DOI:10.16450/j.cnki.issn.1004-6801.2021.01.021

利用振动改善FFF薄板抗拉性能的实验研究^{*}

姜世杰, 董天阔, 陈丕峰, 孙明宇, 戴卫兵 (东北大学机械工程与自动化学院院 沈阳, 110004)

摘要 熔丝制造成型(fused filament fabrication,简称FFF)技术因其操作简单、成本低廉且环境友好等特点, 成为普及范围最广的一种快速成型技术,但由于逐层沉积的制造工艺,其产品质量很难与传统加工方式得到的零 件相媲美。笔者将压电陶瓷片与FFF快速成型设备相结合,利用振动改善打印产品的机械性能。首先,利用压 电陶瓷将普通FFF快速成型设备改装成振动式FFF设备;其次,制备施加振动前和不同形式振动后的拉伸样件, 并完成拉伸实验;最后,通过对比不同样件的应力应变关系,分析了振动对FFF制品抗拉性能的影响规律。研 究结果表明,利用振动能够显著提高FFF制品的抗拉强度和弹塑性能,并有效降低其各向异性特点。

关键词 熔丝制造成型;压电陶瓷;利用振动;抗拉强度;弹塑性能中图分类号 TH113.1

引 言

随着社会的快速发展及科技水平的提高,人们 已经不再满足于传统的加工手段,开始探索更为高 效、便捷的加工方式。快速成型技术为制造业提供 了一种新型的制造手段^[1]。FFF技术因操作简单、 设备成本低廉、原材料范围广和绿色安全等特点,成 为使用范围最广的快速成型技术之一。FFF技术 的工作原理是将丝状的原材料通过送料管送入热熔 喷头中,使其融化,然后喷头通过设计好的三维打印 路径和轨迹进行运动,同时将熔融状态的材料挤出 到所指定的位置并凝固成型,逐层打印层层累加,最 终堆积成实体,完成工件的制造^[24]。

目前,FFF工件的机械性能无法与传统加工方 式制造的工件相媲美,成为阻碍FFF技术进一步发 展的重要因素之一。因此,如何提高FFF快速成型 产品的机械性能,对FFF快速成型技术的发展起到 至关重要的作用。很多学者对此进行了大量研究。 文献[5]通过在聚乳酸(polylactic acid,简称PLA)中 加入铁或者铜等材料,发现金属的加入可以改进打 印样件的刚度和柔韧性。Goh等^[6]研究了碳纤维和 玻璃纤维对快速成型热塑性塑料力学性能和断裂模 式的影响。由于不同的材料具有不同的热性能和冷 却速度,需要限制混合材料的比例,因此限制了产品 强度的提高。Lederle等^[7]观察到在氮气环境下, PLA 材料在打印过程中的氧化分解被抑制,从而改 善了快速成型 PLA 样品的力学性能。Jin 等^[8]采用 二氯甲烷蒸汽溶解 PLA 样品表面的阶梯,研究了化 学工艺对快速成型样品拉伸力学性能的影响。以上 方法成本较高且不易实现,还会使零件表面粗糙度 增加,不利于大范围推广应用。文献[9]研究了不同 光栅角度、间隙尺寸、打印层厚度、路径宽度和加热 温度等参数对快速成型试样拉伸和弯曲力学性能的 影响,但其原理较复杂,且不易调控。Wu等^[10]对加 工好的样件进行超声振动后处理,分析超声振动对 FFF 快速成型丙烯腈·丁二烯·苯乙烯(acrylonitrile butadiene styrene,简称ABS)样品弯曲和动态力学 性能的影响。研究发现,超声波强化处理使ABS样 品的抗弯强度提高了10.8%,弯曲模量提高了 12.5 %,提高了动态力学性能,但其并不是在打印 样件过程中施加振动,且超声振动设备较大,与 FFF快速成型设备结合较为困难。在快速成型领 域,文献[11]利用高功率激光系统、五轴数控加工中 心、材料粉末输送系统和电磁激振器等设备组建了 振动式的激光粉末沉积(laser powder deposition,简 称LPD)快速成型设备。其中,激振器与工作平台 相连接来控制其振动的幅度、频率及方向。研究发 现,利用振动可以有效减少LPD快速成型零件内部

