

# 结 构 振 动 分 析 习 题 解 答

朱世杰 颜玉玲 编译  
张建周 校



中 国 铁 道 出 版 社

1989年·北京

# 结 构 振 动 分 析 习 题 解 答

朱世杰 颜玉玲 编译  
张建周 校

中 国 铁 道 出 版 社

1989年·北京

## 内 容 提 要

本书是我社已出版的《结构振动分析》一书的习题解答，习题解答共计66题，属单自由度结构的19题，多自由度结构的21题，连续结构的8题，结构中的阻尼18题。本书涉及许多实际问题，可供有关结构动力专业的本科生、研究生和从事结构振动专业的工程技术人员参考。

## 结 构 振 动 分 析 习 题 解 答

朱世杰 颜玉玲 编译

张建周 校

中国铁道出版社出版、发行

责任编辑 刘曼华 封面设计 翟 达

各 地 新 华 书 店 经 售

中国铁道出版社印刷厂印

开本：787×1092毫米 1/32 印张：4.5 字数：101 千

1989年2月 第1版 第1次印刷

印数：1—2,000册 定价：1.45元

# 目 录

|                  |    |
|------------------|----|
| 一、单自由度结构的振动..... | I  |
| 二、多自由度结构的振动..... | 30 |
| 三、连续结构的振动.....   | 78 |
| 四、结构中的阻尼.....    | 94 |

## 一、单自由度结构的振动

1. 一结构的模型为一刚性的水平构件, 其质量为3000 kg, 每端用竖直轻型弹性构件支承, 弹性构件的弯曲刚度为2MN/m。

求刚性构件作微幅振动时的频率。

解: 由频率公式得

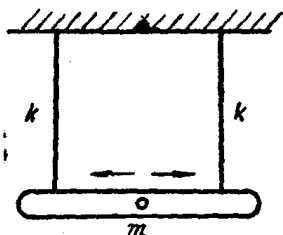
$$f = \frac{1}{2\pi} \sqrt{\frac{k}{m}}$$

式中

$$k = 2 \times 2 \text{ MN/m} = 4 \times 10^6 \text{ N/m}$$

$$m = 3000 \text{ kg}$$

$$\therefore f = \frac{1}{2\pi} \sqrt{\frac{4 \times 10^6}{3000}} = 5.8 \text{ Hz}$$



习题 1 图

2. 有一结构的一部分为刚性细杆, 其质量为  $m$ , 下端铰接(如图所示), 并由两根刚度为  $k$  的弹簧支持成垂直位置。

求细杆绕枢轴微幅振动时的频率。

解: 由频率公式

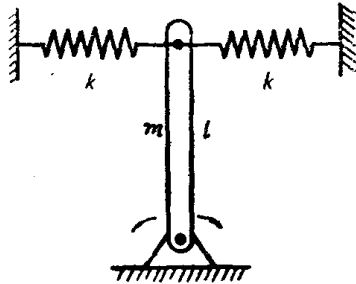
$$f = \frac{1}{2\pi} \sqrt{\frac{k_T}{I}}$$

式中

$$k_T = 2kl^2 - mg \frac{l}{2}$$

符号——见《结构振动分析》。

$$I = \frac{1}{3}ml^2$$



习题 2 图

$$\begin{aligned} \therefore f &= \frac{1}{2\pi} \sqrt{\frac{1}{2} (4kl^2 - mgl) / \frac{1}{3}ml^2} \\ &= \frac{1}{2\pi} \sqrt{\frac{12kl - 3mg}{2ml}} \text{ Hz} \end{aligned}$$

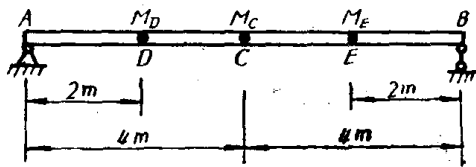
3. 一长度为 8 m 的两端简支均质梁，承受 300 kg/m 的均布荷载和三个物体，放在跨中的一个物体质量为 1000 kg，另两个的质量各为 1500 kg，且各距梁端 2 m。梁的面积二次矩为  $10^{-4} \text{ m}^4$ ，材料的弹性模量为  $200 \text{ GN/m}^2$ 。

