聚合物 PA66 直至断裂的全程单轴本构关系研究

于思淼1, 蔡力勋1, 赵国明2

(1. 西南交通大学 力学与工程学院 应用力学与结构安全四川省重点实验室,成都 610031; 2. 西南交通大学 实验室及设备管理处,成都 610031)

摘要:基于有限元辅助测试方法(Finite element aided testing, FAT)对新型聚合物 PA66 开展了直至破坏的全程单轴本构关系的研究。另外,将 VIC-3D 光测所得的试样表面应变场结果与有限元模拟结果进行对比,表明通过 FAT 方法获得的聚合物 PA66 全程单轴本构关系结果准确有效。最后给出了聚合物 PA66 的全程单轴本构关系曲线,给出了对应 Chaboche 本构关系模型的参数、材料临界破断应力、破断应变、应力三轴度等,并对试样的破断机理进行了分析。 关键词:聚合物 PA66;全程单轴本构关系;有限元辅助测试方法;VIC-3D 光测系统

doi:10. 11868/j. issn. 1005-5053. 2015. 3. 011

中图分类号: TB324 文献标识码: A 文章编号: 1005-5053(2015)03-0060-09

延性材料等直圆棒试样在单轴拉伸试验中将产 生颈缩,从而导致颈缩后的单轴本构关系无法直接 获取。精确的直至破断的全程单轴本构关系在工程 材料研究中具有重要指导作用,因而国内外研究者 在该方面展开了大量的试验和理论工作。Bridgman^[1]以颈缩轮廓为圆形,颈缩截面上应变均匀分 布等基本假设为基础,给出了试样轴向应力的修正 公式。Eduardo^[2]等利用试验和数值分析的方法得 出表征材料响应的弹性硬化参数,并讨论了平面应 力条件下该方法的适用范围。Zhang^[3]采用有限元 分析预测断裂准则,验证了有限元模拟载荷-位移曲 线与试验曲线的重合度。Briinig^[4]完成了圆棒拉伸 试样大变形和颈缩现象的数值模型,并将所得结果 与理论计算结果进行对比,给出了一种获取材料全 程单轴本构关系的方法,但仅通过单种材料,单根试 样的试验数据与荷载-位移曲线标定材料全程本构 关系的方法的精确度是值得商榷的。Dumoulin 等^[5]通过观察喷漆试样表面点的变化来研究矩形 拉伸试样载荷-位移曲线与真应力-真应变曲线的关 系,并说明了大变形时应变增长的不均匀性。Mansoo 等^[6]通过调整有限元中应力-应变曲线使模拟载 荷-位移曲线与试验曲线一致来获取材料真应力-真

应变曲线。姚迪^[7]等以*P-V*实验曲线为判据,通过 分析不同构型试样、不同种类材料和不同迭代方式 下的 FAT 方法结果,详细地验证了 FAT 方法对于获 取延性材料全程单轴本构关系的普适性。基于 FAT 方法,陈辉^[8]等人通过小尺寸圆环试样单轴压缩试 验,引入单轴本构关系模型进行有限元迭代计算,使 模拟计算的试样变形与圆环试样压缩试验结果一 致,得到了材料单轴弹塑性本构关系参数。同时,几 个在等温和非等温条件下测量塑性结构大变形的公 式也可用于分析相关问题^[9-12]。然而,上述研究主 要集中于金属材料本构关系获取,而对聚合物材料 本构关系研究报道少有见到。

PA66称为聚酰胺 66,俗称为尼龙双 6,为五 大塑料之首,广泛用于制造机械、汽车、化学与电 气装置的零件,如齿轮、滚子、滑轮、辊轴等。聚 合物 PA66具有强度高、耐腐蚀、耐磨和自润滑等 特点。一直以来针对 PA66的力学性能研究集中 于其添加填充剂后的性能研究,如肖华明等 人^[13]研究了 PA66与 PTEE 共混后拉伸性能和弯 曲性能的变化,但国内外罕见对 PA66 全程本构 关系的研究。