^{*} 国家自然科学基金资助项目(51705068);中央高校基本科研业务费资助项目(N180703009,N170302001) 收稿日期:2019-09-11;修回日期:2019-11-25

孔洞缺陷的数量和尺寸(最高可达 80%),进而有效 提高零件的机械强度和弹塑性能(延展性)。用此方 法获得的零件内部组织更加细致,结构硬度分布也 更加均匀。基于相似的概念,在FFF快速成型设备 热熔喷头处施加振动激励在改进成品的机械性能方 面有很大的潜力。

笔者将压电陶瓷与FFF快速成型设备相结合, 将振动引入到FFF成型过程中,通过控制、调节引 入振动的幅值和频率,获取施加振动前以及不同形 式振动作用后的FFF样件。通过对比实验结果,分 析了振动对FFF薄板抗拉强度和弹塑性的影响 规律。

1 FFF快速成型设备改装

本研究使用的FFF快速成型设备型号为 D-FORCE V2,机身尺寸为400 mm×470 mm× 860 mm,喷嘴直径为0.4 mm,工作底盘直径为 260 mm,z方向可到达的最高点为300 mm,其3个 并联臂可以到达指定的任意位置,并能进行长时间 的打印工作。

为了将振动引入FFF加工过程,将压电陶瓷固 定安装在FFF熔融喷头处,利用压电陶瓷(型号为 P-5 I,尺寸为40 mm×10 mm×0.3 mm)的逆压电效 应,通过放大器(型号为HPV-3C0150A0300D)将信 号发生器(型号为VC2015H)产生的正弦波形电信 号放大15倍,为压电陶瓷提供高稳定性、高分辨率 的电压,使熔融喷头处于纵向振动场中,再通过加速 度传感器(B&K4517)、数据采集卡(NI USB 4431) 等拾振设备确定熔融喷头的实际振动状态。振动式 FFF快速成型设备示意图如图1所示。其中,信号 发生器具有调节振动频率和输入电压的功能,可以 单独控制用来改变振动的频率和幅值。

2 拉伸实验研究

2.1 试件准备

根据 ISO 527-2-2012标准,利用 FFF 快速成型 设备制备了外形尺寸如图 2 所示的拉伸实验试件,其 长度为 158 mm,测试宽度为 10 mm,厚度为 2.4 mm。 试件材料为聚乳酸,一种生物基可再生生物降解材 料,具有热稳定性好、易加工和生物相容性强等优 点,因此得到了广泛应用。



(a) 振动式FFF设备原理图 (a) The schematic diagram of the vibrating FFF equipment



(b) 振动式FFF设备(b) The vibrating FFF equipment图 1 振动式FFF 快速成型设备

Fig.1 The vibrating FFF rapid prototyping equipment



Fig.2 Tensile test specimen(unit: mm)

本研究共加工了 30个试件,纤维方向是纵向的 试件有 15个(与拉伸方向平行,为*x*方向打印),其 中:3个为施加振动前的试件(表示为 $X_{0}^{0}_{i},i=1\sim$ 3);6个为 900 Hz振动场下试件(振动幅值为 0.18 *g* 和 0.24 g的试件各 3个,分别表示为 $X_{900}^{0.18g}_{900}$ *iii*=1~3);另有 6个是振动幅值为 0.2 *g*振动 场下试件(振动频率分别为 150 Hz 和 200 Hz 的试件 各 3个,分别表示为 $X_{150}^{0.28}_{15}$ *i*和 $X_{200}^{0.28}_{1}$ *ii*=1~3)。纤维 方向是横向的试件有 15个(与拉伸方向垂直,为*z*方 向打印),其中:3个为施加振动前的试件(表示为 $Z_{00}^{0}_{1},i=1\sim3$);6个为 900 Hz振动场下试件(振动幅 值为 0.18 *g*和 0.24 *g*的试件各 3个,分别表示为 $Z_{900}^{0.18g}_{1}$ *i*和 $Z_{900}^{0.24g}_{1}$ *ii*=1~3);另有 6个是振动幅值为 0.2 *g*振动场下试件(振动频率分别为 150 Hz 和 200 Hz的试件各 3 个,分别表示为 $Z_{150}^{0.2g}_{.50}_{.i}$ i 和 $Z_{200}^{0.2g}_{.i}$, $i=1\sim3$)。除了施加振动的频率或者幅值不同之 外,打印机的其他所有设置均是相同的。试件的具体参数设置如表1所示。