假设距梁端为  $x$  处的挠度  $y_x$  由下式给出，  
计算梁在挠曲振动时的最低自振频率。

$$y_x = y_c \sin \pi(x/l)$$

式中  $y_c$  —— 跨中挠度；

$l$  —— 梁长。



习题 3 图

解：如图中所示，各集中质量分别为：

$$M_C = 1000 \text{ kg}, M_D = M_E = 1500 \text{ kg}$$

$$\text{梁的弹性模量 } E = 200 \times 10^9 \text{ N/m}^2$$

梁的截面惯矩  $I = 10^{-4} \text{ m}^4$

应用能量法求最大动能  $T_{\max}$  和最大势能  $V_{\max}$  并令其相等，得频率方程。

$$\therefore y_x = y_c \sin \frac{\pi x}{l},$$

$$\therefore \dot{y}_x = \dot{y}_c \sin \frac{\pi x}{l} \quad \frac{d^2 y}{dx^2} = -y_c \left( \frac{\pi}{l} \right)^2 \sin \frac{\pi x}{l}$$

如令  $y_x = y_c \sin \omega t$

则  $\dot{y}_x = \omega y_c \cos \omega t, \quad (\dot{y}_x)_{\max} = \omega y_c$

求各部分动能的最大值：

$$T_c = \frac{1}{2} M_c \dot{y}_c^2$$

$$T_D + T_E = 2 \cdot \frac{1}{2} M_D \dot{y}_x^2 \Big|_{x=l/4} = \frac{1}{2} M_D \dot{y}_c^2$$

$$T_B = \int_0^l \frac{1}{2} m \left( \dot{y}_c \sin \frac{\pi x}{l} \right)^2 dx = \frac{1}{4} m l \dot{y}_c^2$$

故得总动能最大值为：

$$\begin{aligned} T_{\max} &= T_c + T_D + T_E + T_B \\ &= \frac{1}{2} \left( 1000 + 1500 + \frac{1}{2} \cdot 300 \times 8 \right) \dot{y}_c^2 \\ &= 1850 \dot{y}_c^2 \end{aligned}$$

势能的最大值为：

$$\begin{aligned} V_{\max} &= \int_0^l \frac{1}{2} E I \left( \frac{d^2 y}{dx^2} \right)^2 dx \\ &= \frac{1}{2} E I \int_0^l \left( \frac{\pi}{l} \right)^4 \left( \sin \frac{\pi x}{l} \right)^2 dx \cdot y_c^2 \\ &= \frac{E I \pi^4}{4 l^3} y_c^2 = 4756.3 \times 200 y_c^2 \end{aligned}$$

由

$$T_{\max} = V_{\max}$$

并注意到

$$\ddot{y}_c = \omega y_c$$

得圆频率的平方为

$$\omega^2 = \frac{4756.3 \times 200}{1850} = 514.19 \text{ rad/s}^2$$

$$\omega = 22.68 \text{ rad/s}$$

最低自振频率

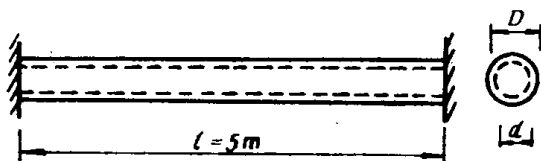
$$f = \frac{\omega}{2\pi} = 3.6 \text{ Hz}$$

4. 一蒸馏车间的钢管直径为120mm, 厚度为10mm, 长度5m。假设管子长度为 $l$ , 每端嵌固, 距管子一端为 $x$ 处的挠度 $y$ 如下式:

$$y = \frac{mg}{24EI} x^2(l-x)^2$$

式中  $m$ ——管子单位长度的质量。

计算管子充满水时横向振动的最低自振频率。取 $\rho_{\text{钢}} = 7750 \text{ kg/m}^3$ ,  $\rho_{\text{水}} = 930 \text{ kg/m}^3$ ,  $E_{\text{钢}} = 200 \text{ GN/m}^2$ 。



习题4图

解: 如图示, 钢管外径 $D=0.12\text{m}$ , 内径 $d=0.1\text{m}$ , 钢的密度 $\rho_s=7750 \text{ kg/m}^3$ , 水的密度 $\rho_{\text{水}}=930 \text{ kg/m}^3$ ,  $E_s=200 \text{ GN/m}^2$