随着计算机技术的发展,计算机辅助测试广泛 应用于数据处理。近年来,有限元理论与方法发展 成熟后,有限元辅助测试得以发展,国内外均展开了 利用有限元工具对金属材料本构关系的研究。其中 蔡力勋等提出了用于获取金属材料颈缩后全程本构 关系的有限元辅助测试(finite-element-analysis aided testing),简称 FAT 方法^[14],即通过不断迭代调整有

收稿日期:2014-06-27;修订日期:2014-11-12

基金项目:国家自然科学基金(11472228);西南交通大学重 点实验室开放项目

通讯作者:蔡力勋(1959一),男,教授,主要从事材料破坏与 结构安全研究,(E-mail) lix_cai@263.net。

限元基本物理方程(材料本构关系)以达到对材料 与结构的数值模拟结果与试验结果一致,进而得到 描述材料不同变形程度的等效本构关系。

本研究应用 FAT 方法于获取聚合物 PA66 直至 破坏的全程等效本构关系,通过 VIC-3D 系统测试 结果进一步验证 FAT 方法对获取 PA66 全程单轴本 构关系的准确性,并对单轴漏斗试样横截面的应力 三轴度演化进行分析。

应力三轴度又称三轴应力度,记为 σ^* 其中,定 义为静水压力比 Mises 等效应力,即 $\sigma_m/\sigma_e,\sigma_m$ 代表 静水压力,为主应力平均值,即

$$\sigma_{\rm m} = \frac{\sigma_1 + \sigma_2 + \sigma_3}{3} \tag{1}$$

 $\sigma_{\rm e}$ 代表 Mises 等效应力,为

(a)

$$\sigma_{e} = \sqrt{\frac{(\sigma_{1} - \sigma_{2})^{2} + (\sigma_{2} - \sigma_{3})^{2} + (\sigma_{3} - \sigma_{1})^{2}}{2}}$$
(2)

表征应力状态参量的应力三轴度是控制材料断 裂模式的关键因素,作为影响材料断裂的因素而被 引入到众多失效模型中,一般认为,应力三轴度 σ^* 的代数值反映了应力场中三轴应力状态对材料变形 的约束程度,直接影响着各点塑性变形的大小及断裂应变大小。

对特定材料,在一定范围内,应力三轴度 σ^* 值 大,应力状态偏于受拉状态,材料易于拉断;应力三 轴度 σ^* 值小,应力状态偏于受压,拉断不易发生, 材料易于剪断。

1 试验装置与材料试样

试验设备为美国 MTS 809 25kN 电液伺服材 料试验机、TestStarII 控制系统、MTS790.20 应用 软件,采用 MTS632.12c-21(标距 25mm,轴向测 量范围 - 10% ~ 50%)应变引伸计测量室温下试 样标距段颈缩前的真实应变和颈缩后的位移,通 过计算机对试验过程进行闭环控制和实时数据 采集。

试验材料聚合物 PA66 的拉伸弹性模量为 3100MPa,断裂延伸率为40%。试样为漏斗区 R 为 10mm 的漏斗试样和漏斗区 R 为5mm 的漏斗试样, 试样均采用高精度数控机床加工,图1给出了两种 试样的尺寸构形。



图 1 试样尺寸构形 (a) PA66 R = 10mm 漏斗型试样;(b) PA66 R = 5mm 漏斗型试样 Fig. 1 The demensions of funnel shaped specimen (a) Funnel-shaped specimen of PA66(R = 10mm) (b) Funnel-shaped specimen of PA66(R = 5mm)

试样夹持段均设计为 M25 的螺纹连接,利用 国家发明专利技术^[15]制造的试样对中夹具与 MTS 试验机连接。对中夹具系统可以有效地消除偏心 加载对单轴拉伸试验中的应力、应变、位移测量的 影响。

单轴拉伸试验在室温下进行,采用位移控制,拉 伸速率为0.005mm/s。每种构形的试样分别进行两 次试验,其中漏斗区半径为10mm的试样记为1[#]试 样和2[#]试样,漏斗区半径为5mm的试样即为3[#]试 样和4^{*}试样。