2.2 实验方法

根据 ISO 527-2-2012标准,利用拉伸实验机(型 号为 SHIMADZU EHF-EV200K2-040)对全部 30 个试件进行拉伸实验。该设备的测量精度为 ±0.5%,负载力范围为0~200kN,加载速率设置 为5mm/min,拉伸实验设备和试件如图3所示。



图 3 拉伸实验设备和试件 Fig.3 Tensile test equipment and specimen

由于PLA材料的机械性能远小于钢铁等金属 材料,因此拉伸实验机对试件两端的夹紧力仅设置 为5MPa,以防止试件损坏而影响实验结果。测得 应力σ的公式为

$$\sigma = F/S \tag{1}$$

其中:F为施加在试件上的力;S为试件的横截面积。 应变ε的公式为

$$\epsilon = \delta/L$$
 (2)

其中:δ为沿着拉伸方向的伸长量;L为试件的原始 长度。

3 实验结果

3.1 熔融喷头振动分析

利用压电陶瓷将振动场施加于熔融喷头,通过 拾振设备确定喷头的实际振动状态,由此控制熔融 喷头产生不同形式的振动状态(竖直方向)如图4 所示。



(3)



$$x = A \sin(\omega t + \alpha)$$

其中:x为加速度;A为振幅; ω 为圆频率;t为时间; α 为初相, $\alpha = 0$ 。

3.2 x方向试件

3.2.1 幅值相同、频率不同振动场的影响

对比分析x方向打印的试件 $X_{0}^{0}_{i}i, X_{150}^{0.2s}_{i}i$ 以及 $X_{200}^{0.2s}_{i}i(i=1\sim3)的应力-应变关系,可以确定振动幅$ 值相同、频率不同的振动场对试件抗拉性能的影响规律。图5为幅值相同、频率不同的振动对<math>x方向 试件抗拉性能的影响曲线。可以看出,施加振动后 的试件比施加振动前的试件抗拉强度更好,且应变 数值更大,弹塑性更好。



图5 幅值相同、频率不同的振动对*x*方向试件抗拉性能的 影响

Fig.5 The effect of the vibration with the same amplitude but different frequencies on the tensile property of *x*-direction specimens

幅值相同、频率不同的振动场下,x方向试件测 试结果如表2所示。由表2可知:施加振动前的试 件 $X_0^0_i$ 的平均抗拉强度为45.46 MPa,施加振动进 行加工的试件 $X_{150}^{0.2g}_i$ 和 $X_{200}^{0.2g}_i$ 的平均抗拉强度分别 为47.69 MPa和48.51 MPa,抗拉强度提高幅度为 4.9 % 和 6.7 %; 在极限应变方面, 施加振动前的试 件 $X_{0}^{0.2i}$ 的 平均应变为 0.095 %, 而试件 $X_{150}^{0.2g}$ i 和 $X_{200}^{0.2g}$ i 的 平均应变值分别为 0.115 % 和 0.116 %, 提 升幅度达 21 % 和 22 %。可见, 施加振动后, FFF 试 件的抗拉性能(抗拉强度和弹塑性)得到了明显提 升, 且随着振动频率的增大而进一步提高。

表 2 幅值相同、频率不同的振动场下 x 方向试件测试结果

Tab.2 Test results of x-direction specimens fabricated under the vibration with the same amplitude but different frequencies

试件(<i>i</i> =1~3)	$X^{\scriptscriptstyle 0}_{\scriptscriptstyle 0_}i$	$X_{150}^{0.2g}$ _i	$X_{200}^{0.2g}$ _i
抗拉强度/MPa	45.46	47.69	48.51
增幅/%	—	4.9	6.7
极限应变/%	0.095	0.115	0.116
增幅/%	—	21	22

3.2.2 频率相同、幅值不同振动场的影响

根据相同的实验过程,对比分析x方向打印的 试件 $X_{0}^{0.i}$, $X_{900}^{0.18g}$,i以及 $X_{900}^{0.24g}$,i的应力-应变关系,可 以确定频率相同、幅值不同的振动场对试件抗拉性 能的影响规律。图6为频率相同、幅值不同的振动 对x方向试件抗拉性能的影响。可以看出,施加振 动进行加工的试件的抗拉强度和弹塑性明显优于施 加振动前的试件。