钢管的挠曲方程为

$$y = \frac{mg}{24EI} x^2(l-x)^2$$

$$= y_m \cdot \frac{16}{l^4} (l^2 x^2 - 2lx^3 + x^4)$$

式中  $y_m = \frac{mg l^4}{384 EI}$  为钢管中点挠度

并有  $\dot{y} = \dot{y}_m \left( \frac{16}{l^4} \right) (l^2 x^2 - 2lx^3 + x^4)$

$$\frac{d^2 y}{dx^2} = \left( \frac{16}{l^4} \right) y_m (2l^2 - 12lx + 12x^2)$$

最大动能

$$\begin{aligned} T_{\max} &= \int_0^l \frac{1}{2} m \dot{y}^2 dx \\ &= \frac{1}{2} m \int_0^l \left( \frac{16}{l^4} \right)^2 (l^2 x^2 - 2lx^3 + x^4)^2 dx \cdot \dot{y}_m^2 \\ &= 0.2032 ml \dot{y}_m^2 \end{aligned}$$

最大势能

$$\begin{aligned} V_{\max} &= \int_0^l \frac{1}{2} EI \left( \frac{d^2 y}{dx^2} \right)^2 dx \\ &= \frac{1}{2} EI \int_0^l \left( \frac{16}{l^4} \right)^2 (2l^2 - 12lx + 12x^2)^2 dx \cdot y_m^2 \\ &= 102.4 \frac{EI}{l^3} y_m^2 \end{aligned}$$

由

$$T_{\max} = V_{\max}$$

并注意到

$$\dot{y}_m = \omega y_m$$

得

$$\begin{aligned} \omega^2 &= \frac{102.4 EI}{l^3} \cdot \frac{1}{0.2032 ml} \\ &= 503.937 \frac{EI}{ml^4} \end{aligned} \quad (1)$$

$$\therefore I = \frac{\pi}{64} (D^4 - d^4) = 5.27 \times 10^{-8} m^4$$

$$\therefore EI = 200 \times 10^9 \times 5.27 \times 10^{-8}$$

$$= 1.054 \times 10^6 \text{ N} \cdot \text{m}^2$$

$$\begin{aligned} \therefore m_s &= \frac{\pi}{4}(D^2 - d^2) \times 7750 \\ &= \frac{\pi}{4}(0.12^2 - 0.10^2) \times 7750 \\ &= 26.784 \text{ kg/m} \end{aligned}$$

$$m_w = \frac{\pi}{4}d^2 \times 930 = 7.304 \text{ kg/m}$$

$$\therefore m = m_s + m_w = 33.818 \text{ kg/m}$$

将  $EI$ ,  $m$  和  $l$  代入圆频率  $\omega$  的公式 (1) 得

$$\omega^2 = 251.3 \times 10^2 \text{ rad/s}^2$$

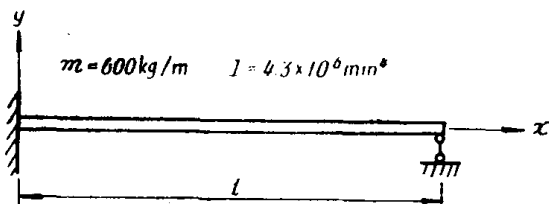
$$\omega = 158.52 \text{ rad/s}$$

最低自振频率

$$f = \frac{\omega}{2\pi} = 25.22 \text{ Hz}$$

5. 一水平均匀钢梁的一端嵌固在一刚性结构中；另一端铰接而不能竖直运动，但在其它方向却不受限制。梁长 8m，相应横截面的面积绕曲二次矩为  $4.3 \times 10^6 \text{ mm}^4$ ，梁本身的质量和附着在梁上的质量相当于  $600 \text{ kg/m}$ 。

