DOI:10.16450/j.cnki.issn.1004-6801.2023.02.005

囊式分子弹簧隔振器力学性能分析

金 阳, 陈卫东, 陈 前, 滕汉东

(南京航空航天大学机械结构力学及控制国家重点实验室 南京,210016)

摘要 结合囊体变形分析和水分子侵入疏水微孔的过程,建立了囊式分子弹簧隔振器的力学模型,推导了隔振器受力过程的力-位移关系,采用准静态试验验证了力学模型,并通过仿真和试验分析了隔振器性能的影响因素。结果表明:理论与试验结果一致性较好;囊式分子弹簧隔振器表现出高-低-高的分段刚度特性,且阶段Ⅱ刚度较阶段Ⅰ 有极大降低;微观层面的孔径、接触角、孔容积以及宏观层面的材料用量和氯化钠溶液浓度等参数均会对隔振器阶 段Ⅱ产生影响,调整这些参数可以灵活调节隔振器性能,适应不同的工程需求。

关键词 囊式;分子弹簧;分段刚度;隔振 中图分类号 TB535

1 问题的引出

气囊隔振器是一种优良的隔振原件,其固有频 率低,广泛应用于商用汽车、轨道车辆及船舶等领 域^[1];但是其工作压力不高,且存在慢撒气,一般需 要配置气压监测设备和充气装置,尺寸较大,难以满 足重载隔振领域对尺寸的要求。为了更好地应用于 重载领域,隔振器需要提高内压,减小尺寸。高压下 空气体积的压缩比例大,慢撒气问题更加突出,而分 子弹簧隔振器作为一种新型隔振器,其采用液固混 合物为工作介质,相较于空气,有效降低了泄漏风 险,且同时具有高-低-高的分段刚度特性,特别适用 于重载隔振领域^[24]。

笔者参考空气弹簧的结构,设计了一种囊式分子弹簧隔振器,如图1所示。首先,假设囊体母线长度不变,分析隔振器囊体受压缩的变形过程,以



2 囊式分子弹簧隔振器建模

2.1 囊体变形过程

图 2 为囊式分子弹簧隔振器变形剖面图,为了 对相关参数进行标注,分子弹簧混合介质没有在右 半部分表示。

在内压p的作用下,囊式分子弹簧隔振器的承 载能力为



图1 囊式分子弹簧隔振器示意图



* 国家自然科学基金资助项目(11472127) 收稿日期:2022-08-17;修回日期:2022-09-26



图2 囊式分子弹簧隔振器变形剖面图

Fig.2 Deformation profile of bag-type molecular spring isolator

$$F = pS_e \tag{1}$$

其中:S_e为囊式分子弹簧隔振器的有效面积。

在对囊式分子弹簧隔振器加载的过程中,其囊体外形发生变化,有效面积、内部压力和囊体内工作介质的体积发生改变并达到新的平衡。假设在载荷 F的作用下,囊式分子弹簧隔振器发生微小位移dz, 根据虚位移原理^[6],有

$$Fdz + pdV = 0 \tag{2}$$

$$F = -p \mathrm{d} V/\mathrm{d} z \tag{3}$$

联立式(1)和式(3),得到隔振器有效面积为

$$S_e = -\mathrm{d}V/\mathrm{d}z \tag{4}$$

囊体内的体积如图 3 所示,可以采用积分计算, 取微元dz,微元部分体积为

$$dV = \pi (R + r\cos\theta)^2 dz$$
 (5)
囊体母线的竖直方向位置可以表示为

$$z = 2r\sin\theta \tag{6}$$

)

计算其微分,得到

$$\mathrm{d}z = 2r\cos\theta\mathrm{d}\theta\tag{7}$$

$$V = 2 \int_{0}^{\pi} (R + r \cos \theta)^{2} r \cos \theta d\theta \qquad (8)$$