图 6 频率相同、幅值不同的振动对 x 方向试件抗拉性能的 影响

Fig.6 The effect of the vibration with the same frequency but different amplitudes on the tensile property of *x*-direction specimens

频率相同、幅值不同的振动场下x方向试件测试结果如表3所示。由表3可知:施加振动前的试件 $X_{0}^{0}_{i}i$ 的平均抗拉强度为45.46 MPa,施加振动进行加工的试件 $X_{900}^{0.18g}_{i}i$ 和 $X_{900}^{0.24g}_{i}$ 的平均抗拉强度分别为46.99 MPa和49.71 MPa,抗拉强度提高幅度为

3.4 %和9.3 %;在极限应变方面,施加振动前的试 件 $X_{0}^{0.1}i$ 的平均应变为0.095 %,而试件 $X_{900}^{0.18g}_{...i}$ 和 $X_{900}^{0.24g}_{...i}$ 的平均应变分别为0.126 %和0.128 %,提升 幅度达33 %和35 %。可见,施加振动后,FFF试件 的抗拉性能(抗拉强度和弹塑性)得到了明显提升, 并且随着振动幅度的增大而进一步增大。

表 3 频率相同、幅值不同的振动场下 x 方向试件测试结果

Tab.3 Test results of x-direction specimens fabricated under the vibration with the same frequency but different amplitudes

试件(i=1~3)	$X^0_0_i$	$X_{900}^{0.18g}_{-}i$	$X_{900}^{0.24g}$ _i
抗拉强度/MPa	45.46	46.99	49.71
增幅/%	—	3.4	9.3
极限应变/%	0.095	0.126	0.128
增幅/%	—	33	35

3.3 z方向试件

3.3.1 幅值相同、频率不同振动场的影响

对比分析 z方向打印的试件 $Z_0^0_i, Z_{150}^{0.2g}_i$ 以及 $Z_{200}^{0.2g}_i$ 的应力-应变关系,可以确定加速度幅值相同、 频率不同的振动场对试件抗拉性能的影响规律。 图 7 为幅值相同、频率不同的振动对z方向试件抗拉 性能的影响曲线。可以看出,施加振动后的试件比 施加振动前的试件的抗拉强度更好,且应变数值更 大,弹塑性更好。



图7 幅值相同、频率不同的振动对z方向试件抗拉性能的 影响

Fig.7 The effect of the vibration with the same amplitude but different frequencies on the tensile property of *z*-direction specimens

幅值相同、频率不同的振动场下z方向试件测试结果如表4所示。由表4可知,施加振动前的试件 Z₀⁰*i*的平均抗拉强度为23.68 MPa,平均极限应变 为 0.057 %。利用振动进行加工的样件 $Z_{150}^{0.2g}_{150}i$ 和 $Z_{200}^{0.2g}_{150}i$ 的 平 均 抗 拉 强 度 分 别 为 29.36 MPa 和 32.79 MPa, 平 均 极 限 应 变 分 别 为 0.070 % 和 0.073 %。抗拉强度提高幅度为 24 % 和 38 %, 极限 应变提升幅度为 23 % 和 28 %。可见, 施加振动后, FFF 试件的抗拉性能(抗拉强度和弹塑性)得到了 明显的提升, 且随着振动频率的增大而逐渐增大。

表4 幅值相同、频率不同的振动场下z方向试件测试结果 Tab.4 Test results of z-direction specimens fabricat-

ed under the vibration with the same amplitude but different frequencies

试件(<i>i</i> =1~3)	$Z_{0}^{0}_{-}i$	$Z_{150}^{0.2g}_{150}i$	$Z_{200}^{0.2g}_{i}$
抗拉强度/MPa	23.68	29.36	32.79
增幅/%	—	24	38
极限应变/%	0.057	0.070	0.073
增幅/%	—	23	28