对梁的挠曲振型，应用正弦组合函数，计算梁在竖直面挠曲振动时的最低自振频率。



习题 5 图

解：设挠度曲线 $y(x)$ 为

$$y(x) = A \sin \frac{\pi x}{l} + B \sin \frac{2\pi x}{l}$$

由边界条件：

$$\frac{dy}{dx} = 0,$$

得  $A \cdot \frac{\pi}{l} + B \cdot \frac{2\pi}{l} = 0,$

即  $A = -2B$

故有  $y(x) = -2B \sin \frac{\pi x}{l} + B \sin \frac{2\pi x}{l}$

梁的最大动能

$$\begin{aligned} T_{\max} &= \frac{\omega^2}{2} \int_0^l m(x) dx \cdot y^2(x) \\ &= \frac{\omega^2}{2} m B^2 \int_0^l \left( -2 \sin \frac{\pi x}{l} + \sin \frac{2\pi x}{l} \right)^2 dx \\ &= \frac{m}{2} B^2 \omega^2 \left[ \int_0^l 4 \sin^2 \frac{\pi x}{l} dx \right. \\ &\quad \left. - 4 \int_0^l \sin \frac{\pi x}{l} \sin \frac{2\pi x}{l} dx + \int_0^l \sin^2 \frac{2\pi x}{l} dx \right] \\ &= \frac{m}{2} B^2 \omega^2 \times \frac{5}{2} l \end{aligned}$$

梁的最大势能

$$V_{\max} = \frac{1}{2} E I \int_0^l \left( \frac{d^2 y}{dx^2} \right)^2 dx$$

其中

$$\frac{d^2 y}{dx^2} = 2B \left( \frac{\pi}{l} \right)^2 \sin \frac{\pi x}{l} - B \left( \frac{2\pi}{l} \right)^2 \sin \frac{2\pi x}{l}$$

代入积分得

$$V_{\max} = \frac{1}{2} E I B^2 \left( \frac{\pi}{l} \right)^4 \times 10l$$

根据能量法

得  $T_{\max} = V_{\max},$

$$\omega^2 = \frac{4EI\left(\frac{\pi}{l}\right)^4}{m}$$

代入已知数据及  $E_{\text{钢}} = 200 \text{ GN/m}^2$ , 得

$$\omega^2 = 136.071 \text{ rad/s}^2$$

$$\omega = 11.665 \text{ rad/s}$$

最低自振频率

$$f = \frac{\omega}{2\pi} = 1.856 \text{ Hz}$$

6. 一烟囱的高度为100m, 距烟囱基础的距离假设为  $y$ , 它的质量用一系列的集中质量  $M$  来代替, 距地面距离  $y$  及相应的质量如下表所示:

|                        |     |     |     |     |     |
|------------------------|-----|-----|-----|-----|-----|
| $y, (\text{m})$        | 20  | 40  | 60  | 80  | 100 |
| $M, (10^3 \text{ kg})$ | 700 | 540 | 400 | 280 | 180 |

烟囱作为悬臂梁考虑, 偏移时计算沿烟囱的状态挠度  $x$  为

$$X = x \left( 1 - \cos \pi \frac{y}{2l} \right)$$

式中

$$l = 100 \text{ m};$$

$$X = 0.2 \text{ m}.$$

和已经算出的频率比较, 实际的频率应该多少?

解: 已知弯曲变形

$$X(y) = X \cdot \left( 1 - \cos \frac{\pi y}{2l} \right)$$

$$X = 0.2 \text{ m}, \quad l = 100 \text{ m},$$

$$M_1 = 700 \times 10^3 \text{ kg},$$

$$M_2 = 540 \times 10^3 \text{ kg},$$

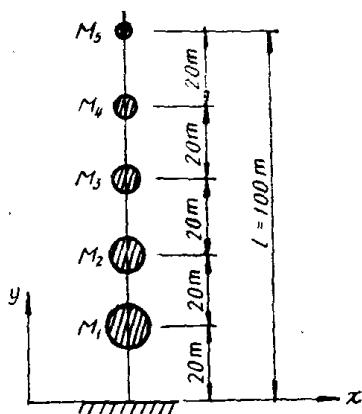
$$M_3 = 400 \times 10^3 \text{ kg},$$

$$M_4 = 280 \times 10^3 \text{ kg},$$

$$M_5 = 180 \times 10^3 \text{ kg}.$$

烟囱的最大动能

$$T_{\max} = \frac{1}{2} \omega^2 \cdot \sum_{i=1}^5 M_i X_i^2$$



$X_i$  的计算如下:

习题 6 图

| $y(\text{m})$                                         | 20       | 40      | 60      | 80     | 100 |
|-------------------------------------------------------|----------|---------|---------|--------|-----|
| $X_i(\text{m})$                                       |          |         |         |        |     |
| $X_i = 0.2 \left( 1 - \cos \frac{\pi y}{200} \right)$ | 0.009789 | 0.03820 | 0.08244 | 0.1382 | 0.2 |

