装备防护

高弹 EPE 泡沫两自由度连续冲击包装动力学响应研究

陈家璇¹,周卫中²,张美²,林志杨²,卢富德^{1*}

(1.湖南工业大学 包装与材料工程学院, 湖南 株洲 412007;

2.金华市捷特包装有限公司,浙江 金华 321000)

摘要:目的 基于产品在包装运输过程中经常遭受多次跌落冲击,探究两自由度高弹 EPE 泡沫包装在连续冲击载荷下的动力学响应。方法 以密度为 34 kg/m³的 EPE 泡沫为研究对象,建立高弹泡沫本构方程, 并通过 ABAQUS 构建两自由度高弹泡沫包装系统有限元模型,并进行有限元模拟。利用 ABAQUS 中的 Hyperform 模型和 Mullins 效应来模拟高弹泡沫产品在连续冲击载荷下的加速度响应。结果 通过对比试 验和仿真结果可知,两自由度高弹 EPE 泡沫包装系统在连续冲击下,其产品加速度变化趋势明显,且 泡沫的软化效应会降低其缓冲性能。结论 在两自由度包装系统中,冲击对底层产品的影响持续时间较 长,并且冲击作用会导致泡沫出现软化现象。在泡沫压实阶段,应力会急剧上升。

关键词:两自由度; EPE 高弹泡沫; 连续冲击; 有限元分析

中图分类号: TB485.1 文献标志码: A 文章编号: 1001-3563(2024)19-0318-07 DOI: 10.19554/j.cnki.1001-3563.2024.19.032

Dynamic Response of Two-degree-of-freedom Continuous Impact Packaging for High Elasticity EPE Foam

CHEN Jiaxuan¹, ZHOU Weizhong², ZHANG Mei², LIN Zhiyang², LU Fude^{1*}

(1. School of Packaging and Material Engineering, Hunan University of Technology, Hunan Zhuzhou 412007, China; 2. Jinhua Jiete Packaging Co., Ltd., Zhejiang Jinhua 321000, China)

ABSTRACT: Considering that products often suffer from multiple drop impacts during packaging and transportation, the work aims to investigate the dynamic response of two-degree-of-freedom high elasticity EPE foam packaging under continuous impact loads. By taking EPE foam with a density of 34 kg/m³ as the research object, the intrinsic equations of high elasticity foam were firstly established, and the finite element model of a two-degree-of-freedom high elasticity foam packaging system was constructed by ABAQUS for finite element simulation. The Hyperform model and Mullins effect in ABAQUS were used to simulate the high elasticity foam and study the acceleration response of the product under continuous impact load. The comparative experimental and simulation results showed that the two-degree-of-freedom high elasticity EPE foam packaging system had a significant trend of product acceleration change in continuous impact, and the softening effect of the foam reduced its cushioning performance. In the two-degree-of-freedom packaging system, the impact on the bottom product lasts for a long time, and the impact effect causes the foam to soften. During the foam compaction phase, the stress rises sharply.

KEY WORDS: two-degree-of-freedom; EPE high elasticity foam; continuous impact; finite element analysis

