文章编号: 1000-4750(2016)02-0136-09

# 带耗能减震层框架-核心筒结构的 简化模型与减震机理研究

# 周 云,林绍明

(广州大学土木工程学院,广州 510006)

**摘** 要:提出带耗能减震层框架-核心筒结构的简化模型,将减震层等效为抗转刚度弹簧和抗转阻尼弹簧,构造减 震层上部和下部的振型函数,采用假定振型法和虚功原理,推导带耗能减震层框架-核心筒结构在地震作用下的振 动控制方程。以典型带耗能减震层框架-核心筒结构为例,采用 MATLAB 语言编制该简化模型的振动控制方程程 序,并与 ETABS 软件建立的有限元模型进行相互验证,研究带耗能减震层框架-核心筒结构的地震反应和减震机 理。研究结果表明:提出的带耗能减震层框架-核心筒结构简化模型有效、可行;利用振动方程的显示表达式揭示 了带耗能减震层框架-核心筒结构的减震机理;由复模态分析方法进一步确定了不同减震层位置时结构阻尼的变化 规律,优化设计的复模态阻尼比及阻尼器的优化阻尼系数可用于该类结构的初步设计。

关键词:框架-核心筒结构;耗能减震层;简化模型;减震机理;复模态阻尼比

中图分类号: TU352.1; TU973<sup>+</sup>.23 文献标志码: A doi: 10.6052/j.issn.1000-4750.2014.07.0567

# RESEARCH ON A SIMPLIFIED MODEL AND ENERGY DISSIPATION MECHANISM OF FRAME-CORE TUBE STRUCTURE WITH ENERGY-DISSIPATION STORY

ZHOU Yun, LIN Shao-ming

(School of Civil Engineering, Guangzhou University, Guangzhou 510006, China)

**Abstract:** A simplified model was developed to estimate the seismic response of frame-core tube structures with EDS(energy-dissipation story). In the simplified model, EDS was considered as stiffness spring and damping spring. In order to derive the vibration equation, Heaviside function was constructed by means of modal function and according to the assumed mode shape method and the principle of virtual work. The vibration equation of a frame-core tube structure with EDS was built in MATLAB program, and the mathematical structural model was verified through a comparison with the finite element result in ETABS program. The results show that the proposed simplified model of frame-core tube structure with EDS could be revealed by explicit expression of vibration equation. Structural damping ratio changing with EDS position could be determined by the complex modal analysis method. Finally, the optimization design for both the complex modal damping ratio and the damping coefficient of viscous damper could be used in the preliminary design of frame-core tube structure with EDS.

**Key words:** frame-core tube structure; energy-dissipation story; simplified model; energy dissipation mechanism; complex modal damping ratio

收稿日期: 2014-07-01; 修改日期: 2015-03-03

基金项目:广东省自然科学基金团队项目(8351009101000001);广州市高校"羊城学者"首席科学家项目(10A026S);广州市教育系统创新学术团 队项目(穗教科[2009]11号)

通讯作者:周 云(1965-),男,云南泸西人,教授,博士,博导,主要从事结构工程抗震与减震控制研究(E-mail:zhydxs@163.com).

作者简介:林绍明(1984一),男,广西北海人,博士生,从事结构减震控制研究(E-mail: linshaoming007@163.com).

"带耗能减震层超高层结构体系"是近年来提 出的一种新型高层建筑耗能减震结构体系, 它将加 强层伸臂桁架和环带桁架中的刚性支撑用耗能支 撑代替,形成耗能减震层,通过耗能支撑中的阻尼 器来耗散地震输入到结构中的能量,以减轻结构的 动力反应,从而更好地保护主体结构的安全<sup>[1-2]</sup>。 文献[3]对带加强层结构和带减震层结构的地震反 应进行了对比分析,证明了黏滞减震层的良好减震 效果; 文献[4]对比研究了设置非线性黏滞阻尼器、 铅黏弹性阻尼器耗能减振层等六种控制方案对结 构地震与风振作用的减振效果,进一步证明了耗能 减振层对于超高层结构抗风与抗震的有效性和可 行性; 文献[5]研究了减震层位置、数量和黏滞阻尼 器参数对结构减震效果的影响规律,并给出了一种 实用设计方法。文献[2-5]均采用通用有限元软件 对带耗能减震层高层结构的减震控制效果进行研 究,但有限元法计算量大且计算过程被覆盖,工程 设计人员难以把握计算过程中的物理概念与物理 信息;而简化分析方法计算量小,计算过程中的物 理概念与物理信息明确,虽然其基本假定与实际结 构有较大差别,但只要抓住结构的主要影响因素, 忽略局部差异,利于揭示一般规律,便于设计人员 掌握。因此,本文提出带耗能减震层框架-核心筒结 构的简化模型,采用 MATLAB 语言编制该简化模 型的振动控制方程程序,并与 ETABS 软件建立有 限元模型进行相互验证,研究带耗能减震层框架-核心筒结构的地震反应和减震机理。

# 1 简化模型

### 1.1 计算简图

本文在 Hoenderkamp 模型<sup>[6]</sup>的基础上,提出带 耗能减震层框架-核心筒结构的简化模型,其计算简 图如图 1 所示,简化模型采用的基本假定如下:

① 主体结构为线弹性体系;

③ 框架柱铰接,不考虑框架柱的质量;

