1.频响函数的傅氏变换就是单位脉冲响应函数;



2.单自由度线性无阻尼系统的自由振动频率由系统的参数确定,与初始条件无关;

A 对

3.由Lagrange 方程得到的振动系统的运动微分 方程肯定是线性方程;

A 对 B 错

4.两个频率不同的简谐振动的合成,如果两频率 比为有理数(可通约)时,合成振动为周期振 动;为无理数时,合成振动为非周期振动;

A 对

5.两个弹簧串连后, 其等效弹簧的刚度系数变大

了;

A 对

B 错

6.一个振动系统当未受到外界持续激励时,不会 发生振动;

A 对 B 错

7.一个振动系统, 其固有频率总是大于零的;



8.作用在t = $\tau$ 时刻的单位脉冲力可表示为  $f = 1 \bullet \delta(t - \tau)$ ,式中的"1"表示 1 牛顿;

A 对

9.已知振动输出与振动系统特性,求输入动载荷称为系统识别问题,也称为结构动力学的第一类逆问题;

A 对

10.对于多自由度无阻尼系统,当系统发生某阶固有振动时,系统各自由度振动的相位差不是0度就是180度;

A 对

11. 对于单自由度系统的隔振问题,如果隔振器有隔振效果的话,要求频率比λ至少要大于\_\_

0

12.对于实际振动分析中得到的系统的固有频率,我们一定要指明其单位。如果以rad/s 为单位的固有频率用 $^{\omega_n}$ 表示,则以Hz 为单位的固有频率用 $f_n$ 表示,则有如下关系: $^{\omega_n}=$ \_\_\_\_\_ $f_n$ 。

# 填空题 (2.0分)

13.我们知道,隔振分为两类:隔力和隔幅。设隔振系统由设备、基础和隔振器组成,则在隔力问题中\_\_\_\_\_\_是振源;在隔幅问题中\_\_\_\_\_是振源。

14.对于无刚体模态的振动系统, 刚度矩阵K 和柔

度矩阵D的关系是\_\_\_\_\_。

# 填空题 (2.0分)

15.如果狄拉克®函数的自变量是时间(单位: s)的话,则®函数的量纲为\_\_\_\_\_;任意一个量与®函数相乘后得到相应于该量的。

16.设两个串联弹簧的刚度系统分别为<sup>k1</sup> 和<sup>k2</sup>,如果这两个串联弹簧用一个等效弹簧来代替,则该等效弹簧的刚度系数等于\_\_\_\_\_。

17.对于比例阻尼系统,设第r 阶模态质量、模态刚度和模态阻尼系数分别用 $^{M_r}$ 、 $^{K_r}$ 和 $^{C_r}$ 来表示,则第r 阶模态阻尼比 $^{C_r}$ =\_\_\_\_\_。

18.设多自由度系统的质量和刚度矩阵分别为M 和 K , 则Rayleigh 阻尼矩阵C 可表示为C =

# 简答题 (4.0分)

19.我们知道,用影响系数法可建立多自由度系统的运动微分方程,请说明刚度法的优点、缺点(2分)和柔度法的优点、缺点(2分)。

## 简答题 (3.0分)

20.简要回答如何解耦一般粘性阻尼系统?

# 简答题 (3.0分)

21.什么梁可看做欧拉-贝努利梁?



## 简答题 (4.0分)

22.用牛顿第二定律建立复杂多约束系统运动微分方程的缺点是什么?(2分);用Lagrange方程建立此类系统运动方程的优点是什么?(2分)。

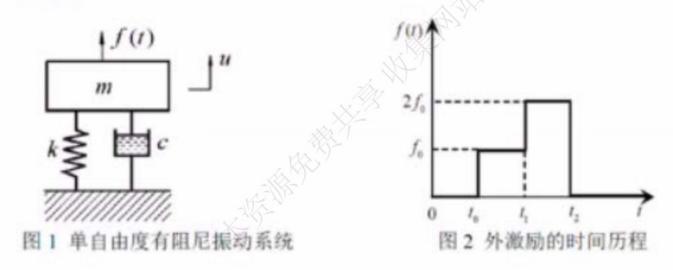
# 简答题 (6.0分)

23.对实模态分析而言,试从数学上(3分)和物理上(3分)来谈谈你对振动系统固有振型(模态振型)的理解。

#### 计算题 (15.0分)

#### 24.

如图 1 所示的单自由度有阻尼振动系统,求: 1. 列出此系统的振动微分方程(3分),求系统的无阻尼固有频率(2分); 2. 当**不考虑阻尼作用时**,求在零初始位移和零初始速度条件下,系统在如图 2 所示外激励作用下的位移响应(**要求用杜哈梅尔积分计**算)(10分)。



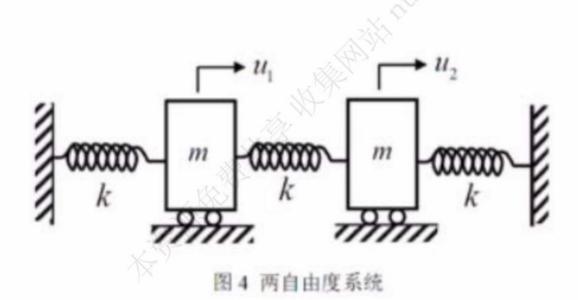
## 计算题 (20.0分)

#### 25.

如图 4 所示的两自由度系统。1. 写出系统的振动微分方程(4分); 2. 求系统的固有 頻率和固有振型,并画出各阶固有振型图(6分); 3. 当系统的初始条件为

$$\begin{bmatrix} u_1(0) \\ u_2(0) \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ u_0 \end{bmatrix} \qquad \begin{bmatrix} \dot{u}_1(0) \\ \dot{u}_2(0) \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

时,试用模态叠加法的标准步骤求解系统的自由振动响应(10分)。



#### 计算题 (15.0分)

26.

如图 3 所示的双摆振动系统。图中摆锤的质量分别为 $m_1$ 和 $m_2$ ,不计摆杆质量。弹簧的刚度系数为k,阻尼器的阻尼系数为c,其他参数如图 3 所示。请用 Lagrange 方程推导系统的微幅振动微分方程(**要求写成矩阵形式**)。

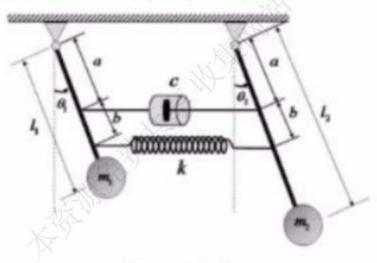


图 3 双摆系统

#### 其它 (10.0分)

#### 27.

如图 5 所示的均匀材料等截面直杆,弹性模量为 E,杆的横截面积为 A,体密度为  $\rho$ , 受有轴向均匀分布力 f(x,t)的作用,任一截面的纵向振动位移用 u(x,t)表示。试用牛顿第二定律推导此弹性杆的纵向受迫振动方程为(要求画出微元体的受力图)

$$\frac{\partial^2 u(x,t)}{\partial t^2} = c^2 \frac{\partial^2 u(x,t)}{\partial x^2} + \frac{1}{\rho A} f(x,t), \quad 其中: \quad c = \sqrt{\frac{E}{\rho}}$$

$$E, A, \rho$$

$$f(x,t)$$
図 5 杆的纵向振动