收稿日期: 2024-07-12

基金项目:湖南省教育厅科学研究重点项目(22A0397);湖南省自然科学基金面上项目(2022JJ30223) *通信作者

聚合物泡沫塑料因其轻质和出色的能量吸收能 力^[1-2],在包装工业中备受喜爱^[3]。发泡聚乙烯(EPE) 俗称珍珠棉,具有非交联闭孔结构,是一种新型环保 包装材料,通常呈现为半硬质的闭孔结构,且密度较 低。EPE 因其轻质、高弹性和优良的抗冲击性能,以 及可重复利用,广泛用作缓冲包装材料^[4-5],备受研 究者的关注[6-8]。材料力学性能的研究方法一般可以 分为两大类。一种是通过实验测试,获得泡沫材料的 力学性能数据。ASTM D1596 是业界公认的标准试 验方法,用于评估包装缓冲材料的减震特性,能够有 效获取缓冲曲线,然而该方法需要进行大量实验,成 本较高。为了降低成本、提高设计效率,研究人员开 始采用第2类方法,即利用计算机模拟和数值计算技 术,对泡沫材料的力学行为进行仿真与预测。伍瑾等 [9]研究了易损件在连续跌落冲击载荷作用下的动力 学响应特性,分析了多次冲击对 EPE 缓冲材料性能 的影响。Lu 等^[10]用函数描述了 EPE 在加载-卸载循环 条件下的力学响应,构建了一个本构模型,该模型考 虑了应变率和残余应变,能够准确描述 EPE 在多次 动态冲击下的变形行为。然而,伍瑾和卢富德分别研 究的2种方法都只关注了单自由度的垂直冲击情况, 并未涉及实际包装系统中两自由度运动耦合的动力 学行为。Mills 等^[11]通过有限元模拟,预测了低密度 闭孔 EPE 在压缩冲击下的响应,重点关注了 EPE 在 载荷加载和卸载过程中的性能表现。卢富德等[12]对梯 形结构的聚乙烯泡沫进行了有限元分析,并利用虚质 量法[13]分析了梯形结构的力学响应。数值模拟结果 表明,二维有限元模型能够准确预测任意梯形泡沫 结构的力学行为及变形模式。Mills 和卢富德研究的 2种方法均采用有限元分析,这为深入理解更复杂的 两自由度包装系统的动力学提供了重要的参考依 据。高德等[14]基于黏弹性理论,构建了发泡聚乙烯 缓冲材料的动态非线性本构模型,并成功识别了相 关参数, 推导出多自由度缓冲包装系统在单次冲击下 的动力学方程,为更准确地预测和分析复杂包装系统 的动力学响应奠定了基础,但是此研究局限于单次冲 击载荷作用下的情况,并未涉及两自由度包装在连续 冲击条件下的动力学特性。上述研究为理解泡沫材料 在冲击载荷下的动力学响应提供了重要基础,但均未 涉及两自由度缓冲包装在连续冲击载荷下缓冲材料 的力学响应。

作者基于前人的工作,进一步探讨此问题。在运输过程中,连续冲击是不可避免的。基于此,本文研究分析了密度为 34 kg/m³的发泡聚乙烯泡沫(EPE) 在两自由度^[15]缓冲包装系统中的性能。通过构建聚乙 烯泡沫本构模型,利用有限元仿真模拟方法,分析产 品在单次冲击和连续冲击下加速度的变化情况,并分 析不同厚度泡沫对产品加速度的影响,这对于优化设 计具有两自由度的缓冲包装系统具有重要意义。

1 聚乙烯泡沫本构模型

高弹泡沫具有良好的缓冲性能,常用于缓冲包装 设计,文献[10]以 34 kg/m³的 EPE 泡沫为研究材料, 建立了相应的本构关系。其中,高弹泡沫本构模型基 于应变能密度函数提出,所以在确定应变能函数后, 便能确定其应力-应变关系。代表性的应变能密度函 数是由 Ogden^[16]提出的势函数,此函数 U 是关于 3 个主伸长量 λ_1 、 λ_2 、 λ_3 的函数,见式(1)。

$$U(\lambda_{1}, \lambda_{2}, \lambda_{3}) = \sum_{i=1}^{n} \frac{2\mu_{i}}{\alpha_{i}^{2}} [\lambda_{1}^{\alpha_{i}} + \lambda_{2}^{\alpha_{i}} + \lambda_{3}^{\alpha_{i}} - 3 + \frac{1}{\beta_{i}} (J^{-\alpha_{i}\beta_{i}} - 1)]$$

$$(1)$$

式中: U为应变能, μ 、 α 、 β 为材料参数; λ_1 、 λ_2 、 λ_3 分别为 3 个主方向的伸长率,即材料拉伸后长 度与初始试样长度的比值; n 为多项式阶数; J为体 积变化率, $J = \lambda_1 \lambda_2 \lambda_3$ 。