通过积分计算,得到囊体内的总体积为

$$V =$$

$$2\pi r \left((R^2 + r^2) \sin \theta - \frac{1}{3} r^2 \sin^3 \theta + rR\theta + \frac{1}{2} dr \sin 2\theta \right)$$
(9)



Fig.3 Bladder volume

囊体采用芳纶骨架,芳纶弹性模量高^[7]。假设 在囊式分子弹簧隔振器工作过程中囊体母线长度 S₀不变,囊体变形时,上盖板下移dz,囊体达到新的 平衡,所以有

$$2r\theta = S_0 \tag{10}$$

囊体母线曲率半径为*r*=*S*₀/2*θ*,其与曲率中心 及旋转中性轴的距离关系为

$$R_0 = R + r\cos\theta \tag{11}$$

联立式(9)~(11),可以得到囊体体积为

$$V = \frac{\pi S_0}{\theta} \left(\left(\left(R_0 - \frac{S_0}{2\theta} \cos \theta \right)^2 + \frac{S_0^2}{4\theta^2} \right) \sin \theta - \frac{1}{2\theta} \right) \left(\left(\left(R_0 - \frac{S_0}{2\theta} \cos \theta \right)^2 + \frac{S_0^2}{4\theta^2} \right) \right) \right) \right)$$

$$\frac{1}{3} \frac{S_0^2}{4\theta^2} \sin^3\theta + \frac{S_0}{2} \left(R_0 - \frac{S_0}{2\theta} \cos\theta\right) + \left(R_0 - \frac{S_0}{2\theta} \cos\theta\right) \frac{S_0}{4\theta} \sin 2\theta \right)$$
(12)

联立式(6)和式(10),得到

$$z = S_0 \frac{\sin \theta}{\rho} \tag{13}$$

两端微分得到

$$dz = S_0 \frac{\theta \cos \theta - \sin \theta}{\theta^2} d\theta \qquad (14)$$

$$S_e = -\mathrm{d}V/\mathrm{d}z = -\frac{\mathrm{d}V}{\mathrm{d}\theta}\frac{\mathrm{d}\theta}{\mathrm{d}z} \tag{15}$$

囊式分子弹簧隔振器的刚度为

$$K = \frac{\mathrm{d}F}{\mathrm{d}z} = \frac{\mathrm{d}p}{\mathrm{d}z} S_e + p \frac{\mathrm{d}S_e}{\mathrm{d}z} = \frac{\mathrm{d}p}{\mathrm{d}V} \frac{\mathrm{d}V}{\mathrm{d}z} S_e + p \frac{\mathrm{d}S_e}{\mathrm{d}z} = -\frac{\mathrm{d}p}{\mathrm{d}V} S_e^2 + p \frac{\mathrm{d}S_e}{\mathrm{d}z}$$
(16)

$$\frac{\mathrm{d}S_{e}}{\mathrm{d}z} = \frac{\mathrm{d}S_{e}}{\mathrm{d}\theta} \frac{\mathrm{d}\theta}{\mathrm{d}z} \tag{17}$$

联立式(12)、式(14)和式(16),得到囊式分子 弹簧隔振器的刚度表达式,式中除 dp/dV 没有确定 外,其他参数均可由θ确定。因此,为了得到囊式分 子弹簧隔振器的刚度,就需要分析囊式分子弹簧隔 振器的内压与体积的关系。