④ 考虑伸臂的弯曲和剪切变形,忽略伸臂的 质量;

⑤ 核心筒剪力墙与框架柱的截面沿结构高度 方向不变;

⑥ 模型的固有模态阻尼为采用Rayleigh阻尼;

⑦ 黏滞阻尼器忽略内部刚度的影响,理想化 为纯黏滞单元。



### 1.2 单自由度模型

基于以上假定,减震层的效果就相当于在减震 层位置施加了一个抗转刚度弹簧和抗转阻尼弹簧, 在进行动力反应分析时,计算模型如图1(b)所示; 其中,抗转刚度弹簧*K*<sub>o</sub>可以提高结构的抗侧刚度, 而抗转阻尼弹簧*K*<sub>o</sub>则会给结构提供附加阻尼。

由于伸臂的弯曲和剪切变形,伸臂的刚度作用等效成一个抗转刚度弹簧,此时,减震层产生的弯矩为 $M_{\varphi}$ ,由文献[7-8]可知,弯矩 $M_{\varphi}$ 使外框架柱产生伸长和压缩变形,形成的转角为:

$$\theta_{\rm c} = \frac{M_{\varphi} a H \alpha}{E_{\rm c} I_{\rm c}} \tag{1}$$

式中: aH 是减震层中轴距地面的距离, a 为减震 层的相对高度参数,  $0 \le a \le 1$ ; 无量纲参数  $\alpha = l/b$ , 外框架柱与核心筒中轴的距离为 l = b + c, b为伸臂的长度, c 为剪力墙宽度的一半; 框架柱的弯曲刚度为 $E_cI_c = 2E_cA_cl^2$ ,其中 $E_cA_c$ 为 框架柱的轴向刚度。

$$\theta_{\rm b} = \theta_{\rm b,\,b} + \theta_{\rm b,\,s} \tag{2}$$

弯矩 $M_{\varphi}$ 使减震层弯曲变形产生的转角为:

$$\theta_{\rm b,b} = \frac{M_{\phi}b}{12\alpha E_{\rm b}I_{\rm b}} \tag{3}$$

式中: *b*为减震层的长度; *E*<sub>b</sub>*I*<sub>b</sub>表示减震层的弯曲 刚度。

弯矩 M。使减震层剪切变形产生的转角为:

$$\theta_{\rm b,s} = \frac{M_{\phi}k}{2h\alpha G_{\rm d}A_{\rm d}} \tag{4}$$

式中: k 表示减震层的截面剪切变形系数; h 表示 减震层的高度;  $G_{d}A_{d}$  表示减震层的剪切刚度。

剪力墙在减震层处的转角为:

$$\theta_{\rm w} = (\theta_{\rm c} + \theta_{\rm b}) / \alpha \tag{5}$$

由式(1)~式(4)可得框架柱转角与伸臂转角的关 系为:

$$\theta_{\rm b} / \theta_{\rm c} = \left(\frac{b}{12\alpha E_{\rm b}I_{\rm b}} + \frac{k}{2h\alpha G_{\rm d}A_{\rm d}}\right) / \frac{x_{\rm l}\alpha}{E_{\rm c}I_{\rm c}} \qquad (6)$$

由式(5)~式(6)可得核心筒在减震层处转角与框 架柱转角的关系为:

$$\theta_{\rm c} = \theta_{\rm w} \alpha \bigg/ \left[ 1 + \left( \frac{b}{12\alpha^2 E_{\rm b} I_{\rm b}} + \frac{k}{2h\alpha^2 G_{\rm d} A_{\rm d}} \right) \bigg/ \frac{x_{\rm l}}{E_{\rm c} I_{\rm c}} \right]$$
<sup>(7)</sup>

$$\theta_{\rm b} = \theta_{\rm w} \alpha \left/ \left[ 1 + \frac{x_{\rm l}}{E_{\rm c} I_{\rm c}} \right/ \left( \frac{b}{12\alpha^2 E_{\rm b} I_{\rm b}} + \frac{k}{2h\alpha^2 G_{\rm d} A_{\rm d}} \right) \right]$$
(8)

因此,伸臂在减震层处的等效抗转刚度弹簧系数 *K*<sub>@</sub>为:

$$K_{\varphi} = \frac{M_{\varphi}}{\theta_{w}} = \frac{1}{\frac{aH}{E_{c}I_{c}} + \frac{b}{12\alpha^{2}E_{b}I_{b}} + \frac{k}{2h\alpha^{2}G_{d}A_{d}}}$$
(9)

假设单自由度核心筒剪力墙的侧向位移响应 w(x, t)为:

$$w(x, t) = \varphi(x)q(t) \tag{10}$$

此时,剪力墙的转角 $\theta_w(x,t)$ 为:

$$\theta_{\rm w}(x,t) = \frac{\partial w(x,t)}{\partial x} = \varphi'(x)q(t) \tag{11}$$

先假设结构的固有阻尼为零,由虚位移原理可 知,对于任意可能的虚位移 $\delta w(x, t)$ ,有:

$$\delta W_{\rm p} + \delta W_{\rm i} = 0 \tag{12}$$

其中,  $\delta W_{\rm p}$  和  $\delta W_{\rm i}$  分别代表实际力和惯性力所做的

虚功。

式(12)各项表达式计算如下:

$$\delta W_{\rm p} = -\int_0^H M \,\delta \,\frac{\partial^2 w(x,t)}{\partial x^2} \mathrm{d}x - (M_{\varphi} + M_{\rm c}) \,\delta \,\frac{\partial w(x,t)}{\partial x}\Big|_{x=x_{\rm I}}$$
(13)