在单轴加载下,一阶应力应变关系见式(2)。

$$\sigma = -\frac{2\mu}{\alpha} [(1-\varepsilon)^{\alpha-1} - (1-\varepsilon)^{-\alpha\beta-1}]$$
⁽²⁾

其中,因为高弹泡沫为可压缩泡沫,所以β近似 为0。将式(2)化为式(3)。

$$\sigma = -\frac{2\mu}{\alpha} [(1-\varepsilon)^{\alpha-1} - (1-\varepsilon)^{-1}]$$
(3)

负号表示向下压缩为正方向。为了保证计算的精 准度,采取二阶 Odgen 模型,见式(4)。

$$\sigma = -\sum_{i=1}^{n} \frac{2\mu_i}{\alpha_i} [(1-\varepsilon_i)^{\alpha_i-1} - (1-\varepsilon_i)^{-1}]$$
(4)

用 Mullins 效应模型定义了泡沫塑料的软化行 为^[17-18],以表征泡沫塑料的损伤现象。对于高弹泡沫, 引入损伤函数 $\eta^{[19]}$,见式(5),便可以得到 Mullins 效应本构模型,用来表示高弹泡沫的卸载,见式(6)。

$$\eta = 1 - \frac{1}{\gamma} \operatorname{erf}(\frac{U_{\mathrm{m}} - U_{\mathrm{o}}}{m + \beta U_{\mathrm{m}}})$$
(5)

$$\sigma = \left[-\sum_{i=1}^{n} \frac{2\mu_{i}}{\alpha_{i}} [(1-\varepsilon_{i})^{\alpha_{i}-1} - (1-\varepsilon_{i})^{-1}] \right] \eta$$
(6)

式中: U_m为卸载阶段的最大应变能; U₀为卸载 阶段的瞬时应变能。

在式 (1)~(6) 构造的本构关系中,一共有 μ_1 、 α_1 、 μ_2 、 α_2 、 γ 、m、 β 等 7 个待识别参数,用来表征 高弹泡沫的复杂力学行为,见表 1^[10]。

2 有限元仿真模拟

在 ABAQUS 中,利用 Hyperform 模型和 Mullins 效应来模拟高弹泡沫的力学响应。根据上述识别参数,设置材料属性。

为了准确表示高弹泡沫的力学响应,构建了二维 有限元模型。如图1所示,模型主要由产品块、泡沫、

表 1	高弹泡沫 EPE 本构方程参数	
Tab.1 Parame	eter values of constitutive equation for	
EPE high elasticity foam		

参数	结果	
μ_1 /MPa	0.990	
μ_2/Pa	845.400	
α_1	29.780	
α_2	-2.480	
γ	1.500	
m/MPa	0.002	
β	0.900	





刚体壳等部分组成。设置刚体壳的目的是高度还原实 际运输过程,同时也为了约束产品向上运动,进而为 连续冲击创造条件。将顶层泡沫与刚体壳绑定在一 起,对产品只起到了约束作用,并不影响实际模拟结 果。将地面及产品块设置成离散刚体,并赋予泡沫材 料属性。

2.1 压缩速度的确定

在选择跌落试验的高度时,依据实际的物流运输环境进行了细致考虑。依据 GB/T 4857.18—92 和 ISO 4180/2—1980,典型的冲击速度对应的等效跌落高度区间被确定在 0.1~1.2 m之间,这一区间反映了运输包装件在实际物流环节中可能受到的冲击强度。在此次模拟中,选择 0.6 m 为跌落高度,这是因为 0.6 m 的高度区间具有一定的代表性,在包装运输领域具有普适性。在模拟压缩实体的跌落过程时,假定它进行自由落体运动,且暂时忽略空气阻力等外部影响,从而简化模型。跌落高度与落体速度之间的基本物理关系满足式(7)。经计算,初速度为 3.43 m/s。

