{\frac{\pi}{2}}^{\frac{3\pi}{2}} + \left[ \frac{1}{2} (t - 2\pi)^2 \right]_{\frac{3\pi}{2}}^{2\pi} \right\} \\ &= \frac{1}{\pi} \left\{ \frac{1}{2} \left[ \left( \frac{\pi}{2} \right)^2 - 0 \right] - \frac{1}{2} \left[ \left( -\frac{\pi}{2} \right)^2 - \left( \frac{\pi}{2} \right)^2 \right] + \frac{1}{2} \left[ 0 - \left( \frac{\pi}{2} \right)^2 \right] \right\} = 0 \end{aligned}$$

(b)  $f(t) = \sin t - \frac{1}{3^2} \sin 3t + \dots$ ,  $\omega_n = 10$  rad/s

$$\begin{aligned} x_p(t) &= \frac{f_1}{\omega_n^2 - \omega_T^2} \sin t - \frac{f_2}{\omega_n^2 - (3\omega_T)^2} \sin 3t + \dots \\ &= \frac{1}{10^2 - 1^2} \sin t - \frac{\frac{1}{9}}{10^2 - 3^2} \sin 3t + \dots \text{ m} \\ &= 0.01010 \sin t - 0.001221 \sin 3t + \dots \text{ m} \\ &= 10.10 \sin t - 1.221 \sin 3t + \dots \text{ mm} \end{aligned}$$

6. (a)



$$(b) \quad m_1 \ddot{x}_1 = -k_1(x_1 - Y \sin \omega t) - k_2(x_1 - x_2) - k_3(x_1 - x_2)$$

$$\Rightarrow \quad m_1 \ddot{x}_1 + (k_1 + k_2 + k_3)x_1 - (k_2 + k_3)x_2 = k_1 Y \sin \omega t$$

$$m_2 \ddot{x}_2 = -k_2(x_2 - x_1) - k_3(x_2 - x_1)$$

$$\Rightarrow \quad m_2 \ddot{x}_2 - (k_2 + k_3)x_1 + (k_2 + k_3)x_2 = 0$$

$$\begin{bmatrix} m_1 & 0 \\ 0 & m_2 \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} \ddot{x}_1 \\ \ddot{x}_2 \end{Bmatrix} + \begin{bmatrix} k_1 + k_2 + k_3 & -(k_2 + k_3) \\ -(k_2 + k_3) & (k_2 + k_3) \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} k_1 Y \sin \omega t \\ 0 \end{Bmatrix}$$

(c) (특수)해의 형태

$$x_1(t) = X_1 \sin \omega t, \quad x_2(t) = X_2 \sin \omega t$$

$$-m_1 \omega^2 X_1 + (k_1 + k_2 + k_3)X_1 - (k_2 + k_3)X_2 = k_1 Y, \quad -m_2 \omega^2 X_2 - (k_2 + k_3)X_1 + (k_2 + k_3)X_2 = 0$$

$$\begin{bmatrix} -m_1 \omega^2 + (k_1 + k_2 + k_3) & -(k_2 + k_3) \\ -(k_2 + k_3) & -m_2 \omega^2 + (k_2 + k_3) \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} X_1 \\ X_2 \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} k_1 Y \\ 0 \end{Bmatrix}$$

$$D_0 = \begin{vmatrix} -m_1 \omega^2 + (k_1 + k_2 + k_3) & -(k_2 + k_3) \\ -(k_2 + k_3) & -m_2 \omega^2 + (k_2 + k_3) \end{vmatrix},$$

$$D_1 = \begin{vmatrix} k_1 Y & -(k_2 + k_3) \\ 0 & -m_2 \omega^2 + (k_2 + k_3) \end{vmatrix} = k_1 Y [-m_2 \omega^2 + (k_2 + k_3)] = k_1 Y m_2 (\omega_{II}^2 - \omega^2), \quad \omega_{II} = \sqrt{\frac{k_2 + k_3}{m_2}}$$

$$\text{진폭 } X_1 = \frac{D_1}{D_0} = \frac{k_1 Y}{m_1} \frac{\omega_{II}^2 - \omega^2}{D_0 / (m_1 m_2)}$$

$$\sqrt{\frac{k_2 + k_3}{m_2}} = \omega \text{ 일 때, } X_1 = 0$$

(d)  $m_2 \ddot{x}_2 = -k_2(x_2 - x_1) - k_3(x_2 - x_1)$  에서,  $x_2 - x_1 = x_2 - y = z$ ,  $\ddot{x}_2 = \ddot{y} + \ddot{z}$

$$m_2 \ddot{z} + (k_2 + k_3)z = -m_2 \ddot{y} = m_2 \omega^2 Y \sin \omega t$$

$$\ddot{z} + \omega_{II}^2 z = \omega^2 Y \sin \omega t, \quad z(t) = Z \sin(\omega t - \theta) \quad (\omega_{II} > \omega \text{ 일 때 } \theta=0, \omega_{II} < \omega \text{ 일 때 } \theta=\pi)$$

$$-\omega^2 Z \sin(\omega t - \theta) + \omega_{II}^2 Z \sin(\omega t - \theta) = \omega^2 Y \sin \omega t$$

$$\Rightarrow \quad (\omega_{II}^2 - \omega^2) Z \sin(\omega t - \theta) = \omega^2 Y \sin \omega t$$

$$\Rightarrow \quad |\omega_{II}^2 - \omega^2| Z = \omega^2 Y$$

$$\Rightarrow \quad \frac{Z}{Y} = \frac{\omega^2}{|\omega_{II}^2 - \omega^2|} = \frac{\omega^2}{\left| \frac{k_2 + k_3}{m_2} - \omega^2 \right|}$$