DOI:10.19344/j.cnki.issn1671-5276.2022.05.007

一种共振型超声椭圆振动超精密刀架的设计分析

房元^{1,2}, 胡高峰^{1,2}, 戚厚军^{1,2}, 贾传明^{1,2}

(1. 天津职业技术师范大学,天津 300222; 2. 天津市高速切削与精密加工重点实验室,天津 300222)

摘 要:设计一种共振型超声椭圆振动超精密刀架,基于郎之万标准方程,建立超精密刀架的 有限元分析模型,设计一种新型组合梁阶梯变幅杆。对共振型超声椭圆振动超精密刀架进行 动力学分析。通过模态分析获得振动模态云图,确定超精密刀架的固有频率,并确定刀架存在 纵弯耦合振动;通过谐响应分析获得超精密刀架的幅频响应曲线和刀架的共振频率;通过瞬态 分析确定超精密刀架前端质点的振动轨迹为椭圆轨迹。动力学分析的结果表明:该超精密刀 架可以实现超声椭圆振动。 关键词:椭圆振动;组合梁阶梯变幅杆;动力学分析

中图分类号:TB552 文献标志码:A 文章编号:1671-5276(2021)02-0030-04

Design and Study of Resonant Ultrasonic Elliptical Vibration Cutting Device

FANG Yuan^{1,2}, HU Gaofeng^{1,2}, QI Houjun^{1,2}, JIA Chuanming^{1,2}

(1. Tianjin University of Technology and Education, Tianjin 300222, China;

2. Tianjin Key Laboratory of High Speed Cutting and Precision Machining, Tianjin 300222, China)

Abstract: An ultra – precision tool holder with resonant ultrasonic elliptical vibration is designed. Based on Langevin standard equation, the finite element analysis model of ultra – precision tool holder is established, and a new composite beam step horn is designed. The dynamics of ultra – precision tool holder with resonant ultrasonic elliptical vibration is analyzed. Through the modal analysis, the vibration modal cloud picture is obtained, and the natural frequency of the ultra – precision tool holder is determined along with the existence of and longitudinal bending coupling vibration in the tool holder. The harmonic response analysis is conducted to gain the amplitude–frequency response curve of the ultra – precision tool holder is resonance frequency. The transient analysis defines that the vibration trajectory of the particle at the front end of the ultra – precision tool holder is an elliptical vibration. Keywords: elliptical vibration; composite beam ladder horn; dynamic analysis

0 引言

20世纪90年代 Shamoto 和 Moriwaki 教授等提出了一种崭新的加工技术——超声椭圆振动切削(ultrasonic elliptical vibration cutting, UEVC)技术。该技术的原理为: 刀具以额定切削速度进给的同时可以产生椭圆轨迹的高 频振动。在椭圆振动切削过程中,刀具和加工工件之间不 仅会发生周期性的接触与分离,而且当刀具的振动速度大 于切削速度时,刀具和切屑之间的摩擦力方向发生逆转, 有利于切屑的流出。超声椭圆振动切削技术相比于传统 加工方式赋予其自身诸多优点,包括减小切削载荷^[1],减 少后刀面磨损^[2]以及在材料的去除过程中抑制毛刺的生 成^[3],提高加工精度^[4],增强切削稳定性,增加刀具寿 命^[5]等。超声椭圆振动切削技术对世界制造业的发展影 啊深远,经过大量的实验证,发现其对一些硬脆难加工 材料的加工效果显著,比如淬火钢^[6]、碳化钨、多晶硅和 陶瓷等。目前超声椭圆振动切削技术已经成功应用于超