$$v^2 = 2gh \tag{7}$$

2.2 设置模拟分析步及载荷

在分析步模块界面内,配置了动态-显式分析步, 将持续时间设定为 0.03 s,用于模拟压缩实体在短时 间内的动态响应。

在 ABAQUS 的相互作用模块中,配置了 2 种不同的属性,分别命名为 IntProp-1、IntProp-2。其中, IntProp-1 定义了切向行为,采用罚函数法,将其罚系数设置为 0.3。IntProp-2 除了包含同样的切向行为, 还额外定义了法向行为,该法向行为允许在接触后发 生分离现象。基于这些设置,将产品块与泡沫之间的 接触定义为面对面接触,使用 IntProp-1 属性;将泡 沫与地面、泡沫与刚体壳之间的接触也设为面对面接 触,采用 IntProp-2 属性。为了防止模拟泡沫材料过 程中发生穿透现象,对泡沫材料施加了自接触约束。 同时,将质量块的质量设定为 2.5 kg,确保模拟的准 确性。在质量块与泡沫之间留有一定的空间,防止发 生穿模,它对模拟的影响可以忽略不计。

在载荷应用环节,对产品块施加了速度载荷,将 速度设置为-3.43 m/s,负号表示其方向向下。同时, 确保产品块在水平方向的位置不变,将地面、刚体壳 设置为完全固定状态,以模拟实际的跌落情况。

3 冲击加速度分析

3.1 单次冲击加速度响应

为了研究两自由度泡沫包装系统在单次冲击下的加速度响应,采用参数 $m_1=2.5$ kg, $m_2=2.5$ kg, A=0.01 m², L=0.03 m, $v_0=3.43$ m/s, 取向下方向为正。 m_1 、 m_2 为产品 1、2 的质量, A 为 EPE 衬垫横截面积, L 为泡沫厚度。利用 ABAQUS 进行仿真模拟,可以得到系统冲击下产品 1、2 的加速度响应。如图 2 所示。

由图 2 可见,产品 1 在受到冲击时,其加速度先 呈线性增加,随后以非线性方式增至峰值,之后逐渐 下降,最终稳定为零。与此同时,产品 2 在冲击初期





的极短时间内其加速度线性增加,并以非线性方式迅速攀升至第1个峰值,随后逐步降至零,接着开始反向加速至第2个峰值,并持续降低至零,然后再次正向加速到第3个峰值,最后也逐渐降至零。

产品2能够在短时间内达到第1个加速度峰值, 表明在冲击初期底层泡沫发生了较大形变,并吸收了 大量能量。由于产品1和产品2具有相同的、方向向 下的初速度,冲击初期上层泡沫的形变相对较小,因 此吸收的能量较少,导致产品1的加速度增加得较 慢。当底层泡沫压缩至极限并开始回弹时,上层泡沫 开始大幅度压缩,使得产品1的加速度显著增快,同 时也引起产品2的加速度逐步减小至零,随后开始反 向加速。当产品1达到加速度峰值并开始下降时,表 明上层泡沫在压缩至极限后也开始回弹,其加速度逐 步降至零。由于两层泡沫均处于回弹状态,产品2此 时被挤压,导致其加速度在正向增大后逐渐较平稳。 当产品1的加速度降至零时,在惯性作用下,产品1 脱离泡沫,上层泡沫也向上运动并脱离产品2,使得 产品 2 只受到底层泡沫的作用,加速度达到第 3 个峰 值,并逐渐降至零。

3.2 连续冲击加速度响应

泡沫在第 1 次冲击结束时的变形状态需要通过 初始状态函数应用到第 2 次冲击分析中。采用参数 $m_1=2.5 \text{ kg}, m_2=2.5 \text{ kg}, A=0.01 \text{ m}^2, L=0.03 \text{ m}, v_0=3.43 \text{ m/s},$ 得到产品 1 连续 2 次冲击的加速度-时间曲线, 如图 3 所示。

由图 3 可以看出,产品 1 的加速度在第 2 次冲击 初期持续为零。说明此时产品 1 尚未接触泡沫,在接 触泡沫后的极短时间内,其加速度迅速增至峰值,相 较于第 1 次冲击,加速度并未出现线性增加且第 2 次 冲击下的加速度峰值是第 1 次冲击下加速度峰值的 3 倍,说明 EPE 泡沫材料在第 1 次冲击下,泡沫发生 软化,缓冲性能大幅降低。



