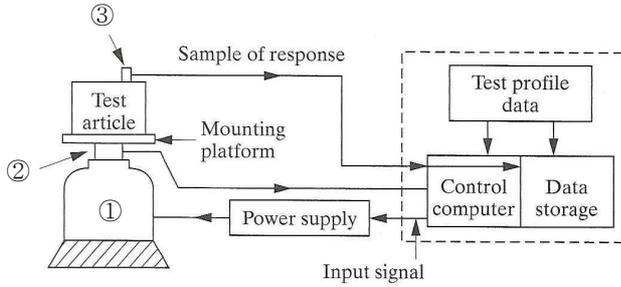


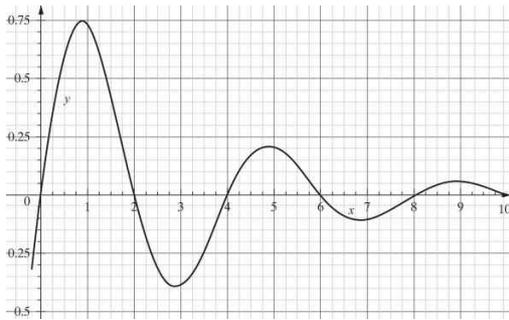
1.[3점] 진동실험 중 ‘내구성 시험’과 ‘시스템 진단’에 관한 다음 질문에 영어 또는 한국어로 답하여라.

(a) 진동 내구성(endurance) 시험 장비를 다음과 같이 구성하는 경우에 ①, ②, ③에 적합한 명칭은 각각 무엇인가?



(b) 다음 문장의 빈 칸에 적합한 단어는 각각 무엇인가?
Another use of vibration testing is diagnostics or machine health (①). If a system's frequencies are measured and monitored over a period of time and a change is observed, then some change in the system's (②) or (③) must be the cause. A change in (③) could imply a cracked or malfunctioning part and a change in (②) might reflect excessive wear.

2.[4점] 스프링-질량체-감쇠기로 구성된 1자유도계에서 질량체에 가해진 충격하중에 의한 진동응답 측정 결과가 $x-y$ 그래프로 나와 있다. x 축의 시간은 초(s) 단위이고, y 축의 변위는 cm 단위이다.



(a) 이 시스템의 감쇠비 ζ 와 비감쇠고유진동수 ω_n 을 구하여라. (시간 측정은 곡선이 x 축과 만나는 시점에서 행함)
(b) 곡선의 첫 번째 극대값(peak)은 몇 초(s)에 나타났는지를 충격하중응답 식 $x(t)$ 로부터 유도하여 구하여라.

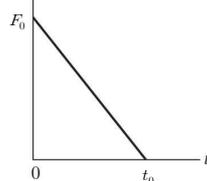
3.[2점] 1자유도 감쇠계에서 질량과 강성이 일정할 때, 감쇠비 ζ 값이 증가함에 따라, 계단함수하중 응답(step response) 그래프에서 다음 사항의 변화 경향과 그 근거를 제시하여라.

- (a) 부족감쇠계($0 < \zeta < 1$)의 경우, 정점시간(peak time)
- (b) 과도감쇠계($\zeta > 1$)의 경우, 정착시간(settling time)

4.[4점] 질량이 m 이고 고유진동수가 ω_n 인 $F(t)$ 1자유도 비감쇠(undamped)계에 다음과 같이 가진력 $F(t)$ 가 가해진다.

$$0 \leq t < t_0 \text{ 에서 } F(t) = F_0 \left(1 - \frac{t}{t_0}\right)$$

$$t \geq t_0 \text{ 에서 } F(t) = 0$$



두 구간에서 응답 $x(t)$ 를 구하기 위한 합성곱 적분(convolution integral)식을 두 가지씩 제시하여라. (적분 계산 불필요)

- (a) $0 \leq t < t_0$ 구간에서
- (b) $t \geq t_0$ 구간에서

Laplace 변환 (또는 역변환)에 활용될 수 있는 공식

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

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

5.[5점] 다음 운동방정식으로 표현되는 1 자유도 비감쇠계의 강제응답 $x_p(t)$ 를 Laplace 변환법으로 구하여라.