精密加工领域。

近年来,超声椭圆振动切削装置设计受到众多业内学 者的深度研究。李华等[7]提出在刀杆输出端加大质量的 刀具,构成非对称结构,从而使刀具产生纵振和弯振,进而 复合成椭圆振动。王跃^[8]利用两组换能器同相和异相的 驱动使得两正交连接的变幅杆产生纵振和弯振形成椭圆 振动,并经过了实验验证。GUO P 教授等^[9]设计了一种 具有共振模态的二维工作头,利用两个夹角为60°的郎之 万换能器驱动工作头产生纵振和弯振。KURNIAWAN R 等^[10]研制了一种基于夹层式压电驱动器的三维 UEVC 装 置,通过两组半圆形压电陶瓷和一组圆形压电陶瓷驱动变 幅杆,构成弯-弯-纵振动模态,可实现三维超声椭圆振 动。对于以上双激励或多激励驱动的 UEVC 装置,其结构 的设计过于复杂,不仅加工制造难度大、生产成本高、不易 于控制,并且由于体积大造成安装困难。因此,本文旨在 设计一种结构简单、方便加工、成本低、体积小且易于控制 的共振型 UEVC 装置。

为此,采用单激励的方式,设计一种新型阶梯变幅杆,

基金项目:天津市自然科学基金项目(18JCZDJC10050)

第一作者简介:房元(1995—),男,山东德州人,硕士研究生,研究方向为超精密加工。

得到简单结构的共振型超声椭圆振动超精密刀架,并对该 装置进行动力学分析,确定结构参数,对装置前端质点的 轨迹点进行拟合,得到椭圆振动轨迹,验证了设计的合 理性。

1 结构设计与分析

图 1 所示为共振型超声椭圆振动超精密刀架,由新型 组合梁阶梯型变幅杆和超声振动换能器(包括前盖板、压 电陶瓷、后盖板和预紧螺栓)组成。超声换能器起到能量 转换的作用,其输入端的信号频率为系统的固有频率。换 能器在特定频率电压信号的激励下产生振动,使得变幅杆 在其固有频率下发生振动,形成共振。图 2 为新型组合梁 阶梯变幅杆,其右段为圆柱段,左段是直梁和两非对称斜 梁构成的组合梁段,直梁和斜梁的横截面为矩形,组合梁 和圆柱段均采用过渡圆弧联接。



图 1 共振型超声椭圆振动超精密刀架



图 2 组合梁阶梯变幅杆

若对超声振动换能器输入正弦电压信号,则换能器产 生简谐振动并将振动传递到组合梁阶梯变幅杆,振动能量 经过圆柱段后分别从组合梁底部的 O, J_1, J_2 处沿着直梁 和两非对称斜梁继续向左传递,在 Q_2 处交汇后继续传递 到 O_1 处。由于振动能量在直梁和两非对称斜梁之间传递 的速度、距离以及振动形式的不同,振动能量沿两非对称 斜梁分别传递到 Q_1 处和 Q_2 处后产生弯曲振动波和纵向 振动波,继而在 O_1 处会产生具有一定相位差的 y 向弯曲 振动分量和 z 向纵向振动分量,两振动分量复合后生成了 椭圆振动轨迹。

装置机构的初始尺寸由标准的郎之万方程获得,方程 如式(1)所示。式(1)-式(3)中的符号描述如下:f为共 振型超声椭圆振动超精密刀架的预期固有频率;c为固体 材料中的声速,可由式(3)中弹性模量与质量密度之比的 平方根估算出来; L_1 为组合梁阶梯变幅杆中直梁的长度尺 寸; L_2 为组合梁阶梯变幅杆中圆柱段的长度; L_3 为前盖板 的长度; L_4 为4 片压电陶瓷的厚度; L_5 为后盖板的长度; ρ 为材料的质量密度;A为横截面积。

$$\tan\left(\frac{2\pi f}{c_5}L_5\right) \times \tan\left(\frac{2\pi f}{c_4}L_4\right) = \frac{\rho_4 c_4 A_4}{\rho_5 c_5 A_5} \tag{1}$$

$$L_1 = L_2 = \frac{\lambda}{4} = \frac{c_1}{4f}$$
(2)