式中: *M* 为核心筒沿坐标轴的弯矩; *M*<sub>c</sub>为减震层的抗转阻尼弹簧的等效作用产生的阻尼力弯矩。 其中, 剪力墙的弯矩所作的虚功为:

$$\int_{0}^{H} M\delta \frac{\partial^{2} w(x,t)}{\partial x^{2}} dx = \int_{0}^{H} E_{w} I_{w} \varphi''(x) q(t) \varphi''(x) \cdot \delta q(t) dx = E_{w} I_{w} q(t) \delta q(t) \int_{0}^{h} [\varphi''(x)]^{2} dx \qquad (14)$$

式中: $E_{w}I_{w}$ 为核心筒剪力墙的弯曲刚度。

抗转刚度弹簧所作的虚功为:

$$-M_{\varphi}\delta\frac{\partial w(x,t)}{\partial x}\Big|_{x=x_{1}} = -K_{\varphi}\varphi'(x_{1})q(t)\varphi'(x_{1})\delta q(t)$$
(15)  
抗转阻尼弹簧所作的虚功为:

$$-M_{\rm c}\delta \frac{\partial w(x,t)}{\partial x}\Big|_{x=x_{\rm l}} = -4F_{\rm d}\delta u_{\rm d}$$
(16)

式中: *F*<sub>d</sub> 为减震层单个阻尼器的阻尼力; δ*u*<sub>d</sub> 为减 震层阻尼器变形时的虚位移,减震层阻尼器的布置 形式采用双斜杆形式,此时阻尼器的变形解构如 图 2 所示。



# 图 2 双斜杆布置形式的阻尼器变形分解 Fig.2 Deformation decomposition of damper in brace form

此时减震层的变形分为减震层刚体转动变形  $\theta_c$ 和减震层弯曲与剪切变形 $\theta_b$ ,减震层刚体转动变 形是由框架柱的转角 $\theta_c$ 产生的;阻尼器的变形是由 减震层的弯曲与剪切变形的转角 $\theta_b$ 产生的。由图 2 可知,结构未变形前双斜杆阻尼器交接点的坐标为 e,减震层发生刚体转动变形时交点坐标为e',减 震层产生弯曲和剪切变形后交点坐标为e'',此时, 设 $e'e'' = u_c$ ,阻尼器的拉、压变形均为 $u_d$ ,有:

$$u_{\rm d} = u_{\rm c} \cos\beta = h \sin\theta_{\rm b} \cos\beta \approx h\theta_{\rm b} \cos\beta = h\mu\theta_{\rm w} \cos\beta$$
(17)

式中: 
$$\mu = \alpha / \left[ 1 + \frac{aH}{E_{\rm c}I_{\rm c}} / \left( \frac{b}{12\alpha^2 E_{\rm b}I_{\rm b}} + \frac{k}{2h\alpha^2 G_{\rm d}A_{\rm d}} \right) \right];$$

 $\beta$ 为阻尼器的消能方向与水平面的夹角; h为减震 层的层高; 速度指数 $\alpha = 1.0$ 。

此时,单个阻尼器的阻尼力 $F_d$ 为:

$$F_{\rm d} = c_{\rm d} \frac{\partial u_{\rm d}(x,t)}{\partial t} = c_{\rm d} h \mu \cos \beta \varphi'(x_{\rm l}) \dot{q}(t)$$
(18)

式中, $c_{\rm d}$ 为减震层阻尼器的线性阻尼系数。

减震层阻尼器所作虚功为:

$$-4F_{d}\delta\Delta(x_{1},t) = -4c_{d}\frac{\partial^{2}w(x,t)}{\partial x\partial t}\Big|_{x=x_{1}}(h\mu\cos\beta) \cdot \delta\left[\frac{\partial w(x,t)}{\partial x}\Big|_{x=x_{1}}(h\mu\cos\beta)\right] = -4c_{d}(h\mu\cos\beta)^{2}\varphi'(x_{1})\dot{q}(t)\varphi'(x_{1})\delta q(t) \quad (19)$$
  
由式(19)可得,抗转阻尼弹簧系数 K<sub>c</sub>为:

$$K_{\rm c} = 4c_{\rm d} (h\mu\cos\beta)^2 \tag{20}$$

此时剪力墙惯性力所作的虚功为:

$$\delta W_{i} = -\int_{0}^{H} \rho A \frac{\partial^{2} w(x,t)}{\partial t^{2}} \delta w(x,t) dx = -\rho A \int_{0}^{H} \varphi(x) \ddot{q}(t) \varphi(x) \delta q(t) dx = -\rho A \ddot{q}(t) \delta q(t) \int_{0}^{H} \varphi^{2}(x) dx \qquad (21)$$

式中:  $\rho$  为等截面梁的密度; *A* 为核心简剪力墙的 横截面面积。

由式(12)~式(21)可知,当结构不计自身固有阻 尼时,其振动方程的表达式为:

$$\rho A \int_{0}^{H} \varphi^{2}(x) dx \ddot{q}(t) + K_{c} [\varphi'(x)]^{2} \dot{q}(t) + \{E_{w} I_{w} \int_{0}^{H} [\varphi''(x)]^{2} dx + K_{\varphi} [\varphi'(x_{1})]^{2} \} q(t) = 0 \quad (22)$$