由此得最大动能

$$\begin{aligned} T_{\max} &= \frac{\omega^2 \times 10^3}{2} [700 \times 0.009789^2 + 540 \times 0.03820^2 \\ &\quad + 400 \times 0.08244^2 + 280 \times 0.1382 + 180 \times 0.2^2] \\ &= \frac{\omega^2}{2} \times 16.1214 \times 10^3 \end{aligned}$$

最大势能

$$\begin{aligned} V_{\max} &= \frac{1}{2} g \cdot \sum_{i=1}^5 M_i X_i \\ &= \frac{1}{2} g \times 10^3 [700 \times 0.009789 + 540 \times 0.03820 \\ &\quad + 400 \times 0.08244 + 280 \times 0.1382 + 180 \times 0.2] \\ &= \frac{1}{2} g \times 135.1523 \times 10^3 \end{aligned}$$

由

$$T_{\max} = V_{\max}, \text{ 得}$$

$$\omega^2 = 82.1574 \text{ rad/s}^2$$

$$\omega = 9.064 \text{ rad/s}$$

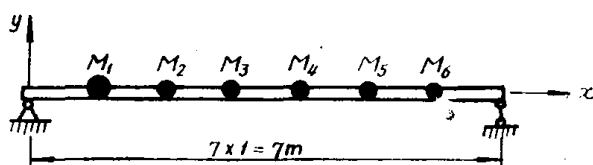
自振频率

$$f = \frac{\omega}{2\pi} = 1.44 \text{ Hz}$$

由于给出烟囱的挠度曲线等于增加了刚度，故算出的频率比实际的要高。

7. 一轻型梁长度为7m，沿梁长等间距承受6个集中质量，试计算梁的最低自振频率。测记每个质量下面的静挠度为如下表：

|        |      |     |     |     |     |     |
|--------|------|-----|-----|-----|-----|-----|
| 质量(kg) | 1070 | 970 | 370 | 370 | 670 | 670 |
| 挠度(mm) | 2.5  | 2.8 | 5.5 | 5.0 | 2.5 | 1.0 |



习题7图

解：已知各集中质量的静力位移（如上表），用能量法，则得  
最大动能

$$\begin{aligned}
 T_{\max} &= \frac{\omega^2}{2} \sum_{i=1}^6 M_i y_i^2 \\
 &= \frac{\omega^2}{2} \times [1070 \times 2.5^2 + 970 \times 2.8^2 + 370 \times 5.5^2 \\
 &\quad + 370 \times 5.0^2 + 670 \times 2.5^2 + 670 \times 1.0^2] \times 10^{-6} \\
 &= \frac{1}{2} \omega^2 \times 39.5923 \times 10^{-3}
 \end{aligned}$$

最大势能

$$\begin{aligned} V_{\max} &= \frac{1}{2} g \sum_{i=1}^6 M_i y_i \\ &= \frac{1}{2} g \times [1070 \times 2.5 + 970 \times 2.8 + 370 \times 5.5 \\ &\quad + 370 \times 5.0 + 670 \times 2.5 + 670 \times 1.0] \times 10^{-3} \\ &= \frac{1}{2} g \times 11621 \times 10^{-3} \end{aligned}$$

由

$$T_{\max} = V_{\max},$$

得

$$\begin{aligned} \omega^2 &= \frac{11621g}{39.5923} = 2876.46 \text{ rad/s}^2 \\ \omega &= 53.63 \text{ rad/s} \end{aligned}$$

自振频率

$$f = \frac{\omega}{2\pi} = 8.54 \text{ Hz}$$

8. 一均匀刚性房屋其建筑高度为30m, 横截面为10m × 10m, 支承在刚度系数为 $0.6 \times 10^6 \text{ N/m}^3$ 的弹性地基上。(刚度的定义为: 单位面积产生单位变形时所需的力)。

如果房屋建筑的质量为 $2 \times 10^6 \text{ kg}$ , 在基底绕其摆动轴的惯量为 $500 \times 10^6 \text{ kg} \cdot \text{m}^2$ , 试计算摆动(微幅)周期。

如果 $Strouhal$ 数为0.22, 多大的风速就会激起这样的振动? 并且计算建筑物在失稳前的最大高度。

解: 如图示, 已知:

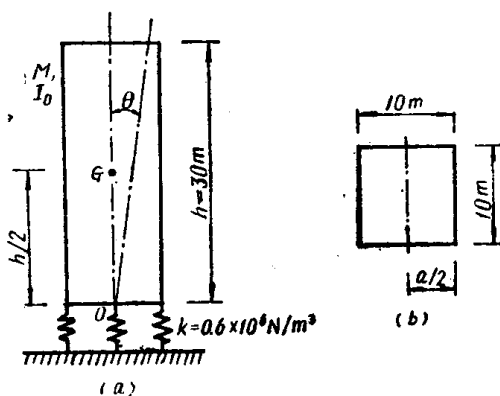
$$M = 2 \times 10^6 \text{ kg}, \quad h = 30 \text{ m}$$

$$k = 0.6 \times 10^6 \text{ N/m}^3, \quad I_0 = 500 \times 10^6 \text{ kg} \cdot \text{m}^2$$

$$a = 10 \text{ m}$$

假定系统微幅振动时转角为 $\theta$ , 则最大动能为

$$T_{\max} = \frac{1}{2} I_0 \omega^2 \theta_{\max}^2$$



习题 8 图

最大势能为

$$\begin{aligned} V_{\max} &= 2 \cdot \frac{1}{2} \int_0^{a/2} k a dx (x\theta)^2 - Mg \frac{h}{2} (1 - \cos \theta) \\ &= \left( \frac{k a^4}{24} - \frac{h}{4} Mg \right) \theta_{\max}^2 \end{aligned}$$

式中取  $(1 - \cos \theta) \approx 1 - \left( 1 - \frac{\theta^2}{2} \right) \approx \frac{\theta^2}{2}$

由  $T_{\max} = V_{\max}$ , 得

$$\frac{1}{2} I_0 \omega^2 \theta_{\max}^2 = \left( \frac{k a^4}{24} - \frac{h}{4} Mg \right) \theta_{\max}^2$$

代入已知数据, 得

$$\omega^2 = 0.412 \text{ rad/s}^2$$

$$\omega = 0.6419 \text{ rad/s}, f = 0.1022 \text{ Hz}$$

周期

$$T = \frac{2\pi}{\omega} = 9.8 \text{ s}$$

由公式

$$\text{Strouhal No.} = \frac{f_s D}{v} = 0.22$$

式中 $f_s$ 为激振频率。

此处 $f_s = f = 0.1022\text{Hz}$ ,  $D = \frac{4 \times (a \times a)}{2 \times (a + a)} = a = 10\text{m}$ , 故得

$$\text{激起振动的风速 } V = \frac{0.1022 \times 10}{0.22} = 4.645\text{m/s}$$

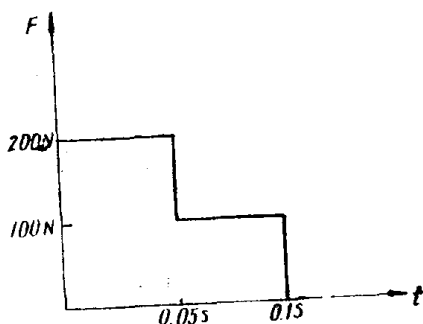
9. 一单自由度系统具有一质量为 $10\text{kg}$ 的物体和一刚度为 $1\text{kN/m}$ 的弹簧, 忽略阻尼, 所受的力 $F$ 随时间变化的规律如下图所示。确定所受的力移去后物体自由振动的幅值。

解: 已知无阻尼单自由度系统

质量  $m = 10\text{kg}$

刚度  $k = 1000\text{N/m}$

则圆频率



习题9图

$$\omega = \sqrt{\frac{k}{m}} = \sqrt{\frac{1000}{10}} = 10\text{rad/s}$$

根据Duhamel积分, 求响应值 $x(t)$  ( $t > 0.1$ ), 故有

$$\begin{aligned} x(t) &= \frac{1}{m\omega} \left[ \int_0^{0.05} 200 \sin \omega(t-\tau) d\tau \right. \\ &\quad \left. + \int_{0.05}^{0.1} 100 \sin \omega(t-\tau) d\tau \right] \\ &= \frac{200}{m\omega^2} \left[ \cos \omega(t-\tau) \Big|_0^{0.05} \right] \\ &\quad + \frac{100}{m\omega^2} \left[ \cos \omega(t-\tau) \Big|_{0.05}^{0.1} \right] \end{aligned}$$