2 有限元辅助测试试验结果与分析

2.1 FAT 方法基本流程

通过单轴拉伸试验,得到两种构形漏斗试样的 位移-荷载曲线,根据式(3,4)得到工程应力 $\sigma_{\rm E}$ 和 工程应变 $\sigma_{\rm E}$ 。

$$\sigma_{\rm E} = F/A_0 \tag{3}$$

$$\varepsilon_{\rm E} = (L - L_0)/L_0 \tag{4}$$

式中:*F* 为拉伸荷载,*A*₀ 为拉伸试样的原始横截面积,*L*₀ 为用于测量拉伸变形的原始标距,*L* 为变形后的试样标距段长度。

根据试验所得载荷-位移曲线,编写 ANSYS AP-DL 命令流程序可以实现 FAT 方法的自动运算,基 本流程如下:

(1)完成拉伸试验,根据体积不可压缩理论及 Bridgeman 修正式(5,6,7)得到可供参考的应力-应 变曲线;

$$\sigma_{r} = \frac{\sigma_{E}(1 + \varepsilon_{E})}{(1 + \phi/a)[\ln(1 + a/\phi)]}$$
(5)
$$c_{E} = \frac{\ln(1 + \varepsilon_{E})L_{0}}{(1 + \varepsilon_{E})L_{0}}$$
(6)

$$\varphi_{\rm r} = \frac{\ln(1+\varphi_{\rm E})L_0}{F_e} \tag{6}$$

$$F_{e} = 2HA_{0}\sum_{i}^{N} \left(\frac{1}{A_{i}}\right)$$

$$(7)$$

其中 Fe 为弹性当量计长,参考应力和参考应变分别 用 σ_r 和 ε_r 表示, ϕ 是漏斗试样的漏斗区直径, a 是 漏斗试样中心截面的半径,此公式中的 L_0 与上述不 同,表示漏斗试样的漏斗区跨距, H 和 A_i 所代表的 变量在图 2 中给出。



图 2 漏斗试样几何参数



(2)建立拉伸试验所用漏斗圆棒试样的有限元

模型,以第(1)步中得到的漏斗试样修正后的参考 应力-应变曲线作为有限元分析软件 ANSYS 材料库 中的多线性本构模型进行模拟,从结果中提取试验 所用漏斗圆棒试样有限元模型的载荷-位移模拟 曲线。

(3)将提取的载荷-位移模拟曲线同第(1)步中 的漏斗试样载荷-位移试验曲线进行比较,若二者吻 合则停止计算,当前输入的材料本构模型即为被研 究材料的真实拉伸全程本构关系,若二者不吻合,则 按公式(8)更新 ANSYS 软件中输入的材料本构模 型,其中符号 i 为迭代的次数, $F_{\rm E}$ 为试验原始荷载, $F_{\rm F}$ 为模拟输出的荷载,迭代过程中的应力、应变分 别由符号 σ , ε 表示;

$$\begin{cases} \sigma_{(i)} = \frac{F_{E(i)}}{F_{F(i)}} \bigg|_{V_{(i)}} \cdot \sigma_{(i-1)} \\ \varepsilon_{(i)} = \varepsilon_{(i-1)} \end{cases}$$
(8)

(4)重复第(3)步,直至获得被研究材料的等效 全程本构关系时停止迭代计算。

具体流程如图3所示:



图 3 FAT 方法流程框图 Fig. 3 The flow chart of FAT method

FAT 方法的应用广泛,可用于获取材料直至破断的全程本构关系曲线、破断应力、破断应变、应力 三轴度等材料性能,对工程中的结构设计和安全评 估具有重要意义。

2.2 采用有限元辅助测试获取试样全程单轴本构 关系曲线

按照 2.1 所述步骤处理聚合物 PA66 的试验数据,得到两种漏斗试样的载荷-位移曲线和参考应力-应变曲线,如图 4 所示。

从上图可见,每种构形试样的两组试验曲线基本重合,可见 PA66 的分散性较小,材料性能稳定。 将两种漏斗试样参考应力-应变曲线经 Excel 筛选拟 合后作为有限元分析软件 ANSYS 材料库中的多线 性本构模型进行模拟,利用 FAT 方法获取聚合物 PA66 的全程本构关系。鉴于聚合物 PA66 稳定的 力学性能,以下采用1^{*}试样和 3^{*}试样的实验数据进 行计算和说明。