$$c = \sqrt{\frac{E}{\rho}} \tag{3}$$

2 建立有限元模型

2.1 建立几何模型

本文压电陶瓷的材料选用 PZT-8,外径为 40.25 mm, 内径为 20 mm,厚度为 5 mm,选取数量为 4 片。由于电极 片厚度极小,所以建模时选择将其忽略,根据图 1 所示共 振型超声椭圆振动超精密刀架结构可知 $L_4 = 20$ mm。已 知 L_4 尺寸,采用半波长设计方案,根据式(1)-式(3)求得 超精密刀架的初始结构尺寸: $L_1 = L_2 = 45$ mm, $L_3 = 45$ mm, $L_5 = 6$ mm。初步设定组合梁阶梯变幅杆参数:a = 38 mm, b = d = 13 mm,c = 20 mm。根据已获得尺寸参数建立超精 密刀架的几何模型。为避免实际工作时超精密刀架由于 应力过大出现断裂情况,组合梁与圆柱体的连接处采用过 渡圆弧连接以降低应力值。

2.2 材料定义及网格划分

完成几何建模之后,定义共振型超声椭圆振动超精密 刀架的材料属性。其中,新型组合梁阶梯变幅杆和前盖板 材料为 2Al2,压电陶瓷材料为 PZT-8,后盖板和预紧螺栓 材料为 45 钢,表 1 所示为各材料参数。由于在超精密刀 架中存在电场和力场的耦合,所以压电体的网格单元选择 压电耦合单元,压电陶瓷采用 solid226 单元,其他材料均 采用默认单元。以约束法兰圆周面为边界条件,对模型整 体进行网格划分,网格划分采用自适应网格划分技术,考 虑到结果的收敛和计算效率问题,网格质量设置为中,单 元尺寸设置为 2.5 mm,获得的总节点和总单元数分别为 632 005 和 20 284,有限元模型如图 3 所示。

表1 共振型超声椭圆振动超精密刀架材料参数

材料	密度/(kg/m ³)	弹性模量/GPa	泊松比	波速/(m/s)
45 钢	7 800	210	0.30	5 189
PZT-8	7 600	66	0.32	2 947
2Al2	2 730	69	0.34	5 027



3 动力学仿真分析

3.1 模态分析

为了确定共振型超声椭圆振动超精密刀架的固有频率与振动模态,对装置模型进行模态分析试验。忽略螺栓预紧力的影响,组件之间接触类型设置为 Bonded,边界条件设置为法兰圆周面固定,求解方法为 block lanczos,求解范围为 25 kHz~32 kHz。根据求解结果调整几何模型尺寸,当 L_1 =52 mm, L_5 =15 mm 时,结果较为满意。此时,得到共振型超声椭圆振动超精密刀架的振动模态云图(图 4)和位移矢量图(图 5)。结果显示超精密刀架的固有频率为 28.68 kHz,且变幅杆输出端存在纵向和弯曲耦合振动。以超精密刀架的轴线方向为分析路径,得到装置的总变形图(图 6)、振幅曲线图(图 7)和应力曲线图(图 8)(本刊黑白印刷,相关疑问请咨询作者)。结果显示超精密刀架的最大变形发生在变幅杆部分,最大振幅在变幅杆的输出端,最大应力发生在超精密刀架的装夹处和压电陶瓷处。



图 6 装置轴线方向的总变形位移图



3.2 谐响应分析

谐波响应分析用来确定共振型超声椭圆振动超精密 刀架在已知频率和幅值简谐载荷作用下的稳态响应。根 据共振型超声椭圆振动超精密刀架的有限元模型进行谐 响应分析,求解方法采用模态叠加法,因此进行谐响应分 析前首先要进行模态分析,并且模态分析的最高阶振动模 态的频率不能低于谐响应分析的频率范围最大值的 1.5 倍。对于每个压电陶瓷给出幅值为1N的输入力,在 25 kHz~30 kHz 频率范围内进行扫频分析,得到共振型超 声椭圆振动超精密刀架前端质点的频幅响应曲线(图 9)。 在图 9 中,黑色、红色、蓝色曲线分别表示 x 方向的弯曲振 幅、y方向的弯曲振幅、z方向的纵向振幅。在28.7 kHz 附 近共振型超声椭圆振动超精密刀架前端质点的 y 方向弯 曲振幅和z方向纵向振幅均达到了最大值,即超精密刀架 的共振频率和固有频率几近相同.且x方向弯曲振幅几乎 为0。这表明法兰对于装置的振动基本没有影响,进而表 明此装置的结构设计具有一定的合理性。