2.2 工作介质宏观力学模型

图 4 为水侵入微孔受力图,水在外压强作用下 侵入单条微孔的过程遵循 Laplace-Washburn 方程, 纳米疏水微孔中液体界面受到的附加力为



Fig.4 Water intrudes into a hydrophobic pore

$$P_{c} = -4\sigma_{\rm L}\cos\theta/d \tag{18}$$

其中: σ_L 为液体表面张力;d为微孔直径; θ 为液固接触角^[8]。

当囊式分子弹簧隔振器被压缩时,水分子大量 侵入疏水微孔,由于微孔的孔径及疏水性不尽相同, 因此需要结合材料的统计学规律进行宏观力学建 模。分子弹簧在加载阶段隔振器内部容积变化量与 外加压强之间的关系分为3个阶段^[9]:阶段I,外压 力不足以迫使水分子进入疏水微孔,但液体在外界 压力下具有一定的可压缩性,随着压力的增加,液体 体积变化微小;阶段II,外界压强达到水分子进入微 孔的临界压强,开始迫使水分子大量进入纳米疏水 微孔,此后较小的压力增加将引起分子弹簧隔振器 内部的容积大幅度减小;阶段III,纳米疏水微孔已经 完全达到饱和,水分子无法进入纳米微孔,继续加压 过程中,液体在高压下的可压缩性使分子弹簧隔振 器内部容积继续减小,但变化微小。

设外加压强为P,分子弹簧混合介质的总体积 变化量为V(P)。多孔疏水材料颗粒孔径最大值为 d_{max} ,孔径最小值为 d_{min} ,接触角最大值为 π ,最小值 为 θ_{min} ,多孔疏水材料质量为m,单位质量多孔疏水 材料有效容积为 V_{pore} ,水的体积为 V_w 。 $\beta(P)$ 为水 的压缩率, $q_1(d)$ 为孔径的概率密度函数, $f_1(\theta)$ 为接 触角的概率密度函数,疏水材料的孔径在特定范围 内服从正态分布,接触角也服从正态分布,则有

$$\beta(P) = 4.5 \times 10^{-4} (P \times 10^{-6} - 0.1)$$
 (19)

$$q_{1}(d) = \frac{q(d)}{Q(d_{\max}) - Q(d_{\min})}$$
(20)

$$q(d) = \frac{1}{\sqrt{2\pi} \eta} e^{-\frac{(d-\mu)^{2}}{2\eta^{2}}}$$
(21)

$$Q(d) = \int_{-\infty}^{d} q(t) dt = \frac{1}{\sqrt{2\pi} n} \int_{-\infty}^{d} e^{-\frac{(t-\mu')^2}{2\eta^2}} dt \qquad (22)$$

$$f_{1}(\theta) = \frac{f(\theta)}{F(\theta'_{\text{max}}) - F(\theta'_{\text{min}})}$$
(23)

$$f(\theta) = \frac{1}{\sqrt{2\pi} \vartheta} e^{-\frac{(\theta-\mu)^2}{2\vartheta^2}}$$
(24)

$$F(\theta) = \int_{-\infty}^{\theta} f(t) dt = \frac{1}{\sqrt{2\pi} \vartheta} \int_{-\infty}^{\theta} e^{-\frac{(t-\mu)^2}{2\vartheta^2}} dt \qquad (25)$$

阶段 Ⅰ 和阶段 Ⅲ 是压缩纯水的阶段,在这两个 阶段的分子弹簧混合介质的体积变化量可以通过水 的压缩率来计算,即

$$\Delta V(P) = V_{w} \beta(P) \tag{26}$$

此时囊体内的体积为

$$V = V_{\rm w}(1 - \beta(P)) \tag{27}$$

阶段 II 的体积变化量可通过对水分子侵入疏水 微孔的体积积分来计算。采用二重积分,积分变量 为孔径 *d* 和接触角 θ,积分区间分别为[*d*_{min},*d*_{max}]和 [*θ*_{min},*θ*_{max}]。随着压强的变化,积分区域将发生变化,因 此将阶段 II 分为3个步骤:①当压强继续增大,水分子 开始侵入大孔径小接触角的疏水微孔;②随着压强进一步增加,在接触角小于 $\operatorname{arccos}(-Pd_{\min}/(4\sigma_{L}))$ 的微孔,水分子已经完全侵入,接触角大于 $\operatorname{arccos}(-Pd_{\min}/(4\sigma_{L}))$ 的微孔中,孔径大于 $-4\sigma_{L}\cos\theta'_{\max}/P$ 的微孔也已完全饱和;③继续增大压强,接触角小于 $\operatorname{arccos}(-Pd_{\min}/(4\sigma_{L}))$ 的微孔全部被水侵入,仅在较小孔径、较大接触角的微孔中有水分子进入。

