# 第31卷 第1期 石家庄铁道大学学报(自然科学版) Vol. 31 No.1

2018年3月 Journal of Shijiazhuang Tiedao University(Natural Science Edition) Mar. 2018

# 粘滞质量阻尼器模型的频域与时域分析

#### 曹智谋, 范 涛

(天津大学 建筑工程学院,天津 300350)

摘要:忽略摩擦力,考虑惯性效应和阻尼效应,建立了粘滞质量阻尼器的力学模型。提出3 种带有阻尼器模型的单自由度系统,进行无量纲参数化分析,分别从频域和时域研究该类型阻 尼器的减振效果。对比研究表明:阻尼器延长了结构的自振周期,所提出的阻尼器模型3对降 低长周期地震作用下的结构位移反应和加速度反应都有显著的效果。

关键词:单自由度系统;粘滞质量阻尼器;自振周期;频域分析;时域分析

中图分类号:TB122; TU352 文献标志码: A 文章编号: 2095 - 0373(2018)01 - 0080 - 06

0 引言

最近几年,关于惯性质量阻尼器的应用在逐渐增加,相对以前的变刚度和变阻尼控制系统,粘滞质量 阻尼器(Viscous Mass Damper,VMD)的出现成为一种可选的阻尼器类型,丰富了抗震形式,该装置利用 滚珠丝杠将直线运动转化为高速的旋转运动,这种节点间的相对运动在产生阻尼力的基础上,还产生惯 性力。常规的惯性质量装置,如调谐质量阻尼器<sup>[1]</sup>(Tuned Mass Damper,TMD),多运用于降低由风载和 地震引起的结构反应。其中,VMD和 TMD都通过改变振动方程的惯性力部分来改善系统的反应。两 者也有不同之处,TMD 需要很大的质量和很大的空间,VMD 可以通过改变转子的尺寸获得很大的等效 质量,因此,VMD 利用更小的空间获得相同的质量,同时,TMD 可以与主体结构发生共振,所以置有 TMD 的结构要承受大位移。Saitoh<sup>[2]</sup>研究惯性质量装置在基础隔震系统中的位移控制效果。Hwang et al<sup>[3]</sup>提出了具有滚珠丝杠放大机制的旋转惯性阻尼器(Rotational Inertia Damper,RID)的振动控制系统。 Saito et al<sup>[4]</sup>研究具有惯性质量的粘滞阻尼器结构的反应控制。Ikago et al<sup>[5]</sup>提出了一种新型的抗震控制 装置,调谐质量粘滞阻尼器(Tuned Mass Viscous Damper,TMVD),该阻尼器就是本文研究的 VMD 的 拓展,并将 TMVD 运用到单自由度系统中研究它的性能。

## 1 粘滞质量阻尼器的力学模型

如图 1 所示,VMD 通过滚珠丝杠的旋转产生很大的阻尼力和惯性力<sup>[5]</sup>。本文研究 VMD 的惯性效应 和阻尼效应,基于参考文献[5]的研究成果,忽略摩擦力,VMD 可以简化为一个惯性单元和一个阻尼单 元,如图 2 所示。为更好地研究 VMD 的性能,将结合单自由度系统进行研究,这种单自由度系统类似于



图 1 粘滞质量阻尼器示意图

收稿日期:2016-09-27 责任编辑:车轩玉 DOI:10.13319/j.cnki.sjztddxxbzrb.2018.01.14 作者简介:曹智谋(1991—),男,硕士研究生,主要研究方向为结构抗震、减振。E-mail:caozhimou2010@163.com 曹智谋,范涛.粘滞质量阻尼器模型的频域与时域分析[J].石家庄铁道大学学报:自然科学版,2018,31(1):80-85. 基础隔震系统,简化为一个集中质量,并附加有阻尼力和弹簧恢复 力,多自由系统可以等效成单自由度系统。

$$P = m_r u_d + c_d u$$



基于参考文献[5]的 TVMD 模型,忽略摩擦力,本文提出 3 种不 图 2 VMD 的力学模型 同配置有 VMD 的单自由度系统,阻尼器模型 1、2、3 分别如图 3~图 5 所示。采取无量纲参数化研究,对 3 种单自由度系统进行频域<sup>[6]</sup>和时域分析。在时域分析中,无量纲的参数化主要借鉴频域分析的结果。



