

1.[2점] 진동에 관한 다음 물음에 답하여라.

(a) 점성감쇠기(viscous damper)의 ①구조, ②기능, ③활용에 대해 각각 한 문장으로 서술하여라.

(b) 음압(sound pressure)이  $p_1$ 인 소리의 음압레벨이 70 dB 이고 음압이  $p_2$ 인 소리의 음압레벨이 82 dB 이라면,

$\frac{p_2}{p_1}$ 는 얼마인가? (유효숫자 2자리로 답을 제시함.)

2.[6점] 진동에 관한 다음 설명이 맞으면 O표, 틀리면 X표를 ( )안에 하되, 판단 근거를 제시하라. (답이 맞고 판단 근거도 타당해야만 득점)

(a) ‘자유도(DOF, degree-of-freedom)’란 운동을 완전히 묘사하는 데에 필요한 독립 좌표 개수이고, ‘기계진동학’ 과목에서 주로 1자유도계를 공부하는 이유는 실제 물리계에 1자유도계가 많기 때문이다. ( )  
판단 근거 :

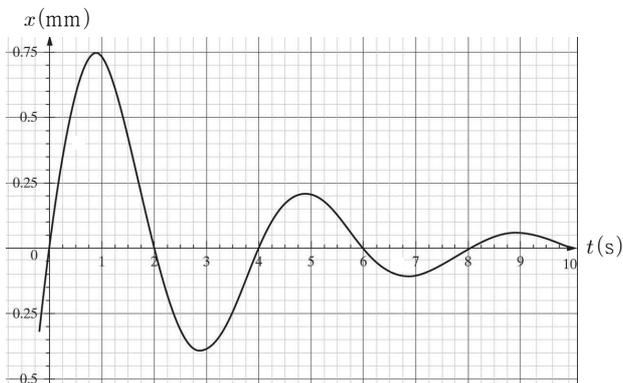
(b) 스프링에 집중질량체가 매달려 있지 않아도 스프링의 분포질량에 의해서 자유진동 할 수 있다. ( )  
판단 근거 :

(c) ‘그린카(green car)’란 엔진 효율이 높고 연비가 좋아서 소음진동이 작고 이산화탄소 배출량이 적은 친환경 자동차이다. ( )  
판단 근거 :

3.[6점] Consider a 1-DOF (degree-of-freedom) spring-mass-damper system. The free response has the following form.

$$x(t) = A e^{-\zeta\omega_n t} \sin(\omega_d t + \phi)$$

(a) 자유응답 그래프가 다음과 같을 때,  $A$ ,  $\phi$ ,  $\omega_n$ ,  $\omega_d$ ,  $\zeta$  중 값을 알 수 있는 기호 2개의 의미와 값을 제시하여라.



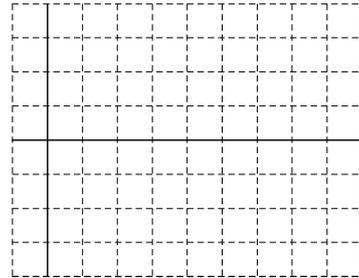
(b,c) For the system with the undamped natural frequency  $\omega_n = 1,600$  rad/s and the damping ratio  $\zeta = 0.280$ , determine the amplitude  $A$  in mm and phase  $\phi$  in radian when the initial displacement  $x_0$  is 4.50 mm and the initial velocity  $v_0$  is  $-5.85$  m/s ( $= -5,850$  mm/s).

4.[6점] 다음 물음에 답하여라.

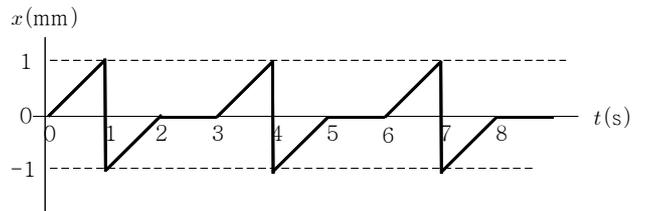
(a) 1자유도 비감쇠계에서 정지하고 있던 질량체에  $t=0$  일 때의 초기가진에 의한 자유응답이 다음과 같다.

$$x(t) = 1.5 \cos(3.14 t - 1.57) \text{ (mm)}$$

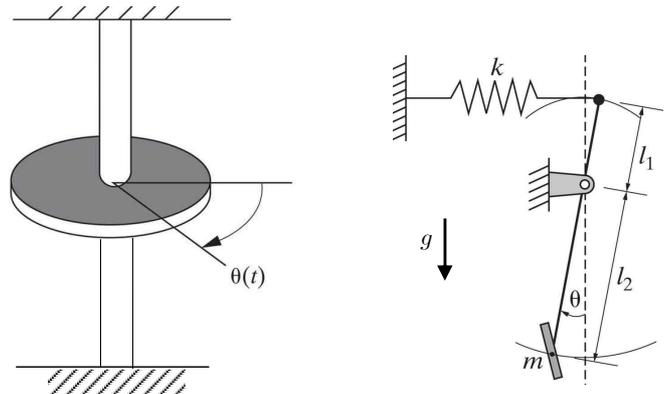
처음 한 주기 동안의 결과를 그래프로 나타내어라.