图 3 产品 1 在连续冲击下的加速度-时间曲线 Fig.3 Continuous impact acceleration-time of product 1

通过观察图 4 可以发现,产品 2 第 2 次冲击下的 加速度变化趋势与第 1 次冲击下加速度的变化趋势 类似,都经历了 3 次峰值。在第 2 次冲击初期,逐渐 跌落并开始压缩底层泡沫,加速度逐渐增大。与产品 1 类似,加速度此时均未出现线性变化阶段,并且在第 2 次冲击下加速度峰值是第 1 次冲击下加速度峰值的 3 倍。说明底层泡沫也出现了泡沫软化现象,导致泡沫的 缓冲性能下降。



图 4 产品 2 在连续冲击下的加速度-时间曲线 Fig.4 Continuous impact acceleration-time curve of product 2

对比了第2次冲击下产品1、2的加速度,如图5所示。在冲击初期,产品2的加速度首先开始变化。 在产品1的加速度恒为零后,产品2的加速度逐渐减小, 说明第2次冲击对产品2造成影响的持续时间较长。通 过观察产品1、2的第2次冲击加速度-时间曲线可以发现,产品1、2站第2次冲击加速度-时间曲线可以发现,产品1、2基本同时达到最大峰值。这是由于此时 底层泡沫开始回弹,上层泡沫同时受到产品1、2的挤 压作用,泡沫进入压实阶段,此阶段的应力急剧上升。



图 5 第 2 次冲击下产品的加速度-时间曲线 Fig.5 Acceleration-time curve of product under the second impact

3.3 试验结果验证

在试验过程中,产品1采用钢板,产品2采用铝板,上下2个泡沫均为尺寸100mm×100mm×30mm、密度34 kg/m³的 EPE 泡沫。将其整体置于测量框架中,如图6所示。从高度60cm的位置跌落,并用加速度传感器记录数据。通过计算机处理数据,测试2个板的加速度-时间曲线,如图7所示。

将试验结果与有限元仿真结果进行对比,包括单次冲击和连续冲击2种情况下,产品1和产品2的加速度-时间曲线如图8所示。在单次冲击条件下(图 8a~b),试验测得的加速度曲线与有限元模拟的曲线



图 6 实验装置 Fig.6 Experimental setup



图 8 试验结果与仿真验证结果 Fig.8 Test results and simulation verification results

高度吻合,表明模型能够准确捕捉单次冲击作用下产品1和产品2的动力学响应过程。在连续冲击条件下(图 8c~d),试验曲线与仿真曲线具有良好的一致性。说明该有限元模型能够精准模拟产品在连续冲击载荷作用下的动态行为。

在 2 种不同冲击情况下,试验结果与仿真结果高度 吻合,充分验证了所建有限元模型的准确性和可靠性。

4 顶层泡沫厚度对产品加速度的影响

为了研究顶层泡沫厚度对产品加速度的影响,保 持参数 m_1 =2.5 kg, m_2 =2.5 kg, A=0.01 m², L=0.03 m, v_0 =3.43 m/s 不变,取极限加速度 a_j =80g, g=9.8 m/s。 由于在运动过程中,产品 2 并不会接触顶层泡沫,所 以并未对产品 2 的加速度进行讨论。在冲击初期,顶 层泡沫不会对产品 1 的运动造成影响,也就不会影响 产品 1 的加速度,因此这里通过处理数据,直接从顶 层泡沫作用于产品 1 时开始讨论。由于负号只影响加 速度的方向,对加速度乘以负号,并不会影响数据分 析结果。改变顶层泡沫厚度 d,得到产品 1 的加速度-时间曲线如图 9 所示,取 d_1 =0.04 m, d_2 =0.01 m。