2.1 配有 VMD 的单自由度系统的频域分析

2.1.1 阻尼器模型 1

将单自由度系统简化为一个集中质量 M、水平刚度 K 和阻尼系数 C 的系统, VMD 简化为等效质量  $m_r$  和等效阻尼系数  $c_d$ , 两者并联在一起, 受到激励时, 单自由度系统的质量 M 相对地面的位移是 u。在地面加速度  $\ddot{u}_d$  作用下, 单自由度系统反应满足下面的控制方程

$$M\ddot{u} + C\dot{u} + Ku + m_{r}\ddot{u} + c_{d}\dot{u} = -M\ddot{u}_{g}$$
<sup>(2)</sup>

(1)

方程(2)可以写成下面的形式

$$\ddot{u} + 2(\bar{h}_s + \bar{h}_c)\bar{\omega}_s \dot{u} + \bar{\omega}_s^2 u = -\beta \ddot{u}_g$$
(3)

式中,单自由度系统的自振频率  $\bar{\omega}_s = \sqrt{K/(M+m_r)}$ ;阻尼比  $\bar{h}_s = C/2\sqrt{(M+m_r)K}$ ; $h_c = c_d/2\sqrt{m_rK}$ ,  $\bar{h}_c = c_d/2\sqrt{(M+m_r)K}$ ;质量比是  $\beta = M/(M+m_r)$ 。假定激励的圆频率  $\omega$ ,方程(3)可以写成如下的 形式

$$u = \frac{\beta(\omega/\bar{\omega}_s)^2}{\left[-(\omega/\bar{\omega}_s)^2 + 2i(\bar{h}_s + \bar{h}_c)(\omega/\bar{\omega}_s) + 1\right]} u_g \tag{4}$$

相对于配有 VMD 的单自由度系统,传统阻尼器的单自由度系统, 即传统阻尼器模型,如图 6。在地面加速度 *u*<sub>g</sub> 作用下的单自由度系统 反应满足

$$\ddot{u} + 2h_{s}\omega_{s}\dot{u} + \omega_{s}^{2}u = -\ddot{u}_{g}$$



图 6 传统阻尼器模型

式中,圆频率是  $\omega_s = \sqrt{K/M}$ ;阻尼系数是  $h_s = C/2\sqrt{MK}$ 。当受到一个简谐激励时,方程(5)简化为

$$=\frac{(\omega/\omega_s)^2}{\left[-(\omega/\omega_s)^2+2ih_s(\omega/\omega_s)+1\right]}u_g$$
(6)

(5)

假定阻尼系数  $h_s = 0.1$ 、 $h_c = 0.2$  和自振频率  $f_s = 0.25$  Hz,绘出方程(4)表示的共振特性。方程(3)中 其它的参数满足

$$\bar{\omega}_s = \sqrt{\beta}\omega_s \tag{7}$$

图 7(a)中,随着质量比 β 的减小,相对位移 u 显著减小,同时,共振频率向低频移动,即 VMD 延长结构的周期。从图 7(b)看出,在结构共振区之外,随着质量比的减小,加速度反应逐渐增大。因此,虽然置有 VMD 的单自由度结构能够显著降低相对位移,但也引起加速度反应的增大,因此,模型 1 有必要进一步优化。

81

 $\frac{u_d}{P}$ 



图 7 h<sub>s</sub>=0.1、h<sub>c</sub>=0.2 及 f<sub>s</sub>=0.25 Hz 的阻尼器模型 1

2.1.2 阻尼器模型 2

阻尼器模型 2 是阻尼器模型 1 的有益改进,图 4 将一个弹簧单元 k,和 VMD 串联与单自由度结构结合。其中,弹簧单元的作用主要是降低 VMD 在高频区的效应,提高单自由度结构的减振性能。在地面加速度作用下,阻尼器模型 2 的运动方程

$$\ddot{Mu}_{1} + \dot{Cu}_{1} + \dot{Ku}_{1} + P = -\ddot{Mu}_{g}$$
(8)

$$P = m_{r}\ddot{u}_{2} + c_{d}\dot{u}_{2} = k_{b}(\dot{u}_{1} - \dot{u}_{2})$$
(9)