(b) 그림과 같은 주기적 신호의 RMS 진폭  $x_{rms}$ 를 계산하여 구하여라.



(c) 그림과 같이 2개의 탄성 축(shaft) 사이에 강체 원판이 결합되어 비틀림 진동을 한다. 축의 길이는 각각  $L$ 이고 질량은 무시될 만하며, 전단탄성계수는  $G$ 이고, 축 단면의 지름이  $d$ 이어서 극관성모멘트(polar moment of inertia)는  $\frac{\pi}{32}d^4$ 이다. 강체 원판의 질량은  $m$ 이고 반지름은  $R$ 이다. 축의 비틀림 진동에 대한 고유진동수  $\omega_n$ 을 구하여라. (최종 답은 주어진 기호만 으로 표현함)



5.[6점] 비행기의 제어 페달이 그림과 같이 1자유도계로 단순화될 수 있다. 강체 레버( $l_1+l_2$ )와 스프링( $k$ )의 질량은 무시될 만하고, 페달( $m$ )은 집중질량으로 간주된다.  $\theta=0$ 일 때 스프링은 변형되지 않은 상태이다.

(a) 운동에너지(kinetic energy)  $T$ 와 위치에너지(potential energy)  $U$ 를 주어진 기호로 표현하여라.

(b) 레버에 대한 자유물체도(free-body diagram)를 아래에 작성하여라.

(c) 뉴턴법칙에 의해 운동방정식을 유도하고, 각 변위  $\theta$ 가 매우 작을 때 방정식을 선형화(linearize) 하여라.

1. (a) 서술 : 핵심어 ① 점성유체(oil), 피스톤, ② 속도, 저항력(감쇠력), ③ (활용 사례)

(b)  $SPL_1 = 70 \text{ dB}, \quad SPL_2 = 82 \text{ dB}$

$$SPL_1 = 20 \log \frac{p_1}{p_0}, \quad SPL_2 = 20 \log \frac{p_2}{p_0}$$

$$SPL_2 - SPL_1 = 20 \log \frac{p_2}{p_0} - 20 \log \frac{p_1}{p_0} = 20 \left[ \log \frac{p_2}{p_0} - \log \frac{p_1}{p_0} \right] = 20 \log \frac{p_2}{p_1}$$

$$\Rightarrow \log \frac{p_2}{p_1} = \frac{SPL_2 - SPL_1}{20} = \frac{82 - 70}{20} = 0.6 \quad \Rightarrow \quad \frac{p_2}{p_1} = 10^{0.6} = 3.98 \approx 4.0$$

2. (a) X      다자유도계 또는 연속계, 관심사

(b) O      등가질량  $m_e = \frac{1}{3} m_s, \quad \omega_n = \sqrt{\frac{k}{m_e}}$

(c) X      경량화  $\Rightarrow$  소음진동 불리

3. (a)  $x(0) = 0 \quad \Rightarrow \quad A \sin \phi = 0 \quad \Rightarrow \quad$  위상(phase)  $\phi = 0$

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

감쇠고유진동수(damped natural frequency)

(b,c)  $\omega_n = 1,600 \text{ rad/s}, \quad \zeta = 0.280, \quad x_0 = 4.50 \text{ mm}, \quad v_0 = -5,850 \text{ mm/s}.$

$$\omega_d = \sqrt{1 - \zeta^2} \omega_n = \sqrt{1 - 0.280^2} (1,600 \text{ rad/s}) = 1,536 \text{ rad/s}$$

$$\zeta \omega_n = (0.280) (1,600 \text{ rad/s}) = 448 \text{ rad/s}$$

$$x(t) = A e^{-\zeta \omega_n t} \sin(\omega_d t + \phi)$$

$$\dot{x}(t) = A e^{-\zeta \omega_n t} [-\zeta \omega_n \sin(\omega_d t + \phi) + \omega_d \cos(\omega_d t + \phi)]$$

$$x(0) = A \sin \phi = x_0 = 4.50 \text{ mm} > 0 \quad \dots \textcircled{1}$$

$$\dot{x}(0) = A [-\zeta \omega_n \sin \phi + \omega_d \cos \phi] = v_0$$

$$\Rightarrow \quad A \cos \phi = \frac{v_0 + \zeta \omega_n x_0}{\omega_d} = \frac{(-5,850 \text{ mm/s}) + (448 \text{ rad/s})(4.50 \text{ mm})}{1,536 \text{ rad/s}}$$