由图 9 可知,由于泡沫厚度不同,所以产品 1 的 加速度响应亦不相同。由于 $d_1 > d_2$,所以当顶层泡沫 厚度为 0.04 m 时,产品 1 先接触泡沫,且其加速度 开始变化。在接触初期可以看出,产品的加速度呈线 性增加,之后呈非线性增加趋势。这与上文得出的产 品在单次冲击作用下加速度开始呈线性增加的结论 一致。出现这种情况主要是由泡沫的缓冲特性所致。 在压缩过程中,泡沫一共经历了 3 个典型阶段:线弹 性阶段、应力屈服平台阶段、压实阶段。在线弹性阶 段,泡沫主要发生弹性形变,此阶段泡沫应力的变化 呈线性趋势。继续压缩泡沫,则进入应力屈服平台阶 段。此时加速度呈非线性增大。当顶层泡沫厚度为 0.01 m时,短时间内产品尚未接触顶层泡沫,所以加 速度持续为零。从图 9 可知,在产品接触泡沫后,加 速度在极短时间内呈线性增加,之后呈非线性增加, 并迅速呈爆发性增长。此时,加速度的峰值达到了 150g,说明泡沫进入压实阶段,应力急剧上升,泡沫 内部结构被破坏,其缓冲性能大幅度降低。通过观察 加速度线性增长到非线性增长的转折点可以发现,在 不同厚度下可达到的加速度基本相等,说明泡沫厚度 并不会明显影响泡沫的屈服应力。

通过对比这 2 组不同厚度的顶层泡沫对产品加 速度的影响可以发现,厚度较小的泡沫对产品的缓冲 能力较弱,产品的加速度易达到一个较高峰值,超过 产品的极限加速度,产品更易被损坏。选取厚度为 0.04 m 的泡沫可以观察到,产品的加速度为 40g,远 远达不到极限加速度,容易造成资源浪费,这在包装 设计过程中极不可取。基于减量化原则设计缓冲包装 时,常常需要多次实验,以确定最适合的缓冲衬垫厚 度。采用仿真模拟可以有效减少实验成本,在确保满 足缓冲要求的前提下,尽可能选择较薄的缓冲衬垫, 避免不必要的过度包装。这样既节约了资源,又降低 了包装成本。

5 结论

1)在两自由度包装系统中,夹在产品中间的泡 沫在冲击初期,其能量吸收较少,主要是底层泡沫发 挥作用,且冲击对产品2的作用时间较长。

2) 在第1次冲击作用下,泡沫出现软化现象, EPE 的缓冲性能降低,保护作用减弱。在第2次冲击 下,泡沫受到产品双重挤压,进入泡沫压实阶段。此 阶段泡沫的应力急剧上升,因此会产生较大的加速度 峰值。

参考文献:

- NAVARRO-JAVIERRE P, GARCIA-ROMEU-MARTINEZ M A, CLOQUELL-BALLESTER V A, et al. Evaluation of Two Simplified Methods for Determining Cushion Curves of Closed Cell Foams[J]. Packaging Technology and Science, 2012, 25(4): 217-231.
- [2] PIATKOWSKI T, OSOWSKI P. Modified Method for Dynamic Stress-Strain Curve Determination of Closed-Cell Foams[J]. Packaging Technology and Science, 2016, 29(6): 337-349.
- [3] AVALLE M, BELINGARDI G, IBBA A. Mechanical Models of Cellular Solids: Parameters Identification from Experimental Tests[J]. International Journal of Impact Engineering, 2007, 34(1): 3-27.
- [4] GE C F, HUANG H Q. Corner Foam Versus Flat Foam:

- [5] 卢富德,张绍云,杜启祥.发泡聚乙烯隔振性能研究[J]. 包装工程,2011,32(11):1-4.
 LU F D, ZHANG S Y, DU Q X. Study of Vibration Isolation Performance of EPE[J]. Packaging Engineering, 2011,32(11):1-4.
- [6] SERGI C, SARASINI F, BARBERO E, et al. Assessment of Agglomerated Corks and PVC Foams Cores Crashworthiness under Multiple-Impact Events in Different Loading Conditions[J]. Polymer Testing, 2021, 96: 107061.
- [7] RUMIANEK P, DOBOSZ T, NOWAK R, et al. Static Mechanical Properties of Expanded Polypropylene Crushable Foam[J]. Materials, 2021, 14(2): 249.
- [8] JOODAKY A, BATT G S, GIBERT J M. Prediction of Cushion Curves of Polymer Foams Using a Nonlinear Distributed Parameter Model[J]. Packaging Technology and Science, 2020, 33(1): 3-14.
- [9] 伍瑾, 卢富德, 王彪, 等. 易损件在连续跌落冲击载 荷作用下的动力学响应[J]. 振动与冲击, 2023, 42(20): 275-279.
 WU J, LU F D, WANG B, et al. Dynamic Response of Veheenble, Part under the Continuent Data Investor

Vulnerable Part under the Continuous Drop Impact Loads[J]. Journal of Vibration and Shock, 2023, 42(20): 275-279.

- [10] LU F D, HUA G J, WANG L S, et al. A Phenomenological Constitutive Modelling of Polyethylene Foam under Multiple Impact Conditions[J]. Packaging Technology and Science, 2019, 32(7): 367-379.
- [11] MILLS N J, STÄMPFLI R, MARONE F, et al. Finite Element Micromechanics Model of Impact Compression of Closed-Cell Polymer Foams[J]. International Journal of Solids and Structures, 2009, 46(3/4): 677-697.
- [12] 卢富德, 滑广军, 王丽姝, 等. 梯形聚乙烯泡沫结构动态压缩响应有限元分析[J]. 振动与冲击, 2019, 38(14): 234-238.
 LU F D, HUA G J, WANG L S, et al. Finite Element Analysis of Dynamic Compression Response of Trape-

zoidal Polyethylene Foam Structure[J]. Journal of Vibration and Shock, 2019, 38(14): 234-238.

- [13] LU F D, TAO W M, GAO D. Virtual Mass Method for Solution of Dynamic Response of Composite Cushion Packaging System[J]. Packaging Technology and Science, 2013, 26(Sup.1): 32-42.
- [14] 高德, 卢富德. 聚乙烯缓冲材料多自由度跌落包装系统优化设计[J]. 振动与冲击, 2012, 31(3): 69-72.
 GAO D, LU F D. Optimization Design of MDOF Package Cushioning System Made of Polyethylene[J]. Journal of Vibration and Shock, 2012, 31(3): 69-72.
- [15] 高德, 卢富德. 两自由度正切非线性系统的冲击响应 研究[J]. 哈尔滨商业大学学报(自然科学版), 2010, 26(6): 748-752.

GAO D, LU F D. Study of Shock Response Spectra Surface under Half-Sine Pulse of Two-Degree-of Freedom Tangent Nonlinear System[J]. Journal of Harbin University of Commerce (Natural Sciences Edition), 2010, 26(6): 748-752.

- [16] OGDEN R W. Large Deformation Isotropic Elasticity on the Correlation of Theory and Experiment for Incompressible Rubberlike Solids[J]. Proceedings of the Royal Society of London A Mathematical and Physical Sciences, 1972, 326: 565-584.
- [17] GARCIA-ROMEU-MARTINEZ M A, SEK M A, CLOQUELL-BALLESTER V A. Effect of Initial Pre-Compression of Corrugated Paperboard Cushions on Shock Attenuation Characteristics in Repetitive Impacts[J]. Packaging Technology and Science, 2009, 22(6): 323-334.
- [18] SCHAEDLER T A, JACOBSEN A J, TORRENTS A, et al. Ultralight Metallic Microlattices[J]. Science, 2011, 334: 962-965.
- [19] OGDEN R W, ROXBURGH D G. A Pseudo-Elastic Model for the Mullins Effect in Filled Rubber[J]. Proceedings of the Royal Society of London Series A: Mathematical, Physical and Engineering Sciences, 1999, 455: 2861-2877.