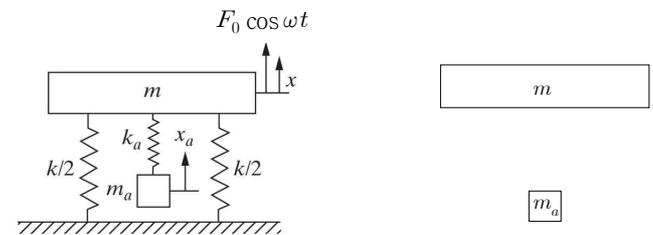
$$\ddot{x} + \omega_n^2 x = f_1 \cos \omega t + \hat{f}_2 \delta\left(t - \frac{\pi}{2\omega}\right) \quad (\omega \neq \omega_n, t > 0)$$

- (a) $0 < t < \frac{\pi}{2\omega}$ 일 때
- (b) $t > \frac{\pi}{2\omega}$ 일 때

6.[4점] 1자유도 비감쇠계에서 고유진동수가 20 rad/s이고, 단위질량 당 가진력 $f(t)$ 가 다음과 같을 때, 가진력에 의한 응답 $x_p(t)$ 를 구하여라. (단위 주의)

$$f(t) = \frac{3}{2} + \sum_{n=1}^{\infty} \left(\frac{-3}{n\pi}\right) \sin 2nt \quad (\text{N/kg})$$

7.[6점] 질량이 m 인 테이블 판이 등가강성이 k 인 스프링 받침 위에 놓여 있고, 회전불균형에 의해 조화가진력 $F_0 \cos \omega t$ 에 의해 진동한다. 테이블 판의 진동을 저감시키기 위해 질량 m_a 와 강성 k_a 인 스프링으로 이루어진 1자유도계를 왼쪽 그림과 같이 테이블에 매단다. 중력은 결과에 영향을 주지 않으므로 고려하지 않는다.



(a) 두 질량체의 자유물체도(F.B.D.)를 오른쪽 그림에 각각 그리고, 뉴턴법칙에 근거하여 운동방정식을 유도해 구한 후 행렬(matrix)형태로 표현하여라. (주어진 기호로 표현함)
(b) 부가질량 m_a 의 진폭 X_a 가 다음과 같다.

$$X_a = \frac{k_a F_0}{(k+k_a-m\omega^2)(k_a-m_a\omega^2)-k_a^2}$$

테이블의 진폭 X 가 0일 때, 부가질량의 강제진동 응답 $x_a(t)$ 를 표현하여라.

(c) $m = 400 \text{ kg}$, $m_a = 10 \text{ kg}$, $k = 2,000 \text{ N/m}$ ($= 2 \text{ kN/m}$), $k_a = 900 \text{ N/m}$ 일 때, 위의 2자유도계의 고유진동수 ω_1 과 ω_2 를 계산하여 구하여라.

1. (a) ① 가진기(shaker 또는 exciter), ② 힘 변환기(load cell 또는 force transducer),
 ③ 가속도계(accelerometer)
 (b) ① 감시(monitoring), ② 질량(mass), ③ 강성(stiffness)

2. (a) 그래프로부터 $T = 4 \text{ s}$, $x_1 = 0.75 \text{ cm}$, $x_2 = 0.21 \text{ cm}$

$$\delta = \ln \frac{x_1}{x_2} = \ln \frac{0.75}{0.21} = \ln 3.571 = 1.273$$

$$\zeta = \frac{\delta}{\sqrt{4\pi^2 + \delta^2}} = \frac{(1.273)}{\sqrt{4\pi^2 + (1.273)^2}} = 0.19856 \quad \Rightarrow \quad \zeta = 0.1986$$