令:

$$M = \rho A \int_0^H \varphi^2(x) \mathrm{d}x \tag{23}$$

$$C_{\rm d} = K_{\rm c} \left[ \varphi'(x_1) \right]^2 \tag{24}$$

$$K = E_{\rm w} I_{\rm w} \int_0^H (\varphi''(x))^2 dx + K_{\varphi} [\varphi'(x_1)]^2 \qquad (25)$$

当考虑结构固有阻尼不为零时,此时结构固有 阻尼系数可以表示为:

$$C_{\rm s} = 2\sqrt{KM}\,\xi\tag{26}$$

合并式(22)~式(26)即可得到结构单自由度的自 由振动方程:

$$M\ddot{q}(t) + (C_{\rm s} + C_{\rm d})\dot{q}(t) + Kq(t) = 0$$
 (27)

1.3 多自由度模型

假设多自由度核心筒的侧向位移响应 w(x, t)

为:

$$w(x, t) = \sum_{i=1}^{n} \varphi_i(x) q_i(t)$$
 (28)

式中:  $q_i(t)$ 为第i阶振型独立广义坐标;  $\varphi_i(x)$ 为i阶振型函数。

当结构的振型函数越准确时,所得结构的动力 特性越准确,对于减震层结构,各阶振型采用在减 震层位置处施加抗转刚度弹簧作用下的核心筒侧移 变形曲线,设减震层结构的振型函数  $\varphi_i(x)$ 分别为:

减震层上部函数:

$$\varphi_{i(u)}(x)$$
,  $aH \leq x \leq H$  (29a)

减震层下部函数:

$$\varphi_{i(l)}(x)$$
,  $0 \le x \le aH$  (29b)

其中, a 为减震层设置处的相对高度,  $0 \le a \le 1$ 。 根据边界条件  $\varphi_{i(l)}(0) = 0$  和  $\varphi'_{i(l)}(0) = 0$ ,因此,

减震层下部振型函数通解为:

$$\varphi_{i(l)}(x) = -\frac{M_0}{k^2 E_w I_w} C_{kx} - \frac{Q_0}{k^3 E_w I_w} D_{kx}$$
(30)

式中, *M*<sub>0</sub>、 *Q*<sub>0</sub>为两个初始参数。 其中:

$$\begin{aligned} A_{kx} &= 0.5(\cosh kx + \cos kx); \\ B_{kx} &= 0.5(\sinh kx + \sin kx); \\ C_{kx} &= 0.5(\cosh kx - \cos kx); \\ D_{kx} &= 0.5(\sinh kx - \sin kx) \end{aligned}$$

在减震层处,存在一突变力偶,抗转刚度系数 为 *K*<sub>a</sub>,则减震层上部函数的通解为:

$$\varphi_{i(u)}(x) = \varphi_{i(l)}(x) + K_{\varphi}\varphi_{i(l)}'(aH)\frac{C_{k(x-aH)}}{k^{2}E_{w}I_{w}} = -\frac{kE_{w}I_{w}C_{kx} + K_{\varphi}B_{kaH}C_{k(x-aH)}}{k^{3}E_{w}^{2}I_{w}^{2}}M_{0} - \frac{kE_{w}I_{w}D_{kx} + K_{\varphi}C_{kaH}C_{k(x-aH)}}{k^{4}E_{w}^{2}I_{w}^{2}}Q_{0}$$
(31)

由顶部边界条件
$$\varphi''_{i(u)}(H) = 0$$
和 $\varphi''_{i(u)}(H) = 0$ ,

可得:

$$[k^{3}E_{w}I_{w}A_{kH} + k^{2}K_{\varphi}B_{kaH}A_{k(1-a)H}]M_{0} + [k^{2}E_{w}I_{w}B_{kH} + kK_{\varphi}C_{kaH}A_{k(1-a)H}]Q_{0} = 0, \quad (32)$$
$$[k^{4}E_{w}I_{w}D_{kH} + k^{3}K_{\varphi}B_{kaH}D_{k(1-a)H}]M_{0} + [k^{3}E_{w}I_{w}A_{kH} + k^{2}K_{\varphi}C_{kaH}D_{k(1-a)H}]Q_{0} = 0 \quad (33)$$

令
$$M_0$$
、 $Q_0$ 的系数行列式等于0,得频率方程为:  
 $[k^3 E_w I_w A_{kH} + k^2 K_{\varphi} B_{kaH} A_{k(1-a)H}]$ ·  
 $[k^3 E_w I_w A_{kH} + k^2 K_{\varphi} C_{kaH} D_{k(1-a)H}] -$   
 $[k^4 E_w I_w D_{kH} + k^3 K_{\varphi} B_{kaH} D_{k(1-a)H}]$ ·  
 $[k^2 E_w I_w B_{kH} + k K_{\varphi} C_{kaH} A_{k(1-a)H}] = 0$  (34)

这是一个关于 k 的超越方程,由式(34)求得 k 后将其代入式(32)可得:

$$M_{0} = -\frac{kE_{w}I_{w}B_{kH} + K_{\varphi}C_{kaH}A_{k(1-a)H}}{k^{2}E_{w}I_{w}A_{kH} + kK_{\varphi}B_{kaH}A_{k(1-a)H}}Q_{0}$$
(35)