3.3 瞬态分析

瞬态动力学分析共振型超声椭圆振动超精密刀架结 构在时变载荷作用下,结构质点的位移响应特征,用来预 测超精密刀架前端质点的运动情况。根据共振型超声椭 圆振动超精密刀架的有限元模型进行瞬态分析,插入压 电模块,定义超精密刀架中压电陶瓷片的上下两面为电 极面,且定义相邻两片的压电陶瓷上下面为压电耦合面, 在压电陶瓷片的电极面上施加频率为 28.68 kHz、幅值为 100的正弦电压,求解载荷步设置为10个,步长时间为 一个振动周期,每个载荷步的时间设置为振动周期的 1/20,采用完全法进行求解。求解得到共振型超声椭圆 振动超精密刀架前端质点处的运动轨迹曲线(图 10)。 在图 10 中可以看出,共振型超声椭圆振动超精密刀架前 端质点的振动轨迹是椭圆轨迹,z向纵向振幅与y向弯曲 振幅的比值约为2.5:1。瞬态分析的结果表明共振型超 声椭圆振动超精密刀架可以实现超声椭圆运动,证明此 设计合理可行。



4 结语

本文提出了一种新型组合梁阶梯变幅杆的设计方法, 研制出一种单激励的共振型超声椭圆振动超精密刀架,建 立了超精密刀架的有限元模型并进行了动力学仿真分析, 包括模态分析试验、谐响应分析试验以及瞬态动力学分析 试验。动力学分析的结果表明共振型超声椭圆振动超精 密刀架前端质点的振动为椭圆振动,验证了所设计的共振 型超声椭圆振动超精密刀架的合理性。

参考文献:

- [1] KURNIAWAN R, KUMARAN S T, ALI S, et al. Experimental and analytical study of ultrasonic elliptical vibration cutting on AISI 1045 for sustainable machining of round – shaped microgroove pattern[J]. The International Journal of Advanced Manufacturing Technology, 2018, 98 (5/6/7/8):2031-2055.
- [2] TAN R K,ZHAO X S,GUO S S,et al. Sustainable production of dry-ultra-precision machining of Ti-6 Al-4 V alloy using PCD tool under ultrasonic elliptical vibration – assisted cutting [J]. Journal of Cleaner Production, 2020, 248:119254.
- [3] MA C X, SHAMOTO E, MORIWAKI T, et al. Suppression of burrs in turning with ultrasonic elliptical vibration cutting [J]. International Journal of Machine Tools and Manufacture, 2005, 45(11):1295-1300.
- [4] LI X P, CAI M B, LIU K, et al. Characteristics of ductile mode chip formation in nanoscale cutting of brittle materials [J]. International Journal of Abrasive Technology, 2007, 1(1):37.
- [5] SHAMOTO E, MORIWAKI T. Study on elliptical vibration cutting[J]. CIRP Annals, 1994, 43(1):35-38.
- [6] KIM H S, KIM S I, LEE K I, et al. Development of a programmable vibration cutting tool for diamond turning of hardened mold steels[J]. The International Journal of Advanced Manufacturing Technology, 2009, 40(1/2):26-40.
- [7] 李华,张德远.新型单激励椭圆超声振动切削系统的研究[J].中国机械工程,2005,16(22):1983-1986,1990.
- [8] 王跃. 超声波椭圆振动切削理论研究与装置设计[D]. 太原: 太原理工大学,2010.
- [9] GUO P, EHMANN K F. Development of a tertiary motion generator for elliptical vibration texturing [J]. Precision Engineering, 2013, 37(2):364-371.
- [10] KURNIAWAN R, ALI S, PARK K M, et al. Development of a three – dimensional ultrasonic elliptical vibration transducer (3D-UEVT) based on sandwiched piezoelectric actuator for micro – grooving [J]. International Journal of Precision Engineering and Manufacturing, 2019, 20(7):1229-1240.

收稿日期:2021-05-19