$$\omega_d = \frac{2\pi \text{ rad}}{T} = \frac{2\pi \text{ rad}}{4 \text{ s}} = \frac{\pi}{2} \text{ rad/s} = 1.571 \text{ rad/s}$$

$$\omega_n = \frac{\omega_d}{\sqrt{1-\zeta^2}} = \frac{1.571 \text{ rad/s}}{\sqrt{1-0.19856^2}} = 1.6027 \text{ rad/s} \quad \Rightarrow \quad \omega_n = 1.603 \text{ rad/s}$$

$$(\text{또는 } \zeta = \frac{\delta}{2\pi} = \frac{1.273}{2\pi} = 0.203, \quad \omega_n = \frac{1.571 \text{ rad/s}}{\sqrt{1-0.203^2}} = 1.604 \text{ rad/s})$$

$$(b) x(t) = \frac{\hat{F}}{m\omega_d} e^{-\zeta\omega_n t} \sin \omega_d t, \quad \dot{x}(t) = \frac{\hat{F}}{m\omega_d} e^{-\zeta\omega_n t} (-\zeta\omega_n \sin \omega_d t + \omega_d \cos \omega_d t)$$

$$\dot{x}(t_1) = 0 \quad \Rightarrow \quad -\zeta\omega_n \sin \omega_d t_1 + \omega_d \cos \omega_d t_1 = 0$$

$$\tan \omega_d t_1 = \frac{\omega_d}{\zeta\omega_n} = \frac{\sqrt{1-\zeta^2}}{\zeta} = \frac{\sqrt{1-0.1986^2}}{0.1986} = 4.935$$

$$\omega_d t_1 = \tan^{-1}(4.935) = 1.371 \text{ rad}$$

$$t_1 = \frac{\omega_d t_1}{\omega_d} = \frac{1.371 \text{ rad}}{1.571 \text{ rad/s}} = 0.8726 \text{ s} \quad \Rightarrow \quad t_1 = 0.873 \text{ s}$$

$$(\text{또는 } \frac{\sqrt{1-0.203^2}}{0.203} = 4.824, \quad \tan^{-1}(4.824) = 1.366 \text{ rad}, \quad \frac{1.366 \text{ rad}}{1.571 \text{ rad/s}} = 0.870 \text{ s})$$

3. (a) 부족감쇠계($0 < \zeta < 1$)의 경우, 감쇠비 ζ 가 증가함에 따라

정점시간(peak time) t_p 가 길어진다. 근거: $t_p = \frac{\pi}{\omega_d} (= \frac{\pi}{\omega_n \sqrt{1-\zeta^2}})$ 에서 분모 감소

(b) 과도감쇠계($\zeta > 1$)의 경우, 감쇠비 ζ 가 증가함에 따라

정착시간(settling time) t_s 가 길어진다. 근거 : (MATLAB으로 관찰한 그래프 제시)

4. (a) $0 \leq t < t_0$

$$\textcircled{1} x(t) = \frac{F_0}{m\omega_n} \int_0^t \left(1 - \frac{\tau}{t_0}\right) \sin \omega_n (t - \tau) d\tau$$

$$\textcircled{2} 0 < t - \tau < t \quad \Rightarrow \quad 0 < \tau < t, \quad x(t) = \frac{F_0}{m\omega_n} \int_0^t \left(1 - \frac{t-\tau}{t_0}\right) \sin \omega_n \tau d\tau$$

(b) $t \geq t_0$

$$\textcircled{1} x(t) = \frac{F_0}{m\omega_n} \int_0^{t_0} \left(1 - \frac{\tau}{t_0}\right) \sin \omega_n (t - \tau) d\tau$$

$$\textcircled{2} 0 < t - \tau < t_0 \quad \Rightarrow \quad t - t_0 < \tau < t, \quad x(t) = \frac{F_0}{m\omega_n} \int_{t-t_0}^t \left(1 - \frac{t-\tau}{t_0}\right) \sin \omega_n \tau d\tau$$

5. (a) $\ddot{x}(t) + \omega_n^2 x(t) = f_1 \cos \omega t \quad (\omega \neq \omega_n)$