将式(35)代入式(30)、式(31),且考虑振动形式 与振幅无关,可消去 $Q_0$ ,经过化简可得减震层结构 的振型函数 $\varphi(x)$ 为:

$$\varphi_{i(l)}(x) = \frac{kE_{w}I_{w}B_{kH} + K_{\varphi}C_{kaH}A_{k(1-a)H}}{k^{2}E_{w}I_{w}A_{kH} + kK_{\varphi}B_{kaH}A_{k(1-a)H}} \cdot \frac{C_{kx}}{k^{2}E_{w}I_{w}} - \frac{D_{kx}}{k^{3}E_{w}I_{w}}, \ 0 \le x \le aH \quad (36a)$$

$$\varphi_{i(u)}(x) = \frac{kE_{w}I_{w}B_{kH} + K_{\varphi}C_{kaH}A_{k(1-a)H}}{k^{2}E_{w}I_{w}A_{kH} + kK_{\varphi}B_{kaH}A_{k(1-a)H}} \cdot \frac{[kE_{w}I_{w}C_{kx} + K_{\varphi}B_{kaH}C_{k(x-aH)}] - kE_{w}I_{w}D_{kx} + K_{\varphi}C_{kaH}C_{k(x-aH)}] - \frac{kE_{w}I_{w}D_{kx} + K_{\varphi}C_{kaH}C_{k(x-aH)}}{k}, \\ aH \le x \le H \quad (36b)$$

可将分布质量体系化为多自由度结构体系,则 结构的质量矩阵及刚度矩阵结果如下:

$$M_{ij} = \int_0^H \rho A \varphi_i(x) \varphi_j(x) dx$$
(37)

$$K_{ij} = \int_{0}^{n} E_{w} I_{w} \varphi_{i}'(x) \varphi_{j}''(x) dx + K_{\varphi} \varphi_{i}'(x_{1}) \varphi_{j}'(x_{1}) \quad (38)$$
  

$$\vec{x} \oplus: \quad i = 1, 2, 3, \dots, n; \quad j = 1, 2, 3, \dots, n \circ$$

假定结构各阶固有模态阻尼比为 $\xi_n$ ,采用 Rayleigh 阻尼,则系数 $a_0$ 、 $a_1$ 为:

$$\begin{cases} a_0 \\ a_1 \end{cases} = \frac{2\omega_i \omega_j}{\omega_i^2 - \omega_j^2} \begin{pmatrix} \omega_j & -\omega_i \\ -\frac{1}{\omega_j} & \frac{1}{\omega_i} \end{pmatrix} \begin{cases} \xi_i \\ \xi_j \end{cases}$$
(39)

此时,结构的固有阻尼矩阵为:

$$= C_{M_{ij}} + C_{K_{ij}} \tag{40}$$

式中:  $C_{M_{ij}} = a_0 M_{ij}$ ;  $C_{K_{ij}} = a_1 K_{ij}$ 。 结构的附加阻尼矩阵为:

 $C_{s_{ii}}$ 

$$C_{d_{ij}} = K_C \varphi_i'(x_1) \varphi_j'(x_1)$$
(41)

则结构的总阻尼矩阵为:  $C_{ij} = C_{\mathbf{s}_{ij}} + C_{\mathbf{d}_{ij}} = a_0 M_{ij} + a_1 K_{ij} + K_{\mathbf{C}} \varphi_i'(x_1) \varphi_j'(x_1),$ 

$$i=1,2,3,\cdots,n, j=1,2,3,\cdots,n$$
 (42)

由式(37)~式(42)可得结构多自由度模型的自由 振动方程为:

$$\overline{M}\overline{\ddot{q}}(t) + (\overline{C}_{\rm s} + \overline{C}_{\rm d})\overline{\dot{q}}(t) + \overline{K}\overline{q}(t) = 0$$
(43)

设地震动的加速度为 $a_g(t)$ ,则地震动作用下结构惯性力所作的虚功为:

$$-\int_{0}^{H} \rho A a_{g}(t) \delta w(x,t) dx = -\rho A \int_{0}^{H} a_{g}(t) \varphi_{i}(x) \delta q(t) dx = -\rho A a_{g}(t) \delta q(t) \int_{0}^{H} \varphi_{i}(x) dx, \quad i = 1,2,3,\cdots,n \quad (44)$$

定义:

$$L_{i} = \rho A \int_{0}^{H} \varphi_{i}(x) dx \quad i = 1, 2, 3, \cdots, n$$
 (45)

最后由式(37)~式(45)可最终得到结构多自由度 模型在地震波作用下的强迫振动方程为:

 $\overline{M}\overline{q}(t) + (\overline{C}_{s} + \overline{C}_{d})\overline{q}(t) + \overline{K}\overline{q}(t) = -\overline{L}a_{g}(t)$ (46) 其中,  $\overline{M}$ 、 $\overline{K}$ 、 $\overline{C}_{s}$ 、 $\overline{C}_{d}$ 、 $\overline{L}$ 分別由式(37)~式(38)、 式(40)~式(41)、式(45)表示。

### 1.5 有限元数值验证

以一典型带耗能减震层框架-核心筒平面结构 为例,如图1(a)所示,结构的基本信息如下:

① 结构高度为H=253.2 m,宽度为2l=39 m; ② 核心筒剪力墙宽度为2c=15 m,横截面面积为 A=7.5 m<sup>2</sup>,密度为 $\rho=2700$  kg/m<sup>3</sup>,截面不均匀系数 为k=2.4,弹性模量为 $E_w=36$  GPa,惯性矩为  $I_w=140.625$  m<sup>3</sup>;③ 减震层伸臂长度为b=12 m,高 度为h=4.2 m;伸臂的上、下弦杆的弹性模量为  $E_b=206$  GPa,惯性矩为 $I_b=1.004$  m<sup>3</sup>,剪切模量为  $G_d=79.23$  GPa,剪切面积为 $A_d=0.1138$  m<sup>3</sup>;④ 框架 柱的弹性模量为 $E_c=36$  GPa,惯性矩为 $I_c=2281$  m<sup>3</sup>; ⑤ 黏滞阻尼器的阻尼系数为 $c_d=100$  MN·m/s,速 度指数为 $\alpha=1$ ;⑥ 前两阶阻尼比为 $\zeta_1=\zeta_2=0.05$ 。

采用 ETABS 软件建立有限元模型,如图 3 所示;建模时剪力墙采用壳单元,梁和柱采用框架单元,黏滞阻尼器采用 Damper 非线性连接单元。建立该结构的简化模型并推导其振动控制方程,采用 MATLAB 程序对振动方程式(1)~式(46)进行编程,为验证简化模型和振动方程的正确性,对比两种模型在 1940EI Centro 地震波作用下的时程反应结果。其中,1940EI Centro 地震波加速度峰值为 max(*ELL*)=341.7,步长为 *d*<sub>t</sub>=0.02 s,持时为 *z*<sub>b</sub>=2001。 ETABS 和 MATLAB 所得结果对比见表 1,所得顶层位移、顶层加速度、基底剪力、阻尼器出力和变 两种分析模型的结果对比

表1

形的时程反应曲线对比如图4所示。由表1可知, 结构的前四阶周期、顶层位移、顶层加速度、基底 剪力、阻尼器出力和变形等各项计算结果的误差均 在 7%以内。从图 4 可以看出,两种软件所得时程 反应曲线吻合良好。

Table 1   Comparison of two analytical models									
计算结果对比		ETABS	MATLAB	误差/(%)	计算结果对比		ETABS	MATLAB	误差/(%)
周期/s	$T_1$	6.1661	6.3276	2.55	基底剪力/kN	+Q	1213	1233	1.62
	$T_2$	1.1967	1.1558	-3.54		-Q	-782.4	-768.0	-1.88
	$T_3$	0.4145	0.4081	-1.57	阻尼器出力/kN	$+F_{d}$	907.3	948.8	4.37
	$T_4$	0.2248	0.2107	-6.69		$-F_{\rm d}$	-842.5	-797.7	-5.62
位移/m	+D	0.1907	0.1991	4.22	阻尼器位移/mm	$+u_{d}$	6.275	6.162	-1.83
	-D	-0.2742	-0.2599	-5.50		$-u_{\rm d}$	-4.501	-4.781	5.86
加速度/N/m <sup>2</sup>	+A	1.209	1.1718	-3.17	—	_	_	_	_
	-A	-0.9931	-1.0365	4.19	—	_	_		—

注: 偏差=(MATLAB-ETABS)/MATLAB\*100%。











20 时间/s

30

40

10





#### 减震机理 2

# 2.1 耗能减震层的减震机理

对于带耗能减震层框架-核心筒结构,其动力 振动方程为:

$$\overline{M}\overline{\ddot{q}}(t) + (\overline{C}_{s} + \overline{C}_{d})\overline{\dot{q}}(t) + \overline{K}\overline{q}(t) = -\overline{L}a_{g}(t) \quad (46)$$

由图1(b)和式(38)、式(42)可知,带耗能减震层 框架一核心筒结构相当于在减震层处施加一个抗 转刚度弹簧和一个抗转阻尼弹簧,此时,刚度弹簧 系数见式(9),阻尼弹簧系数见式(20)。从式(20)的 附加阻尼的定义来看,由于系数  $(h\cos\theta\mu)^2$  的放大 效应,结构的模态阻尼得到较显著的放大。

综上所述,可得带耗能减震层框架-核心筒结构 的减震机理为: 在核心筒与外框架柱间中设置耗能 减震层,利用外框架柱的轴向拉压变形,增加核心 筒的抗倾覆力矩,以提高核心筒的静力抗侧刚度; 同时利用减震层中阻尼器的阻尼放大效应,以减小 核心筒的动力反应,从而提高框架-核心筒结构的抗 震性能。

# 2.2 耗能减震层的阻尼效应

由式(42)可知,减震层给结构提供的附加阻尼 矩阵与转角振型函数在减震层处的取值相关,核心 筒的转角固有振型如图5所示。由图5可知,对于 不同的振型,当减震层布置在转角振型的波峰和波 谷时(即转角敏感部位),结构能获得较大的附加阻 尼矩阵: 当减震层布置在转角振型的平衡位置时, 减震层对该阶振型的附加阻尼矩阵有失效的反应, 从而削弱了减震层的阻尼作用。



Fig.5 Mode without damping of tube

#### 振型反应分析 3

# 3.1 复模态分析法

减震层在结构中每隔一定楼层布置一道, 这样 的布置原则会使带耗能减震层框架-核心筒结构体 系成为非经典阻尼体系,其阻尼不满足正交条件, 为了解决这类型体系中的非经典阻尼解耦问题,可 利用状态空间理论,即使用复模态分析方法,求解 结构各阶振型的阻尼比,从而使得振型叠加法能够 继续使用。