在软件ANSYS中,由于试样为轴对称结构,对



图 4 PA66 试样的位移-载荷曲线(a)和参考应力-应变曲线(b) Fig. 4 The displacement-loading curves(a) and the reference stress-strain curves of PA66

试样 1/2 剖面建模。建立漏斗区半径 R 为 10mm 的 试样 1/2 剖面模型,采用能表征材料塑性大变形的 plane183 轴对称单元,共包括单元 4988 个,节点 15367 个;对漏斗区 R 为 5mm 的漏斗试样建模,同 样采用 plane183 单元,模型共包括单元 5406 个,节 点 16617 个。在利用 ANSYS 模拟拉伸试验的过程 中,两种漏斗试样的模型变形显著,如图 5 所示。



图 5 PA66 漏斗试样有限元模 Fig. 5 Finite element model of PA66 funnel-shaped specimen (a) R = 10mm;(b) R = 5mm

利用 FAT 方法对漏斗试样单轴拉伸实验数据 进行处理,图 6、图 7 所示为两种漏斗试样载荷位移 曲线的迭代过程。

从两种漏斗试样迭代过程中的载荷-位移曲线 迭代图中可以看出,随着迭代过程的进行,有限元模



图 6 PA66 试样(R=10mm)1[#]迭代过程





图 7 PA66 试样(R=5mm)3[#]迭代过程 Fig. 7 The iterative process of 3[#] specimen (R=5mm)

拟的载荷-位移曲线由最初大量偏离试验曲线到逐 渐与试验曲线接近,直至基本重合,此时有限元材料 库的应力-应变曲线即为材料的等效全程本构关系 曲线。

对比两种漏斗试样通过 FAT 方法所得的全 程本构关系曲线,如图 8 所示。可以看出,两种漏 斗试样的本构关系曲线基本重合,即对于聚合物 材料 PA66 来说,不同构形的漏斗试样通过 FAT 方 法所得的全程本构关系是唯一的,这说明根据 FAT 方法所获得的 PA66 全程单轴本构关系是有 效的。



图 8 PA66 试样等效全程本构关系曲线对比 Fig. 8 The full-range uniaxial constitutive relationship of PA66

2.3 漏斗试样本构关系曲线的 Chaboche 本构模型

如图 9、图 10,通过 Chaboche 本构关系模型,即 公式 9 对聚合物 PA66 两种漏斗试样的等效全程本 构关系曲线进行拟合。

$$\begin{cases} \varepsilon = \varepsilon_{e} + \varepsilon_{p} \\ \sigma = k + R_{o}\varepsilon + R \quad (1 - e^{-b\varepsilon_{p}}) \end{cases}$$
(9)

式中 ε_e 和 ε_p 分别为弹性应变和塑性应变分量,k为 刚发生塑性应变的材料单轴应力,k, R_0 , R_x ,b均为 材料常数。







图 10 PA66 试样(R=5mm)Chaboche 模型 Fig. 10 Chaboche constitutive model of PA66(R=5mm)

由上图可见,采用 Chaboche 模型可以较好的描述 PA66 的全程本构关系曲线,对应的 Chaboche 模型参数在表1中给出。

表 1 PA66 的 Chaboche 本构模型参	数
---------------------------	---

Table 1 The parameters in Chaboche constitutive model of PA66

Specimen No.	<i>R</i> /mm	k	R_0	R_{∞}	b
1 #	10	43.40	77.06	10.50	31.55
2#	10	40.92	83.24	12.06	34.54
3#	5	35.34	80.95	16.88	36.37
4#	5	39.50	82.39	12.57	43.43