侵入微孔水的体积为

$$\Delta V_{1}(P) = V_{w}\beta(P) + mV_{pore} \int_{-\frac{4\sigma\cos\theta'_{min}}{P}}^{d_{max}} q_{1}(d) dd \cdot \int_{\theta'_{min}}^{\arccos(-\frac{Pd}{4\sigma})} f_{1}(\theta) d\theta$$
(28)

$$\Delta V_{2}(P) = V_{w}\beta(P) + mV_{por} \int_{d_{min}}^{d_{max}} q_{1}(d) dd \cdot \int_{a'}^{\operatorname{arccos}(-\frac{Pd}{4\sigma})} f_{1}(\theta) d\theta \qquad (29)$$

$$\Delta V_{3}(P) = V_{w}\beta(P) + V_{31}(P) + V_{32}(P)$$
(30)
 $\vec{x}(30)\psi$

 $V_{ci}(P) = mV \int_{arccos(-\frac{Pd_{min}}{4\sigma})}^{arccos(-\frac{Pd_{min}}{4\sigma})}$

$$Y_{31}(P) = mV_{\text{pore}} \int_{\theta_{\min}^{\prime}}^{4\sigma} f_{1}(\theta) d\theta \cdot \int_{\theta_{\min}^{\prime}}^{\theta_{\max}} q_{1}(d) dd \qquad (31)$$

$$V_{32}(P) = m V_{\text{pore}} \int_{\operatorname{arccos}(-\frac{Pd_{\min}}{4\sigma})}^{d'_{\max}} f_1(\theta) d\theta \cdot \int_{d}^{d_{\max}} q_1(d) dd$$
(32)

当外加压强逐渐增加到临界压强时,水已经完全 侵入疏水微孔;外加压强继续增加时,疏水微孔已经饱 和。由于液体的可压缩性,分子弹簧体积的变化量为

$$\Delta V(P) = V_{w}\beta(P) + mV_{\rho} \qquad (33)$$

$$V = V_{w}(1 - \beta(P)) - mV_{\rho} \qquad (34)$$

综合式(26)~(33),以Laplace-Washbum方程 为基础,可以得到囊式分子弹簧在加载阶段内部体 积变化量与外加压强之间的关系。其中:式(26)和 式(33)分别表示纯水压缩过程中的体积改变量; 式(27)~(32)表示阶段 [[水分子侵入疏水微孔过程 的体积改变量。

2.3 囊式分子弹簧隔振器刚度模型

根据式(27)和式(34),两端微分,得到在阶段 Ⅰ和阶段Ⅲ时,囊式分子弹簧隔振器内部体积和压 强的关系为

$$\mathrm{d}V = -V_{\mathrm{w}}\mathrm{d}(\beta(P)) \tag{35}$$

$$\beta(P) = 4.5 \times 10^{-4} (P \times 10^{-6} - 0.1) =$$
(36)

其中: $\alpha = 4.5 \times 10^{-10}$; $c = 10^{5}$ 。

(37)

代入式(35)得到

$$\mathrm{d}V = -\alpha V_{\mathrm{w}}\mathrm{d}P$$

联立式(16)、式(17)和式(37),得到阶段 I 和阶 段Ⅲ的刚度为

$$K = \frac{1}{\alpha V_{w}} \left(\frac{\theta^{2}}{S_{0}(\theta \cos \theta - \sin \theta)} \right)^{2} \left(\frac{dV}{d\theta} \right)^{2} + \frac{p\left(\left(\frac{\theta^{2}}{S_{0}(\theta \cos \theta - \sin \theta)} \right) \frac{d^{2}V}{d\theta^{2}} + \frac{2\theta^{2} \cos \theta - 2\theta \sin \theta + \theta^{3} \sin \theta}{S_{0}^{2} (\theta \cos \theta - \sin \theta)^{2}} \frac{dV}{d\theta} \right) \cdot \frac{\theta^{2}}{S_{0}(\theta \cos \theta - \sin \theta)}$$
(38)