建立一个新变量 Z:

$$Z = \begin{vmatrix} \dot{u} \\ u \end{vmatrix}$$
(47)

$$\begin{vmatrix} 0 & M \\ M & C_{s} + C_{d} \end{vmatrix} \dot{Z} + \begin{vmatrix} -M & 0 \\ 0 & K \end{vmatrix} Z = \begin{vmatrix} 0 \\ -\overline{L}a_{g}(t) \end{vmatrix}$$
(48)  
$$M^{*} \begin{vmatrix} 0 & M \end{vmatrix}$$

$$\begin{array}{c|c} M & - & \\ M & C_{\rm s} + C_{\rm d} \end{array}$$

M

(40)

$$K = \left| \begin{array}{c} 0 & K \end{array} \right| \tag{50}$$

由此可得广义特征值问题:

$$K^*V = -iM^*Vd \tag{51}$$

式中,特征值矩阵d为对角阵,满阵V的列是相应的 特征向量, $i=\sqrt{-1}$ 。此时,结构的阻尼比等于复 数频率的实部与模的商。

对式(51)求解,可得到结构的2n个共轭成对复 特征值为 $d_1, d_2, \dots, d_n, d_{n+1}, d_{n+2}, \dots, d_{2n}$ 。 $d_i$ 为结构体 系的复频率,可表示为:

$$d_j = -\xi_{ej}\omega_{ej} + i\sqrt{1 - \xi_{ej}^2}\omega_{ej}$$
(52)

式中: $\xi_{ei}$ 为结构设计复模态阻尼比; $\omega_{ei}$ 为复模态 频率:  $i = \sqrt{-1}$ 。

由文献[9-10]可知,具有非经典阻尼的线弹性 结构的某些振型可能会出现临界阻尼比大于1的过 阻尼情况,当结构出现过阻尼现象时,对应出现过 阻尼的某阶振型,由式(51)得到的该阶振型的特征 值会出现成对的实数解。则假设某阶振型出现成对 的实数解为:

$$s_n = -\alpha_n + \beta_n \tag{53}$$

$$\hat{s}_n = -\alpha_n - \beta_n \tag{54}$$

式中:  $\alpha_n = \xi_n \omega_n$ ;  $\beta_n = \hat{\omega}_n = \omega_n \sqrt{\xi_n^2 - 1}$ 。其中,  $\omega_n$ 、 ξ,为结构无阻尼自振频率和相应的阻尼比。

在这里,自振频率 $\omega_n$ 和相应的阻尼比 $\xi_n$ 可由 一对实特征值s,和ŝ,求得,即:

$$\omega_n^2 = s_n \cdot \hat{s}_n \tag{55}$$

$$2\xi\omega_n = -(s_n + \hat{s}_n) \tag{56}$$

# 3.2 复模态阻尼比

根据3.1节复模态阻尼比和自振频率的求解方 法,研究减震层沿楼层从顶部依次往底部布置时, 各阶振型的复模态阻尼比的变化规律。此时,减震 层的阻尼器的阻尼系数取为cd=100 MN • m/s,其他 参数同1.5节,所得结构前四阶振型的无量纲复模态 阻尼比与减震层布置高度的变化关系如图6所示, 其中 $\xi_{i0}$ 为减震层布置在结构底部即a=0时,第i阶 振型的阻尼比。由图6可知,各阶振型的无量纲阻 尼比随减震层相对高度的变化曲线呈波浪状,结合 式(20)和图5可得,减震层布置在转角振型大的地 方,其无量纲复模态阻尼比就越大,减震层布置在 转角振型为零的地方时,其无量纲复模态阻尼比就 越小。从图6还可以看出,减震层布置在结构上部 敏感部位时,阻尼比增大的比率更明显。对于实际 工程影响较大的第一阶振型阻尼比,当减震层布置 在*a*=0.3相对高度以上时,能获得较大的阻尼比。



对减震层布置在结构中部和顶部两个位置情况下结构的动力特性和顶层位移、基底剪力随阻尼系数的变化规律进行分析。结构的复模态振动频率、模态阻尼比、各阶振型对应的顶层位移和基底剪力的峰值如图7和图8所示。从图7(a)和图8(a)可以看出,随着结构阻尼的增大,存在模态迁移现象,





即高阶振型逐渐向其最接近的低阶振型转化,这种 由于外部阻尼器的作用而产生的现象称为"频率转 换"<sup>[11-13]</sup>。从图7(b)和图8(b)可以看出,出现频率 转换的高阶振型,其模态阻尼比则表现为过阻尼现 象,其复模态阻尼比将大于1(当阻尼比大于1时,其 随后的阻尼比变化曲线不再绘制)。从图7(c)和图8(c) 可知,对于超高层结构的顶层位移反应,第一阶振 型的占绝对的主要贡献。从图7(d)和图8(d)可知,对 于结构的基底剪力,前三阶振型的贡献占总反应的 40%~60%,说明了结构的基底剪力要考虑高阶振型 的影响。



Fig.8 Relations among natural frequency, modal damping ratio and damping coefficient in case of a=1.0