$$= -2.50 \text{ mm} < 0 \quad \dots \textcircled{2}$$

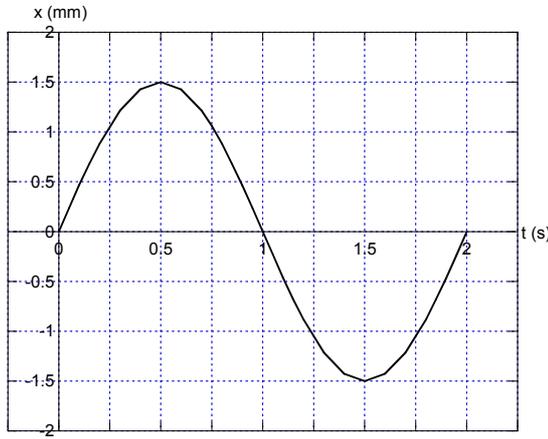
$\sin \phi > 0$  이고  $\cos \phi < 0$  이므로,  $\phi$ 는 2사분면의 각도이어야 함.

$$\textcircled{1}^2 + \textcircled{2}^2 \quad \Rightarrow \quad A = \sqrt{(4.50 \text{ mm})^2 + (-2.50 \text{ mm})^2} = 5.148 \text{ mm} \approx 5.15 \text{ mm}$$

$$\textcircled{1} \div \textcircled{2} \quad \Rightarrow \quad \phi = \tan^{-1} \frac{4.50}{-2.50} = \tan^{-1}(-1.80) = -60.9^\circ = -1.064 \text{ rad}$$

$$\Rightarrow \quad \phi = -1.064 \text{ rad} + \pi \text{ rad} = 2.08 \text{ rad} \quad (\text{또는 } \phi = -1.144 \text{ rad} - \pi \text{ rad} = -4.21 \text{ rad})$$

4. (a)



(b)  $T = 3 \text{ s}$

$$\int_0^T [x(t)]^2 dt = \int_0^{T/3} [x_1(t)]^2 dt + \int_{T/3}^{2T/3} [x_2(t)]^2 dt + \int_{2T/3}^T [x_3(t)]^2 dt = 2 \int_0^1 t^2 dt + 0 = \frac{2}{3}$$

$$x_{rms} = \sqrt{\frac{1}{T} \int_0^T [x(t)]^2 dt} = \sqrt{\frac{1}{3} \left( \frac{2}{3} \right)} = \frac{\sqrt{2}}{3} = 0.471 \text{ (mm)}$$

(c) 축의 극관성 모멘트  $J_p = \frac{\pi}{32} d^4$ , 원판의 질량관성모멘트  $J = \frac{1}{2} m R^2$

$$\theta = \frac{L}{G J_p} T \Rightarrow T = k_t \theta \Rightarrow k_t = \frac{G J_p}{L}$$

$$\text{병렬 스프링 } k_{eq} = 2 k_t = \frac{2 G J_p}{L}$$

$$\omega_n = \sqrt{\frac{k_{eq}}{J}} = \sqrt{\frac{\frac{2 G J_p}{L}}{\frac{1}{2} m R^2}} = \sqrt{\frac{4 G J_p}{m R^2 L}} = \sqrt{\frac{4 G \frac{\pi d^4}{32}}{m R^2 L}} = \sqrt{\frac{\pi G d^4}{8 m R^2 L}}$$

5. (a)  $T = \frac{1}{2} m v^2 = \frac{1}{2} m (l_2 \dot{\theta})^2 = \frac{1}{2} m l_2^2 \dot{\theta}^2$

(또는  $T = \frac{1}{2} J \omega^2 = \frac{1}{2} (m l_2^2) \dot{\theta}^2 = \frac{1}{2} m l_2^2 \dot{\theta}^2$ )

$$U = \frac{1}{2} k x^2 + m g h = \frac{1}{2} k (l_1 \theta)^2 + m g l_2 (1 - \cos \theta)$$

(c)  $\Sigma M_O = J \alpha$

$$-(k l_1 \theta) l_1 \cos \theta - m g l_2 \sin \theta = m l_2^2 \ddot{\theta}$$

$$\Rightarrow m l_2^2 \ddot{\theta} + k l_1^2 \theta \cos \theta + m g l_2 \sin \theta = 0$$

$$\theta \approx 0 \Rightarrow \sin \theta \approx \theta, \cos \theta \approx 1$$

$$\Rightarrow m l_2^2 \ddot{\theta} + k l_1^2 \theta + m g l_2 \theta = 0$$

$$\Rightarrow m l_2^2 \ddot{\theta} + (k l_1^2 + m g l_2) \theta = 0$$

(b)