阶段 II 体积与压强关系复杂,无法用解析形式 表达,所以对式(28)~(32)采用数值积分计算得到 体积变化与压强的关系,再将数值计算的结果进行 微分得到 dp/dV,将相关结果代入式(16)得到囊式 分子弹簧隔振器刚度表达式。

3 分子弹簧力学性能仿真

3.1 力学性能仿真

采用辛普森公式对二重积分进行数值积分计 算,将表1中的仿真参数代入式(38)中,处理并化简 后得到囊式分子弹簧隔振器理论结果,如图5所示。

由图5可知,3种不同材料的囊式分子弹簧隔振器均表现出高-低-高的分段刚度特性:图(a)在18 kN左右时水分子侵入纳米疏水微孔中,21 kN左右时疏水微孔趋于饱和,根据囊式分子弹簧隔振器这2个位置的有效面积,计算得到其侵入压强和饱和压强分别为19.9 MPa和22.7 MPa,在曲线上取不同阶段端点计算其线性拟合刚度,分别为2.06×10⁶,1.3×10⁵和2.04×10⁶N/m,在水大量侵入疏水微孔时,极大降低了隔振器刚度;图(b)在37.2 kN

表 1 仿真参数 Tab.1 Simulation parameters

参数 -	材 料		
	#1	#2	#3
$d_{\rm max}/10^{-10}~{\rm m}$	9.5	7.5	4.0
$d_{\rm min}/10^{-10}~{\rm m}$	8.5	4.5	2.0
$\mu'/10^{-10}$	9	6	3
$\theta_{\rm min}/{\rm rad}$	2.26	2.65	2.80
μ	2.71	2.89	2.97
m/g	70	70	70
$\eta/10^{-11}$	5	5	5
θ	0.5	0.5	0.5
$\sigma_{\rm L}/10^{^{-3}}{ m Pa}$	13.9	13.9	13.9
$V_{ m pore}/{ m ml}$	0.31	0.31	0.31
$V_{ m w}/{ m ml}$	325	325	325

时水分子侵入纳米疏水微孔中,49.4 kN时疏水微孔 趋于饱和,根据囊式分子弹簧隔振器这2个位置的 有效面积,可以得到侵入压强和饱和压强分别为 38.7 MPa和51.3 MPa,计算其3个阶段的线性拟合 刚度分别为2.05×10°,3.8×10°和2×10°N/m;图(c) 在67.6 kN时水分子侵入纳米疏水微孔中,104.7 kN 时疏水微孔趋于饱和,根据这2个位置的有效面积, 可以得到侵入压强和饱和压强分别为70.1 MPa和 108.5 MPa,计算其3个阶段的线性拟合刚度分别为 2.03×10°,6.1×10°和2.08×10°N/m。