# 4 结论

提出带耗能减震层框架-核心筒结构的简化模型,推导了该模型在地震波作用下的振动控制方程,并利用有限元方法进行了验证,初步结论如下:

(1) 耗能减震层的效果相当于在减震层位置处 施加了一个抗转刚度弹簧和抗转阻尼弹簧,既有利 于提高结构的抗侧刚度又能增加结构的阻尼,从而 提高框架-核心筒结构的抗震性能。

(2) 提出的简化模型能够近似模拟带耗能减震 层框架-核心筒结构的受力和变形性能,计算结果吻 合良好。

(3) 基于假定振型法的计算公式能够快速确定 减震层在各阶振型下的优化布置位置及其减震 效果。

(4) 基于简化模型优化设计的复模态阻尼比及 阻尼器的优化阻尼系数可以为该类结构的初步设 计提供参考。

## 参考文献:

- 周云,邓雪松,吴从晓.高层建筑耗能减震新体系概 念与实现[J]. 工程抗震与加固改造, 2007, 29(6): 1-9.
   Zhou Yun, Deng Xuesong, Wu Congxiao. The concept and realization of the new systems of tall building with dissipated devices [J]. Earthquake Resistant Engineering and Retrofitting, 2007, 29(6): 1-9. (in Chinese)
- [2] 丁鲲,周云,邓雪松.框架-核心筒结构耗能减震层的 减震效果分析[J].工程抗震与加固改造,2007,29(3): 35-40.

Ding Kun, Zhou Yun, Deng Xuesong. Seismic analysis on frame-core wall structure with energy-dissipation story [J]. Earthquake Resistant Engineering and Retrofitting, 2007, 29(3): 35–40. (in Chinese)

[3] 丁鲲,周云,邓雪松.带加强层和粘滞耗能减震层的 超高层结构地震反应对比分析[J].工程抗震与加固改, 2009, 31(1): 35-43.

Ding Kun, Zhou Yun, Deng Xuesong. Seismic response analysis of super high-rise structure with strengthened story and viscous seismic energy dissipation story [J]. Earthquake Resistant Engineering and Retrofitting, 2009, 31(1): 35-43. (in Chinese)

- [4] 汪大洋,周云,王绍合. 耗能减振层对某超高层结构 的减振控制研究[J]. 振动与冲击, 2011, 30(2): 85-92.
  Wang Dayang, Zhou Yun, Wang Shaohe. Vibration reduction for a super-high structure with energy dissipation story [J]. Journal of Vibration and Shock, 2011, 30(2): 85-92. (in Chinese)
- [5] 林绍明,周云,邓雪松. 带黏滞减震层高层结构的优 化分析[J]. 土木工程学报, 2013, 46(10): 71-81.
  Lin Shaoming, Zhou Yun, Deng Xuesong. Optimization analysis for high-rise structure with viscous energydissipation story [J]. China Civil Engineering Journal, 2013, 46(10): 71-81. (in Chinese)
- [6] Hoenderkamp J C D, Snijder H H. Preliminary analysis

of high-rise braced frames with facade riggers [J]. Journal of Structural Engineering, 2003, 129(5): 640-647.

- [7] Hoenderkamp J C D, Bakker M C M. Analysis of high-rise braced frames with outriggers [J]. The Structural Design of Tall and Special Buildings, 2003(12): 335-350.
- [8] 林绍明,周云,邓雪松,等.带加强层框架-核心筒结构中单伸臂桁架刚度比的合理取值[J].振动与冲击,2013,32(15):63-70.
  Lin Shaoming, Zhou Yun, Deng Xuesong, et al. Rational stiffness of single outrigger trusses in frame-core structure [J]. Journal of Vibration and Shock, 2013, 32(15):63-70. (in Chinese)
- [9] 周锡元,马东辉,俞瑞芳.工程结构中的阻尼与复振型地震响应的完全平方组合[J]. 土木工程学报, 2005, 38(1): 31-39.
  Zhou Xiyuan, Ma Donghui, Yu Ruifang. Damping in structures and complete quadratic combination (CCQC) of complex mode seismic responses [J]. China Civil Engineering Journal, 2005, 38(1): 31-39. (in Chinese)
- [10] 周锡元,俞瑞芳.非比例阻尼线性体系基于规范反应 谱的 CCQC 法[J]. 工程力学, 2006, 23(2): 10-17.
  Zhou Xiyuan, Yu Ruifang. CCQC method for seismic response of non-classically damped linear system based on code response spectra [J]. Engineering Mechanics, 2006, 23(2): 10-17. (in Chinese)
- [11] Chen Y, McFarland D M, Wang Z, et al. Analysis of tall buildings with damped outriggers [J]. Journal of Structural Engineering, 2010, 136(11): 1435-1443.
- [12] 梁栋,陈顺伟,孔丹丹,等. 索梁动力耦合对非线性拉索阻尼器减振效果的影响分析[J]. 工程力学,2012,29(9):237-244.
  Liang Dong, Chen Shunwei, Kong Dandan, et al. Effects of coupling vibration between girder and cable on performance of nonlinear cable dampers for cable-stayed bridges [J]. Engineering Mechanics, 2012, 29(9): 237-
- [13] Chen Zhengqing, Wang Zhihao. A novel passive energy dissipation system for frame core tube structure [C]. Taibei: The Seventh Asia-Pacific Conference on Wind Engineering, 2009: 8-12.

244. (in Chinese)