L 변환 $\Rightarrow s^2 X(s) + \omega_n^2 X(s) = f_1 \frac{s}{s^2 + \omega^2}$

$$X(s) = f_1 \frac{s}{(s^2 + \omega_n^2)(s^2 + \omega^2)} = f_1 \left[\frac{As + B}{s^2 + \omega_n^2} + \frac{Cs + D}{s^2 + \omega^2} \right]$$

$$(As + B)(s^2 + \omega^2) + (Cs + D)(s^2 + \omega_n^2) = s$$

$$A + C = 0, \quad B + D = 0, \quad \omega^2 A + \omega_n^2 C = 1, \quad \omega^2 B + \omega_n^2 D = 0$$

$$\Rightarrow C = -A, \quad (\omega^2 - \omega_n^2) A = 1 \quad \Rightarrow \quad A = \frac{1}{\omega^2 - \omega_n^2}, \quad C = -\frac{1}{\omega^2 - \omega_n^2}$$

$$D = -B, \quad (\omega^2 - \omega_n^2) B = 0 \quad \Rightarrow \quad B = 0, \quad D = 0$$

$$X(s) = \frac{f_1}{\omega^2 - \omega_n^2} \left[\frac{s}{s^2 + \omega_n^2} - \frac{s}{s^2 + \omega^2} \right]$$

$$X_p(s) = \frac{f_1}{\omega^2 - \omega_n^2} \left[-\frac{s}{s^2 + \omega^2} \right] = \frac{f_1}{\omega_n^2 - \omega^2} \frac{s}{s^2 + \omega^2}$$

$$x_p(t) = L^{-1}[X_p(s)] = \frac{f_1}{\omega_n^2 - \omega^2} L^{-1} \left[\frac{s}{s^2 + \omega^2} \right] = \frac{f_1}{\omega_n^2 - \omega^2} \cos \omega t$$

(b) $\ddot{x}_2(t) + \omega_n^2 x_2(t) = \hat{f}_2 \delta(t - \frac{\pi}{2\omega})$

L 변환 $\Rightarrow s^2 X_2(s) + \omega_n^2 X_2(s) = \hat{f}_2 e^{-\frac{\pi}{2\omega}s}$

$$X_2(s) = \hat{f}_2 \frac{1}{(s^2 + \omega_n^2)} e^{-\frac{\pi}{2\omega}s} = \frac{\hat{f}_2}{\omega_n} \frac{\omega_n}{(s^2 + \omega_n^2)} e^{-\frac{\pi}{2\omega}s}$$

$$x_2(t) = L^{-1}[X_2(s)] = \frac{\hat{f}_2}{\omega_n} \sin \omega_n (t - \frac{\pi}{2\omega})$$

$$x_p(t) = x_p(t) + x_2(t) = \frac{f_1}{\omega_n^2 - \omega^2} \cos \omega t + \frac{\hat{f}_2}{\omega_n} \sin \omega_n (t - \frac{\pi}{2\omega})$$

6. $\omega_n = 20 \text{ rad/s}$

$$f(t) = \frac{3}{2} + \sum_{n=1}^{\infty} \left(\frac{-3}{n\pi} \right) \sin 2nt \quad (\text{N/kg})$$

$$x_p(t) = x_0 + \sum_{n=1}^{\infty} X_n \sin(2nt - \theta_n)$$

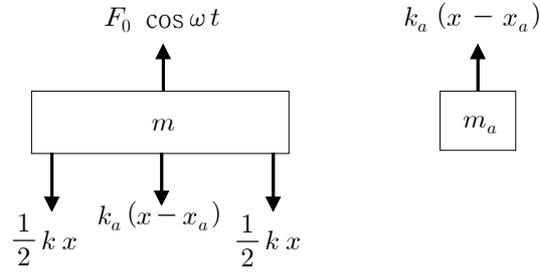
$$x_0 = \frac{F_0}{k} = \frac{m f_0}{k} = \frac{f_0}{\omega_n^2} = \frac{1.5 \text{ N/kg}}{(20 \text{ rad/s})^2} = 0.00375 \text{ m}$$

$$X_n = \frac{b_n}{\omega_n^2 - (n\omega_T)^2} = \frac{\frac{-3}{n\pi} \text{ N/kg}}{(20 \text{ rad/s})^2 - (2n \text{ rad/s})^2} = -\frac{3}{n\pi(400 - 4n^2)} \text{ m}$$