2.4 破断应力和破断应变结果

将利用 FAT 方法所得本构关系带入 ANSYS 软件中,提取试样破断时标距段位移 $V_{\rm f}$ 作为位移控制条件进行模拟,得到漏斗试样最大 Mises 等效破断应力 $\sigma_{\rm f}$ 和等效破断应变 $\varepsilon_{\rm f}$,在表 2 中给出。同时表 2 中也给出了 PA66 两种漏斗试样的强度极限 $R_{\rm m}$ 和最大载荷处应变 $\varepsilon_{\rm b}$ 。

表 2 PA66 漏斗试样的等效破断应力和破断应变 Table 2 The equiralent failure stress and failure strain of

the funnel-shaped specimen of PA66

Specimen No.	<i>R</i> /mm	$R_{\rm m}/MPa$	$arepsilon_{ m b}/\%$	$\sigma_{ m f}/{ m MPa}$	$arepsilon_{ m f}/\%$
1 *	10	68 0	11 7	111.2	73.9
2*	10	68.9	11. /	115.5	76.1
3*	5	71 7	4 0	89.2	45.3
4#	5	/1./	4.8	99.8	51.5

2.5 应力三轴度的获取

将利用 FAT 方法所得本构关系带入 ANSYS 软

件中,计算 PA66 漏斗试样在单轴拉伸情况下漏斗 根部的应力三轴度随该点等效应变变化的演化情况,如图 11 所示。



图 11 PA66 试样漏斗根部应力三轴度演化 Fig. 11 The evolution of stress triaxiality of PA66

由图 11 可见,在初始阶段,随着应变提高,对于 两种不同构型的试样来说,三轴度均显著提高,随后 逐渐降低,即在试验初始阶段,由于缺口效应,材料 内部出现复杂的应力状态,此时三轴度表现较为显 著,随着加载进程,材料逐渐进入大变形阶段,逐渐 显著提高的塑性变形使得漏斗试样根部曲率和应力 重分布发生显著变化,从而引起了三轴度下降;图 11 还可以表明试样的漏斗区半径越小,三轴度效应 越突出,且破断应变也相应减小。

基于有限元对 PA66 漏斗试样漏斗根部横截面 临界时在临界破断时的应力三轴度分布情况进行了 分析,图 12 所示为试样漏斗根部横截面临界时的应



力三轴度分布情况,其中横坐标为漏斗根部横截面 上的节点到横截面中心点的距离 X 与横截面半径 R 之比,可见,漏斗根部横截面中心处的应力三轴度状 态远高于其边界处,即可以说明对应三轴度最高的 漏斗根部横截面中心是拉伸破坏的初始破坏源。图 11、12 还可表明试样的漏斗区半径越小,三轴度效 应越突出,且破断应变也相应减小,进而表明三轴度 效应是制约破断发生的重要原因。



- 图 12 PA66 试样漏斗根部横截面临界破断时 应力三轴度分布情况
- Fig. 12 The stress triaxiality distribution on the fracture surface of PA66 funnel shaped specimen

2.6 试样破断面的应力分布

将 FAT 方法所得聚合物 PA66 本构关系带入 ANSYS 软件中进行模拟,获取聚合物 PA66 漏斗试 样最小截面上临界破断时的应力分布情况,如图 13 所示。



图 13 PA66 试样破断面应力分布 (a) PA66 试样(*R* = 10mm)1[#]颈缩截面应力分布;
 (b) PA66 试样(*R* = 5mm)3[#]颈缩截面应力分布

Fig. 13 The stress distribution on the fracture surface of PA66 funnel shaped specimen (a) The stress distribution in necking cross section of PA66(R = 10mm) before breaking; (b) The stress distribution in necking cross section of PA66(R = 5mm) before breaking

从上图中可以看出, Mises 等效应力和切应力在 试样最小横截面上均匀分布, 即 Mises 等效应力和 切应力对试样断裂的影响较小。而第一主应力从试 样中间到边缘逐渐降低,所以第一主应力在聚合物 PA66 的破断过程中起主要作用。