假定某稳态激励的圆频率是 $\omega$ ,阻尼器模型 2 的动态刚度(Dynamic Stiffness)

$$K^* = k_b \frac{-m_r \omega^2 + ic_d \omega}{-m_r \omega^2 + ic_d \omega + k_b}$$
(10)

在地面加速度作用下,阻尼器模型2的等效方程

$$M(\ddot{u} + \ddot{u}_{g}) + \dot{Cu} + Ku + K^{*}u = 0$$
(11)

假定简谐激励,图4所示系统的稳态响应可以写成

$$u = \frac{(\omega/\omega_s)^2 f(\omega)}{c(\omega) f(\omega) + (1/\beta - 1)d(\omega)\gamma_d^2} u_g$$
(12)

 $\vec{\mathbf{x}}\mathbf{p}, c(\omega) = -(\omega/\omega_s)^2 + 2ih_s(\omega/\omega_s) + 1, f(\omega) = -(\omega/\omega_s)^2 + 2ih_d(\omega/\omega_s)\gamma_d + \gamma_d^2, d(\omega) = -(\omega/\omega_s)^2 + 2ih_d(\omega/\omega_s)\gamma_d + \alpha_d + \alpha_$ 

阻尼器模型 2 中,假定阻尼系数  $h_a = 0.2$  和频率比  $\gamma_a = 1.0$ ,其它的假定与图 7 相同,绘制地面位移与 质点响应的放大率关系图,见图 8,随着质量比的下降,有两个明显的放大区域:低频的放大区域主要是由 VMD 和单自由度结构引起的共振;高频的放大区域主要是由弹簧单元和单自由度结构引起的共振。图 8 (b)表明超过高频区的共振频率后,随着激励频率的增加,加速度反应趋向于零。这些性质表明弹簧单元 与 VMD 相连能够减少 VMD 在高频区的影响,因此,基于弹簧单元的  $\omega_a$ ,可以调整导致 VMD 效应降低 (高频区加速度增大效应)的高频区域的频率值。



图 8  $h_s = 0.1$ 、 $h_d = 0.2$ 、 $\gamma_d = 1.0$  及  $f_s = 0.25$  Hz 的阻尼器模型 2

2.1.3 **阻尼器模型** 3

与阻尼器模型 2 不同,阻尼器模型 3 增加了一个阻尼单元,如图 5,阻尼单元主要吸收由弹簧单元和 单自由度系统产生的第二放大区域的地震能量,适用于长周期地震波作用下的区域。如同阻尼器模型 2, 假定某稳态激励的圆频率为 ω,阻尼器模型 3 的动态刚度

$$K^* = \frac{(ic_b\omega + k_b)(-m_r\omega^2 + ic_d\omega)}{-m_r\omega^2 + ic_d\omega + ic_b\omega + k_b}$$
(13)

式中,c,是与弹簧单元并联的阻尼器的阻尼系数。

在地面加速度  $\ddot{u}_{g}$  作用下,系统的稳态响应,相对位移 u 可简化如下形式

$$u = \frac{(\omega/\omega_s)^2 f(\omega)}{c(\omega) f(\omega) + (1/\beta - 1)d(\omega)e(\omega)}$$
(14)

式中, $c(\omega)$ , $d(\omega)$ 同方程(12); $f(\omega) = -(\omega/\omega_s)^2 + i2h_d(\omega/\omega_s)\gamma_d + i2h_b(\omega/\omega_s)\gamma_d + \gamma_d^2$ , $e(\omega) = 2ih_b(\omega/\omega_s)\gamma_d + \gamma_d^2$ , $h_d = c_d/2\sqrt{m_r k_b}$ 。