3.2 影响因素分析

通过分析囊式分子弹簧隔振器的工作过程,得 到了材料微观参数和宏观力学特性的关系。在其他 参数不变的情况下,分别分析孔径、接触角和孔容积 等参数对力学性能的影响。

采用表1中材料1参数,对孔径、接触角和孔容 积进行改变后,得到分子弹簧材料不同情况下的 力-位移曲线,如图6所示。



Fig.5 Theoretical results of bag-type molecular spring isolator



Fig.6 Force-displacement curves with different conditions

单独改变分子弹簧材料某种参数,不影响分子 弹簧隔振器的分段刚度特性,且阶段 I 和阶段 II 为 压缩纯水阶段,刚度不受材料参数影响。由图 6(a) 可知,分子弹簧隔振器阶段 II 的负载随着孔径的减 小而增大,因为孔径减小,侵入压强增大,所以负载增 大,但阶段 II 的刚度变化不明显;由图 6(b)可知,分子 弹簧隔振器阶段 II 的负载随着接触角的增大而增 大,这是由于接触角增大,材料的疏水性增强,水侵 入微孔的压强增大,相对应的负载增大,阶段 II 刚度 变化也不明显;由图 6(c)可知,分子弹簧隔振器阶段 II 的负载不随材料孔容积的变化而变化,因为孔容 积的变化并不影响水侵入微孔的压强,但随着材料 孔容积的增大,阶段 II 刚度明显变小,这是因为材料 的孔容积增大导致侵入微孔的水体积增加,隔振器在 阶段 II 的行程增加,而其负载不变,故刚度降低。

通过对分子弹簧材料孔径、接触角和孔容积的 调节,可以实现隔振器不同负载、不同工作刚度的调 整,灵活应对工程需求。

4 准静态试验验证

笔者设计了一种囊式分子弹簧隔振器,其装置 如图7所示,来验证计算模型的正确性。将一定量 的水和ZIF-8多孔疏水材料组成的分子弹簧混合介 质置于隔振器的囊体中,形成囊式分子弹簧隔振器; 通过疲劳试验机(MTS)进行加载和卸载,得到准静 态力-位移曲线,测试方法参照GB/T 15168—2013。 图8为该装置所用的ZIF-8多孔疏水材料。

图9给出了囊式分子弹簧隔振器的准静态试验 结果,表明分子弹簧具有明显的分段刚度特性。阶 段 I 斜率较大,水分子没有侵入微孔,为压缩纯水过 程;阶段 II 水分子开始大量侵入疏水微孔,曲线斜率 极大降低;阶段 II 在试验结果中没有完整显现,这是 因为囊式分子弹簧隔振器的设计行程不足,阶段 II 也是压缩纯水,其曲线斜率大幅增加,达到与阶段 I 相同的状态。卸载阶段是加载阶段的逆过程。前后 2次加卸载结果几乎重合,说明囊式分子弹簧隔振 器在多次加卸载后,材料的性能保持稳定。



图 7 囊式分子弹簧隔振器装置图 Fig.7 Bag-type molecular spring isolator device diagram



图 8 ZIF-8多孔疏水材料 Fig.8 ZIF-8 porous hydrophobic materi





将理论结果和试验结果进行对比,如图10所 示。由图可知,二者几乎吻合,卸载阶段是加载阶段 的逆过程。

对于选定的分子弹簧材料,微观参数无法变动,要 实现对分子弹簧隔振器性能的调节就需要对其宏观 影响因素进行调整,下面分析分子弹簧材料量和液体 表面张力的变化对分子弹簧隔振器力学性能的影响。 图 11 为不同材料量的试验结果,表明阶段 Ⅱ 的 刚度随分子弹簧材料用量的增加而显著降低,而阶 段 Ⅰ 的刚度没有变化。这是因为材料量的增加会显 著增加材料微孔体积,可侵入微孔的水体积增加,从 而降低阶段 Ⅱ 的刚度;而阶段 Ⅰ 是压缩纯水阶段,不 受材料用量影响。分别取点计算不同材料量下的分 子弹簧隔振器的刚度可知:材料用量为 30 g的隔振









器刚度为2.18×10°和7.5×10°N/m;材料用量80g 的隔振器刚度为2.12×10⁶和1.12×10⁵N/m;材料 用量为130g的隔振器刚度为2.02×10⁶和1.25× 10⁵ N/m。虽然材料量的增加可以有效降低分子弹 簧隔振器阶段Ⅱ的刚度,但对于固定的隔振器而言, 能降低阶段Ⅱ刚度的分子弹簧材料用量是有上限 的,如图11中130g材料的隔振器阶段Ⅱ刚度相比 80g材料的阶段 II 刚度不降反增,这是因为随着材 料量的增加,分子弹簧混合介质中水的比例降低,导 致混合介质中部分分子弹簧材料无法参与工作,所 以阶段Ⅱ的刚度没有再降低。