3.3.2 频率相同、幅值不同振动场的影响

根据相同的实验过程,对比分析z方向打印的 试件Z⁰₀*i*,Z^{0.18g}₀₀₀*i*以及Z^{0.24g}₀₀*i*的应力-应变关系,可 以确定振动频率相同、幅值不同的振动场对试件抗 拉性能的影响规律。图8为频率相同、幅值不同的 振动对z方向试件抗拉性能的影响曲线。频率相 同、幅值不同的振动场下z方向打印试件测试结果

如表 5 所示。可以看到, 施加振动前的试件 $Z_{0}^{0}_{i}$ 的平均抗拉强度为 23.68 MPa, 平均极限应变 为 0.057 %; 利用振动进行加工的样件 $Z_{900}^{0.18g}_{i}$ 和 $Z_{900}^{0.24g}_{i}$ 的平均抗拉强度分别为 37.09 MPa 和 39.57 MPa, 平均极限应变分别为 0.076 % 和 0.079 %。抗拉强度提高幅度为 57 % 和 67 %, 极限



图8 频率相同、幅值不同的振动对z方向试件抗拉性能的 影响

Fig.8 The effect of the vibration with the same frequency but different amplitudes on the tensile property of z-direction specimens

应变提升幅度为33%和39%。可见,施加振动后, FFF试件的抗拉性能(抗拉强度和弹塑性)得到了 明显的提升,并且振动幅值越大,试件的抗拉强度和 弹塑性越好。

- 表 5 频率相同、幅值不同的振动场下 z 方向打印试件测 试结果
- Tab.5Test results of z-direction specimens fabricat-
ed under the vibration with the same ampli-
tude but different frequencies

试件(<i>i</i> =1~3)	$Z_0^0_i$	$Z_{900}^{0.18g}_{-}i$	$Z_{900}^{0.24g}_{i}$
抗拉强度/MPa	23.68	37.09	39.57
增幅/%		57	67
极限应变/%	0.057	0.076	0.079
增幅/%	—	33	39

3.4 正交各向异性分析

图 9,10 为 z 方向和 x 方向打印试件的平均抗拉 强度和极限应变的柱状图。可见,施加振动前的 z和 x 方向打印的试件 $Z_{0}^{0}_{i}$ i和 $X_{0}^{0}_{i}$ i平均抗拉强度分别 为 23.68 MPa 和 45.46 MPa,两者相差 92 %;相应的 平均极限应变分别为 0.057 %和 0.095 %,相差 67 %。因此,施加振动前的普通 FFF 薄板的正交各 向异性特点明显。

当施加振动幅值相同(0.2 g)、频率分别为150 和200 Hz的振动时, $z \pi x$ 方向试件 $(Z_{150}^{0.2g}_{150}_{150}_{i}, X_{150}^{0.2g}_{150}_{i})$ 的平均抗拉强度分别相差 62 %和48 %; 相应的平均极限应变值分别相差 64 %和58 %, 如图9所示。可见, 利用振动后, FFF



(a) 幅值相同、频率不同的振动对z和x方向试件正交各向 异性应力特点的影响

(a) The effect of the vibration with the same amplitude but different frequencies on the orthotropic stress of the specimens fabricated in z and x direction



- (b) The effect of the vibration with the same amplitude but different frequencies on the orthotropic stress of the specimens fabricated in *z* and *x* direction
- 图9 幅值相同、频率不同的振动场下z和x方向试件的 平均各向异性对比图
- Fig.9 Comparison of the average anisotropy of the specimens fabricated in z and x direction under the vibration with the same amplitude but different frequencies

薄板的正交各向异性特点显著降低,且随着频率的 增大而进一步降低。

当施加频率相同(900 Hz)、振动幅值分别为 0.18 g和 0.24 g的振动时, $z \pi x$ 方向试件($Z_{900}^{0.18g}_{.0.18g}_{.i}$, $X_{900}^{0.18g}_{.000}_{.i}$, $i \cup \mathcal{D} Z_{900}^{0.24g}_{.i}$, $n X_{900}^{0.24g}_{.000}_{.i}$)的平均抗拉强度分别 相差 27 %和 25 %; 相应的平均极限应变值分别相 差 65 %和 62 %, 如图 10所示。可见, 施加振动后, FFF 薄板的正交各向异性特点显著降低, 且随着振 动幅值的增大而进一步降低。