结合 2.5 中结果,因为颈缩截面处的应力三 轴度与第一主应力分布规律相同,所以应力三轴 度和第一主应力在破断中起主要作用,且由推测 可知,延性材料聚合物 PA66 在高约束下发生脆性 断裂,初始破断发生在漏斗根部的横截面中心,第 一主应力在此断裂中起主要作用,初始破断后,试 样内部整体约束降低,此后,Mises 等效应力控制 断裂行为。因此,在拉伸试验的破断分析中,第一 主应力和 Mises 等效应力在不同位置、不同阶段分 别控制破断行为的发生。聚合物 PA66 的断口形 态在图 14 中给出。

 VIC-3D 系统测试结果与 FAT 方法计算结果 比较

PA66 拉伸试验进行的同时,采用 VIC-3D 光学 测试系统对试验进行辅助测试。初始时两种漏斗构 形试样表面未发生形变,应变为零。经计算分析可



图 14 PA66 试样拉伸后断口形态 Fig. 14 The fracture morphology of the funnel-shaped specimen after the tensile test

以得出试样破断时表面的应变分布云图,将两种漏 斗试样发生破断时表面的轴向应变分布云图与通过 FAT 方法所得本构关系作为 ANSYS 软件材料库中 的多线性本构模型进行模拟输出的应变分布云图对 比,如图 15 和图 16 所示。



图 15 PA66 试样(*R* = 10mm)表面应变光测与有限元计算结果比较 Fig. 15 The strain results comparison of optical testing and finite element calculation on the surface of the funnel-shaped specimen (*R* = 10mm)



图 16 PA66 试样(*R*=5mm)表面应变光测与有限元计算结果比较 Fig. 16 The strain results comparision of optical testing and finite element calculation on the surface of the funnel-shaped specimen (*R*=5mm)

由上图可见,两种计算方法所得结果十分接近, 应变之间的最大误差小于6%。光测方法所得结果 可以进一步论证 FAT 方法在求解聚合物 PA66 全程 本构关系时的可行性和有效性。

3 结论

(1)针对两种漏斗半径(R = 10mm 和R = 5mm) 的 PA66 材料试样进行了准静态室温拉伸试验,根 据拉伸试样的 *P-V* 试验结果并结合 FAT 方法获得 了试样颈缩阶段的等效单轴本构关系(式9),给出 了 PA66 材料直到破坏的 Chaboche 本构模型参数 (k, R_0 , R_s , b 见表 1)、破断应力 σ_f 、破断应变 ε_f (表 2);

(2)利用 VIC-3D 光学测试设备证明了 FAT 方法 对于求解聚合物 PA66 全程本构关系的普适性和精 确性;

(3)根据 Chaboche 全程本构模型,基于有限元分析,研究了试样漏斗根部横截面的应力三轴度 σ^* 的分布与演化规律,揭示出对应三轴度最高的漏斗根部 横截面中心是拉伸破坏的初始破坏源,且三轴度效应 越突出,破断应变越小,试样中心因三轴度更高而先 行发生破坏。

参考文献:

- [1] BRIDGMAN P W. Studies in Large Plastic Flow and Fracture[M]. London: Harvard University Press, 1952.
- [2] EDUARDO E. CABEZAS, CELENTANO DIEGO J. Experimental and numerical analysis of the tensile test using sheet specimens [J]. Finite Element in Analysis and Design , 2004,40(5):555-575.
- [3] ZHANG K S. Technical note fracture prediction and necking analysis [J]. Engineering Fracture Mechanics, 1995, 52(3): 575 - 582.
- [4] BRIINIG M. Numerical analysis and modeling of large deformation and necking behavior of tensile specimens [J]. Finite Elements in Analysis and Design, 1998, 28:303 - 319.
- [5] DUMOULIN S, TABOUROT L, CHAPPUIS C. Determination of the equivalent stress-quivalent strain relationship of a copper sample under tensile loading [J]. Journal of Materials Processing Technology, 2003, 133:79 - 83.
- [6] MANSOO J, EOMC J G, LEE M C. A new method for acquiring true stress-strain curvesover a large range of strains using a tensile test and finite element method [J]. Mechanics of Materials, 2008,40(7):586-593.
- [7] 陈辉,蔡力勋,姚迪,等. 基于小尺寸材料试验与有限元 分析的耦合方法获取材料力学性能[J]. 机械强度,2014,

36(2):187 - 192.