图 12 为不同氯化钠浓度时的试验结果,表明分 子弹簧隔振器的阶段Ⅱ负载随着氯化钠溶液浓度的 增加而增大,刚度则无明显变化。阶段Ⅱ的负载增 加,说明侵入压强增大,这是由于氯化钠溶液表面张 力随着浓度增加而增大;阶段Ⅱ的刚度无明显变化, 这是由于氯化钠溶液浓度只会影响液体表面张力, 对材料参数无影响,所以不会改变阶段Ⅱ的刚度。

5 结 论

1) 根据气囊隔振器和分子弹簧的特点,设计了一 种囊式分子弹簧隔振器,通过囊体变形分析和模拟水 侵入微孔的过程,建立了囊式分子弹簧隔振器的力学 模型,准静态条件下的试验结果与理论结果有很好的 一致性,表明了本研究理论方法的合理性与有效性。

2) 囊式分子弹簧隔振器具有高-低-高的分段刚 度特性,且阶段Ⅱ的刚度相较阶段Ⅰ和阶段Ⅲ有数 量级上的降低,该刚度特性使其特别适用于低频重 载隔振领域。

3) 通过改变分子弹簧材料的用量和分子弹簧 工作介质溶液的浓度等宏观参数,可以实现分子弹 簧隔振器性能的调节,灵活应对工程需求。

紶 老 文 献

[1] 李芾, 戚壮. 轨道车辆空气弹簧悬挂系统应用与研

35 30 ₹ 25 20 25 15 10 20%NaC 0 15 20 10 25 位移 / mm ent concentrations of NaCl

40

图 12 不同氯化钠浓度时的试验结果 究[J]. 中国铁路, 2014, (4): 42-47.

LI Fu, QI Zhuang Application and research of air spring suspension system for railway vehicles[J] China Railway, 2014, (4):42-47.(in Chinese)

- [2] SOULARD M, PATARIN J, EROSHENKO V, et al. Molecular spring or bumper: a new application for hydrophobic zeolitic materials[J]. Studies in Surface Science and Catalysis, 2004, 154(4):1830-1837.
- [3] YU M C, GAO X, CHEN Q. Nonlinear frequency response analysis and jump avoidance design of molecular spring isolator[J]. Journal of Mechanics, 2016, 32(5):527-538.
- [4] YU M C, CHEN Q, GAO X. Theoretical and experimental investigation of molecular spring isolator[J]. Microsystem Technologies, 2017, 23(2):285-292.
- [5] TZANIS L, TRZPIT M, SOULARD M, et al. High pressure water intrusion investigation of pure silica 1D channel AFI, MTW and TON-type zeolites[J]. Microporous and Mesoporous Materials, 2011, 146:119-126.
- [6] 金江,袁继峰,葛文璇,等.理论力学[M].南京:东南大 学出版社,2019:277-299.
- [7] 何琳, 吕志强, 赵应龙, 等. 高压大载荷空气弹簧: 中 国,CN201013822Y[P].2008-01-30.
- [8] 张福田.分子界面化学基础[M].上海:上海科学技术 文献出版社,2006:348-359.
- [9] 余慕春,陈前,高雪,等.分子弹簧的隔振机理与力学 性能研究[J]. 力学学报, 2014, 46(4): 553-560. YU Muchun, CHEN Qian, GAO Xue, et al Study on vibration isolation mechanism and mechanical properties of molecular springs[J]. Chinese Journal of Theoretical and Applied Mechanics, 2014, 46 (4):553-560. (in Chinese)



第一作者简介:金阳,男,1992年3月生, 博士生。主要研究方向为工程系统振动 控制。

E-mail: Yjin detec@nuaa.edu.cn