假定阻尼系数  $h_b = 0.2$ ,其它的参数与图 8 相同,绘出方程(14)表示的共振特性。图 9 可以看出,在 第二放大区域,将阻尼器与弹簧单元并联组成弹簧/阻尼单元能够明显降低相对位移和加速度反应。



图 9  $h_s = 0.1$ ,  $h_b = 0.2$ ,  $h_d = 0.2$ ,  $\gamma_d = 1.0$ ,  $\beta = 0.5$  和  $f_s = 0.25$  Hz 的阻尼器模型 3

#### 2.2 置有 VMD 的单自由度系统的时域分析

利用实际地震纪录,对上述系统进行时程分析来验证 VMD 装置的减振效果。阻尼器模型 1 和传统 阻尼器模型是单自由度结构,其运动方程分别是方程(3)、方程(5),同样地,阻尼器模型 2 和阻尼器模型 3 是双自由度结构,因此,矩阵形式的运动方程可以很好地评估时程反应。阻尼器模型 2 的运动方程如下

$$\begin{bmatrix} M+m_r & -m_r \\ -m_r & m_r \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \ddot{u}_1 \\ \ddot{u}_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} C+c_d & -c_d \\ -c_d & c_d \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \dot{u}_1 \\ \dot{u}_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} K & 0 \\ 0 & k_b \end{bmatrix} \begin{bmatrix} u_1 \\ u_2 \end{bmatrix} = -M \begin{bmatrix} 1 \\ 0 \end{bmatrix} \ddot{u}_g$$
(15)

式中, $u_1$ 和 $u_2$ 分别是单自由度体系中结构质量与 VMD 等效质量的相对位移,如图 4。方程无量纲化

$$\begin{bmatrix} \beta^{-1} & -(\beta^{-1}-1) \\ -(\beta^{-1}-1) & \beta^{-1}-1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} u_1 \\ \ddot{u}_2 \end{bmatrix} + \omega_s \begin{bmatrix} 2h_s + 2h_d(\beta^{-1}-1)\gamma_d & -2h_d(\beta^{-1}-1)\gamma_d \\ -2h_d(\beta^{-1}-1)\gamma_d & 2h_d(\beta^{-1}-1)\gamma_d \end{bmatrix} \begin{bmatrix} u_1 \\ \dot{u}_2 \end{bmatrix} + \omega_s \begin{bmatrix} 1 & 0 \\ 0 & (\beta^{-1}-1)\gamma_d^2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} u_1 \\ u_2 \end{bmatrix} = -\begin{bmatrix} 1 \\ 0 \end{bmatrix} \ddot{u}_s$$
(16)

同样地,模型3的运动方程如下

$$\begin{bmatrix} M+m_r & -m_r \\ -m_r & m_r \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \ddot{u}_1 \\ \ddot{u}_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} C+c_d & -c_d \\ -c_d & c_d+c_b \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \dot{u}_1 \\ \dot{u}_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} K & 0 \\ 0 & k_b \end{bmatrix} \begin{bmatrix} u_1 \\ u_2 \end{bmatrix} = -M \begin{bmatrix} 1 \\ 0 \end{bmatrix} \ddot{u}_g$$
(17)  
 $\mathbf{5}$ 
 $\mathbf{7}$ 
 $\mathbf{7}$ 
 $\mathbf{7}$ 
 $\mathbf{7}$ 