비감쇠 $\Rightarrow \theta_n = 0$

$$x_p(t) = 0.00375 - \sum_{n=1}^{\infty} \frac{3}{4n\pi(100 - n^2)} \sin 2nt \quad (\text{m})$$

7. (a)



$$m \ddot{x} = -\frac{1}{2}kx - \frac{1}{2}kx - k_a(x - x_a) + F_0 \cos \omega t$$

$$\Rightarrow m \ddot{x} + (k + k_a)x - k_a x_a = F_0 \cos \omega t$$

$$m_a \ddot{x}_a = k_a(x - x_a)$$

$$\Rightarrow m_a \ddot{x}_a - k_a x + k_a x_a = 0$$

$$\begin{bmatrix} m & 0 \\ 0 & m_a \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} \ddot{x} \\ \ddot{x}_a \end{Bmatrix} + \begin{bmatrix} k+k_a & -k_a \\ -k_a & k_a \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} x \\ x_a \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} F_0 \cos \omega t \\ 0 \end{Bmatrix}$$

(b) $\sqrt{\frac{k_a}{m_a}} = \omega$, $\Leftrightarrow k_a - m_a \omega^2 = 0$ 일 때

$$X_a = \frac{k_a F_0}{(k + k_a - m\omega^2)(0) - k_a^2} = -\frac{F_0}{k_a}$$

$$x_a(t) = X_a \cos \omega t = -\frac{F_0}{k_a} \cos \omega t$$

(c) $m = 400 \text{ kg}$, $m_a = 10 \text{ kg}$, $k = 2,000 \text{ N/m}$, $k_a = 900 \text{ N/m}$

$$\begin{bmatrix} m & 0 \\ 0 & m_a \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} \ddot{x}(t) \\ \ddot{x}_a(t) \end{Bmatrix} + \begin{bmatrix} k+k_a & -k_a \\ -k_a & k_a \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} x(t) \\ x_a(t) \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} 0 \\ 0 \end{Bmatrix}, \quad \begin{Bmatrix} x(t) \\ x_a(t) \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} u \\ u_a \end{Bmatrix} e^{\pm j\omega_n t}$$

$$\begin{bmatrix} -\omega_n^2 m + (k+k_a) & -k_a \\ -k_a & -\omega_n^2 m_a + k_a \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} u \\ u_a \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} 0 \\ 0 \end{Bmatrix}$$

$$\det \begin{bmatrix} -\omega_n^2 m + (k+k_a) & -k_a \\ -k_a & -\omega_n^2 m_a + k_a \end{bmatrix}$$

$$= (-\omega_n^2 m + k + k_a)(-\omega_n^2 m_a + k_a) - (-k_a)(-k_a) = 0$$

$$\Rightarrow m m_a \omega_n^4 - (m k_a + m_a k + m_a k_a) \omega_n^2 + k k_a = 0$$

$$(400)(10)\omega_n^4 - [(400)(900) + (10)(2,000) + (10)(900)]\omega_n^2 + (2,000)(900) = 0$$

$$\Rightarrow 4 \times 10^3 \omega_n^4 - 389 \times 10^3 \omega_n^2 + 1,800 \times 10^3 = 0$$

$$\omega_n^2 = \frac{1}{2(4)} [389 \pm \sqrt{(389)^2 - 4(4)(1,800)}] = 4.87, 92.38 \text{ (rad/s)}^2$$

$$\omega_1 = 2.21 \text{ rad/s}, \quad \omega_2 = 9.61 \text{ rad/s}$$