(a) 频率相同、幅值不同的振动对z和x方向试件正交各向 异性应力特点的影响

(a) The effect of the vibration with the same frequency but different amplitudes on the orthotropic stress of the specimens fabricated in *z* and *x* direction



- (b)频率相同、幅值不同的振动对z和x方向试件正交各向 异性应力特点的影响
- (b) The effect of the vibration with the same frequency but different amplitudes on the orthotropic stress of the specimens fabricated in *z* and *x* direction
- 图 10 频率相同、幅值不同的振动场下z和x方向试件 的平均各向异性对比图
- Fig.10 Comparison of the average anisotropy of the specimens fabricated in z and x direction under the vibration with the same frequency but different amplitudes

4 结 论

在FFF快速成型中,施加振动进行加工的试件抗拉性能(抗拉强度和弹塑性)明显优于施加振动前的试件,并且正交各向异性特点改善明显。

 2)对于施加振动后的试件,当施加振动的幅值 相同、频率不同时,频率越大,试件的抗拉强度越大, 弹塑性越好,正交各向异性改善越明显。

3) 对于施加振动后的试件,当施加振动的频率 相同、幅值不同时,幅值越大试件的抗拉强度越大, 弹塑性越好,正交各向异性改善也越明显。

4) 将压电陶瓷与FFF快速成型设备相结合,将 振动引入到FFF成型过程中,以改善FFF产品的机 械性能,为FFF技术的进一步发展做出了一定的 贡献。

参考文献

- [1] HU D P, WEN Z J, CHEN Y H, et al. Surfacemolding accuracy of FDM thin plastic parts molded by 3D printing [J]. China Plastics, 2017, 31(2):82-87.
- [2] HESAMODIN J S H, MASOOD W Q. Dynamic response of FDM made ABS parts in different part orientations [J]. Advanced Materials Research, 2013, 2493(1496): 291-294.

- [3] SHI Q J, XIAO J J, CHENG G Y, et al. Process optimization of mechanical properties for PLA material via 3D printing [J]. Green Packaging, 2018(8): 54-61.
- [4] ARIVAZHZGAN A, MASOODSH R. Dynamic mechanical properties of ABS material processed by fused deposition modelling [J]. International Journal of Applied Engineering Research, 2012, 2 (3) : 2013-2014.
- [5] KAMALJIT S B, RUPINDER S, HARWINDER S. Development of rapid tooling using fused deposition modeling: a review [J]. Rapid Prototyping Journal, 2016, 22(2): 281-299.
- [6] GOH V, DIKSHIT A P, NAGALINGAM G L, et al. Characterization of mechanical properties and fracture mode of additively manufactured carbon fiber and glass fiber reinforced thermoplastics [J]. Materials Design, 2018, 137: 79-89.
- [7] LEDERLE F, MEYER F, BRUNOTTE G P, et al. Improved mechanical properties of 3D-printed parts by fused deposition modeling processed under the exclusion of oxygen [J]. Progress in Additive Manufacturing, 2016, 1: 3-7.
- [8] JIN Y F, WAN Y, ZHANG B, et al. Modeling of the chemical finishing process for polylactic acid parts in fused deposition modeling and investigation of its tensile properties [J]. Journal of Materials Processing Tech, 2017, 240: 233-239.
- [9] MICHAEL D, IMAN T, SAMY J. Mechanical behaviour of ABS: an experimental study using FDM and injection moulding techniques [J]. Journal of Manufacturing Processes, 2016, 21: 39-45.
- [10] WU W Z, JIANG J L, JIANG H, et al. Improving bending and dynamic mechanics performance of 3D printing through ultrasonic strengthening [J]. Materials Letters, 2018, 220: 317-320.
- [11] LAGE Y E, NEVES M M, MAIA N M, et al. Force transmissibility versus displacement transmissibility [J]. Journal of Sound and Vibration, 2014, 333(22): 5708-5722.



第一作者简介:姜世杰,男,1985年1月 生,博士、讲师。主要研究方向为熔丝加 工成型增材制造技术、机械系统振动噪 声的测试、分析与控制以及振动利用等。 曾发表《FDM薄板振动特性的理论与实 验研究》(《东北大学学报(自然科学版)》 2019年第40卷第4期)等论文。

E-mail:jiangsj@me.neu.edu.cn