$$\begin{bmatrix} \beta^{-1} & -(\beta^{-1}-1) \\ -(\beta^{-1}-1) & \beta^{-1}-1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \ddot{u}_1 \\ \vdots \\ \ddot{u}_2 \end{bmatrix} + \omega_s \begin{bmatrix} 2h_s + 2h_d(\beta^{-1}-1)\gamma_d & -2h_d(\beta^{-1}-1)\gamma_d \\ -2h_d(\beta^{-1}-1)\gamma_d & 2(h_b + h_d(\beta^{-1}-1)\gamma_d \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \dot{u}_1 \\ \dot{u}_2 \end{bmatrix} + \omega_s \begin{bmatrix} 2h_s + 2h_d(\beta^{-1}-1)\gamma_d & 2(h_b + h_d(\beta^{-1}-1)\gamma_d \\ \dot{u}_2 \end{bmatrix} + \omega_s \begin{bmatrix} 2h_s + 2h_d(\beta^{-1}-1)\gamma_d & 2(h_b + h_d(\beta^{-1}-1)\gamma_d \\ \dot{u}_2 \end{bmatrix} + \omega_s \begin{bmatrix} 2h_s + 2h_d(\beta^{-1}-1)\gamma_d & 2(h_b + h_d(\beta^{-1}-1)\gamma_d \\ \dot{u}_2 \end{bmatrix} + \omega_s \begin{bmatrix} 2h_s + 2h_d(\beta^{-1}-1)\gamma_d & 2(h_b + h_d(\beta^{-1}-1)\gamma_d \\ \dot{u}_2 \end{bmatrix} + \omega_s \begin{bmatrix} 2h_s + 2h_d(\beta^{-1}-1)\gamma_d & 2(h_b + h_d(\beta^{-1}-1)\gamma_d \\ \dot{u}_2 \end{bmatrix} + \omega_s \begin{bmatrix} 2h_s + 2h_d(\beta^{-1}-1)\gamma_d & 2(h_b + h_d(\beta^{-1}-1)\gamma_d \\ \dot{u}_2 \end{bmatrix} + \omega_s \begin{bmatrix} 2h_s + 2h_d(\beta^{-1}-1)\gamma_d & 2(h_b + h_d(\beta^{-1}-1)\gamma_d \\ \dot{u}_2 \end{bmatrix} + \omega_s \begin{bmatrix} 2h_s + 2h_d(\beta^{-1}-1)\gamma_d & 2(h_b + h_d(\beta^{-1}-1)\gamma_d \\ \dot{u}_2 \end{bmatrix} + \omega_s \begin{bmatrix} 2h_s + 2h_d(\beta^{-1}-1)\gamma_d & 2(h_b + h_d(\beta^{-1}-1)\gamma_d \\ \dot{u}_2 \end{bmatrix} + \omega_s \begin{bmatrix} 2h_s + 2h_d(\beta^{-1}-1)\gamma_d & 2(h_b + h_d(\beta^{-1}-1)\gamma_d \\ \dot{u}_2 \end{bmatrix} + \omega_s \begin{bmatrix} 2h_s + 2h_d(\beta^{-1}-1)\gamma_d & 2(h_b + h_d(\beta^{-1}-1)\gamma_d \\ \dot{u}_2 \end{bmatrix} + \omega_s \begin{bmatrix} 2h_s + 2h_d(\beta^{-1}-1)\gamma_d & 2(h_b + h_d(\beta^{-1}-1)\gamma_d \\ \dot{u}_2 \end{bmatrix} + \omega_s \begin{bmatrix} 2h_s + 2h_d(\beta^{-1}-1)\gamma_d & 2(h_b + h_d(\beta^{-1}-1)\gamma_d \\ \dot{u}_2 \end{bmatrix} \end{bmatrix}$$

ω

$$\sum_{s}^{2} \begin{bmatrix} 1 & 0 \\ 0 & (\beta^{-1} - 1)\gamma_{d}^{2} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} u_{1} \\ u_{2} \end{bmatrix} = -\begin{bmatrix} 1 \\ 0 \end{bmatrix} \ddot{u}_{g}$$
(18)

时程分析采用线性加速度的 Newmark- $\beta$  法, $\Delta$ =0.005 s,加到模型中的地面加速度纪录如下:(1)Lucerne(1992),(2)Managua(1972),(3)Chi-Chi(1999)(如图 10)。可以看出:Lucerne 有最大的加速度幅值的脉冲时程;Chi-Chi 有长周期效应的脉冲时程;Managua 则有上面两者之间的幅值和短周期效应的时程。时域分析所需的参数与前面的频域分析的参数相同, $h_s$ =0.1, $h_b$ =0.2, $h_d$ =0.2, $\gamma_d$ =1.0, $\beta$ =0.5 和  $f_s$ =0.25 Hz。