(Chen H, CAI L X, YAO D, *et al.* Obtaining material mechanical properties by coupling method based on tests of small size specimens and finite element analysis[J]. Journal of Mechanical Strength, 2014,36(2):187 - 192.

- [8] 姚迪,蔡力勋,包陈,等. 基于试验与有限元耦合技术的 延性材料全程单轴本构关系获取方法[J].固体力学学 报,2014,35(3):226-240.
 (YAO Di, Cai L X, BAO C, *et al.* Determination of stressstrain curves of ductile materials by testing and finite element coupling method[J]. Chinese Journal of solid mechanics, 2014, 35(3):226-240.)
- [9] SIMO J. Numerical analysis and simulation of plasticity[J].
 Handbook of numerical analysis, 1998, 6: 183 499.
- [10] WRIGGERS P, MIEHE C, KLEIBER M, et al. On the coupled thermo-mechanical treatment of necking problems via finite-element-method [J]. Proceedings of COMPLAS II, 1989, 527 - 542.
- [11] SIMO J, ARMERO F. Geometrically non-linear enhanced strain mixed methods and the method of incompatible modes
 [J]. International Journal for Numerical Methods in Engineering, 1992, 33:1413 - 1449.
- [12] ARMERO F, SIMO J. A priori stability estimates and unconditionally stable product formula algorithms for non-linear coupled thermo plasticity [J]. International Journal ofPlasticity, 1993(9):149-182.
- [13]肖华明,罗文波. PA6/PTEE 和 PA66/PTEE 的力学性能 和熔融行为的实验研究[J]. 湖南工程学院学报,2006, 16(3):38-41.

(XIAO H M, LUO W B. Experimental studies on mechanical properties and melting behaviors of PA6 /PTFE and PA66 /PTFE blends[J]. Journal of Hunan Institute of Engineering, 2006(9), 16(3):38 - 41.

[14] 姚迪,蔡力勋.小曲率漏斗试样获取材料全程单轴本构 关系的 TF 方法[J].四川大学学报(工程科学版),2012, 44:163-166.

(YAO D, CAI L X. An approach for full-range uniaxial constitutive relationship of 304 stainless steel [J]. Journal of Sichuan university (Engineering science edition), 2012, 44:163-166.

[15] 蔡力勋,姚迪,包陈. 单轴拉伸全程真应力-真应变测试 技术:中国,201110152281[P]. 2011-10-19.

(CAI L X, YAO D, BAO C. Testing technology of the fullrange uniaxial true strain-stress: Chinese invention patent, 201110152281[P]. 2011-10-19.)

Full-range Uniaxial Constitutive Relationship up to Failure of Polymer PA66

YU Si-miao¹, CAI Li-xun¹, ZHAO Guo-ming²

(1. School of Engineering and Mechanics, Southwest Jiaotong University, Chengdu 610031, China; 2. Laboratory and Equipment Management of SWJTU, Chengdu 610031, China)

Abstract: Polymers have been widely used in various structural engineering, and the importance of relevance to their fracture properties and full-range constitutive relationships up to failure is attached recently. The accurate full-range constitutive relationships up to failure are important for light structure design and safety assessment. Based on finite-element-analysis aided testing(FAT) method^[1], the full-range uniaxial constitutive relationship of PA66 is investigated. Meanwhile, the strain distribution field on the surface of funnel-shaped specimen is tested by the DIC (Digital image correlation) optical measurement system. Comparing the testing results with the finite element simulating results by FAT, both of them are coincided well. So it is accurate for FAT to obtain the full-range uniaxial constitutive relationship of PA66, the parameters of Chaboche constitutive relationship model, critical breaking stress, critical breaking strain, stress triaxiality of polymer material PA66 are obtained, and also the fracture behavior of those specimens were discussed.

Key words: polymer materials PA66; the full-range uniaxial constitutive relationship; finite element aided testing-FAT method; DIC optical measurement system