通过时域分析,获得单自由度结构的相对位移  $u_1$  和加速度反应 $(\ddot{u}_1 + \ddot{u}_g)$ 。图 11 为单自由度结构的 最大反应幅值;图 12(a)表明其它模型与传统模型的相对位移的最大幅值的比值,图 12(b)表明各模型的 最大加速度反应值与地震时程最大值的比值,用以表示幅值比。











图 12 传统模型与其它模型的反应幅值比对比

图 12(a)可见,阻尼器模型1和3均有效地降低了相对位移(模型1幅值比59%)。而 Managua则由 于其包含的频率成分扩大了阻尼器模型2的相对位移(模型2的相对位移比传统模型大69%)。对于 Chi-Chi来说,即长周期地震下,图11和图12表明模型3能够显著地降低相对位移和加速度反应。 图 12(b)表明,Lucerne 所包含的频率成分导致阻尼器模型1、2和3的共振(模型1的最大加速度甚至达 到 3. 912 m/s<sup>2</sup>)。阻尼器模型 2 的提出,初衷是为了解决阻尼器模型 1 导致的高频区加速度增大的问题, 虽然相对位移和加速度都在随质量比减小,但总体仍呈增大趋势。在长周期时程作用下,模型 3 的相对 位移幅值比是 56%,加速度幅值比是 71%,可见,模型 3 中,弹簧/阻尼单元与 VMD 串联可以有效地降低 结构的相对位移和加速度反应。

### 3 结论

(1)忽略摩擦力效应,依据 VMD 的力学模型,提出了 3 种置有 VMD 的模型,阻尼器模型延长了结构 的自振周期。

(2)通过频域分析和时域分析,模型3既有效地降低了结构的相对位移,又有效地降低了结构的加速 度反应,适用于长周期地震作用下的抗震结构。在 Chi-Chi 等长周期地震时程作用下,模型1 没有显著地 减少结构的相对位移及加速度反应,因此,在软土场地,应该小心地使用该类型阻尼器元件。

# 参考文献

[1] 王淼,顾萍.半穿式钢桁梁桥横向振动 TMD 阻尼减振研究[J].石家庄铁道学院学报,2006,19(1):14-17.

- [2]Saitoh M. On the performance of gyro-mass devices for displacement mitigation in base isolation systems[J]. Structural Control & Health Monitoring, 2012, 19(2):246-259.
- [3] Hwang J S, Kim J, Kim Y M. Rotational inertia dampers with toggle bracing for vibration control of a building structure[J]. Engineering Structures, 2007, 29(6): 1201-1208.
- [4]Saito K, Sugimura Y, Inoue N. A study on response control of a structure using viscous damper with inertial mass[J]. Journal of Structural Engineering, 2008, 54:623-648.
- [5]Ikago K, Saito K, Inoue N. Seismic control of single-degree-of-freedom structure using tuned viscous mass damper[J]. Earthquake Engineering & Structural Dynamics, 2012, 41(3): 453-474.

[6]涂文戈,邹银生.MTMD 减震结构体系的频域分析[J].工程力学,2003,20(3):78-88.

### Frequency-domain and Time-domain Analysis of Viscous Mass Damper Model

#### Cao Zhimou, Fan Tao

(School of Civil Engineering, Tianjin University, Tianjin 300350, China)

Abstract: In this study, ignoring the effect of friction, considering inertial effectiveness and damping effectiveness, a mechanical model of viscous mass damper (VMD) is founded. Three single degree of freedom(SDOF) systems equipped with VMD are proposed to make analysis on non-dimensional parameters. Frequency-domain and time-domain analysis of VMD is used to study vibration-reduction effect. Finally, the effectiveness of three SDOF systems is compared. The result shows that VMD extends the vibration period, particularly, the proposed damper model 3 of SDOF systems can significantly reduce displacement response and acceleration response for long-period earthquakes.

Key words: SDOF systems; viscous mass damper; natural vibration period; frequency-domain analysis; timedomain analysis