**文章编号:**1004-2474(2016)05-0833-04

# 抗过载微陀螺结构的高灵敏设计与仿真

褚伟航<sup>1,2,3</sup>,李孟委<sup>1,2,3</sup>,王 宾<sup>1,2,3</sup>,吴承根<sup>1,2,3</sup>

(1.中北大学 电子测试技术国家重点实验室,山西 太原 030051;2.中北大学 仪器与电子学院,山西 太原 030051;3.中北大学 微系统集成研究中心,山西 太原 030051)

摘 要:为解决高过载微陀螺难以实现高灵敏检测的问题,设计了一种高灵敏且高过载的微陀螺结构。设计的微陀螺结构驱动模态与检测模态的频率高度匹配,提高了微陀螺的结构灵敏度。该微陀螺采用面内检测方式,驱动与检测模态阻尼类型主要为滑膜阻尼,实现了在大气压环境下微陀螺的高品质因数Q值设计。微陀螺均采用双悬臂梁设计,增加了微陀螺结构的稳定性,进而提高了其抗过载能力。最后通过微陀螺的器件级仿真,得到了所设计陀螺结构在驱动方向过载能力约为100000g(g=9.8 m/s<sup>2</sup>),检测方向过载能力约为70000g的前提下,结构灵敏度为53 nm/[(°)/s]。

**关键词:**微机电系统(MEMS)陀螺;结构设计;结构灵敏度;高过载 **中图分类号:**TM153;TH703 **文献标识码:**A

# High-Sensitivity Design and Simulation of a High Overload MEMS Gyroscope Structure

CHU Weihang<sup>1, 2, 3</sup>, LI Mengwei<sup>1, 2, 3</sup>, WANG Bin<sup>1, 2, 3</sup>, WU Chenggen<sup>1, 2, 3</sup>

Science and Technology on Electronic Test & Measurement Laboratory, North University of China, Taiyuan 030051, China;
 School of Instrument and Electronics, North University of China, Taiyuan 030051, China;

3. Center for Microsystem Integration North University of China, North University of China, Taiyuan 030051, China)

Abstract: In order to solve the problem of highly sensitive detection of high overload micro gyroscope, a micro gyroscope structure with high sensitivity and high overload. The frequencies of the designed micro-gyroscope at the driving modal and detection modal are highly matched, thus the structure sensitivity are improved. The in-plane detection appraoch is sdopted and the typical damping type of the driving and detection modals is synovial damping. The high *Q*-factor design of the micro gyroscope at atmospheric pressure is realized. The proposed micro-gyro adopts double cantilever beam design, thus the stability of the micro gyroscope structure is increased, and the anti-overload ability is improved. The device-level simulation of the proposed micro-gyro show that its structural sensitivity is 53 nm/[(°)/s] under the situations of about 100  $000g(g=9.8 \text{ m/s}^2)$  of the computational overload capacity in driving direction and of about 70 000g of the computational overload capacity in detection direction.

Key words: micro-electro-mechanical system (MEMS) gyroscope; structure design; structure sensitivity; high overload

0 引言

在战术导弹、智能炮弹的应用背景下,提高恶劣 环境下微机电系统(MEMS)陀螺的可靠性非常必 要。微陀螺敏感梁在冲击作用下断裂是导致其失效 的主要原因之一。然而提高微机械陀螺过载能力, 常通过提高梁的刚度实现,这将降低微陀螺的检测 灵敏度,影响微陀螺的检测精度。

迄今为止,研究人员已开展了大量关于 MEMS 器件抗过载特性的研究,试图提高其在大冲击环境 下的可靠性与灵敏度<sup>[1-6]</sup>。2005年,上海微系统所 与同济大学联合研制了一款音叉式微机械陀螺,驱 动模态固有频率为2507 Hz,检测模态固有频率为

收稿日期:2015-12-01

基金项目:国家自然基金资助项目(61571405;62201070516);山西省攻关基金资助项目(20130322005-4)

作者简介:褚伟航(1989-),女,吉林松原人,硕士生,主要从事微纳器件及系统方面的研究。导师简介:李孟委,男,副教授,主要开展新原 理 MEMS 惯性传感器及导航研究,专注于 MEMS 陀螺研究,对新原理、新效应的微纳米器件创新设计感兴趣。

2 112 Hz。测试结果显示该陀螺的抗过载能力为 2 000g(g=9.8 m/s<sup>2</sup>),而其灵敏度仅为6 mV/ [(°)/s]<sup>[7-8]</sup>。同济大学与上海微系统所于 2013 年 优化 2005 年所设计的音叉式陀螺,专门针对高g值 冲击环境。该陀螺是在一个 300  $\mu$ m 的硅片上利用 体硅微加工技术制作的。该微陀螺结构有抗震阻挡 器的设计,通过阻挡器的作用,抗过载能力可提高约 300%。冲击实验表明,该陀螺沿 x 轴的抗冲击能 力为 15 000g,y 方向的抗过载能力为 14 000g,z 方 向的抗过载能力为 11 000g。然而测试得到所设计 微陀螺驱动模态频率为 10 236 Hz,检测模态频率 为 11 158 Hz,频率差为 922 Hz,微陀螺的结构灵敏 度水平不理想<sup>[9]</sup>。

本文提出并设计了一款微机械陀螺结构,采用 电磁驱动,磁阻检测。驱动方向的位移不受限于梳 齿结构,仅需考虑梁的线性工作范围及梁与质量块 的间隙。通过增大驱动方向位移幅值及微陀螺模态 匹配的设计可有效提高微陀螺的位移灵敏度,通过 牺牲位移灵敏度的冗余量来提高过载能力,解决高 过载微陀螺的高灵敏检测问题。

1 磁阻微陀螺的设计

#### 1.1 磁阻微陀螺检测原理

图1为磁阻效应微陀螺的原理。微机械陀螺的 柯氏力(F。)驱动磁体远离或靠近磁敏电阻,二者间 距发生了变化,使磁敏电阻敏感到的磁场发生变化, 磁场变化引起磁敏电阻中电流发生变化,从而导致 磁敏电阻的阻值发生剧烈变化,通过测量阻值变化 能实现对微弱柯氏力的检测。其中,磁阻变化量与 磁场变化成几何数增长<sup>110]</sup>,而磁场变化与间距变化 成指数关系,所以磁阻效应对间距的变化极其灵敏。



图 1 磁阻效应微陀螺原理图

#### 1.2 磁阻微陀螺的结构设计

通过深入研究现有的微机械陀螺结构,结合本 报告中微机械陀螺的检测原理,提出微陀螺结构的 设计方案如图 2 所示。



质量块	驱动梁	检测梁	驱动梁	驱动梁运动
边长/μm	$\mathrm{K}/\mathrm{\mu m}$	长/ $\mu$ m		间隙/μm
3 000	787	688	45	68
质量块	驱动梁	检测梁	检测梁	检测梁运动
厚/ $\mu$ m	宽/ $\mu m$	宽/ $\mu$ m		间隙/μm
45	19	14	45	15

此结构采用内嵌质量块的结构形式,实现检测模态与驱动模态间的解耦,采用面内检测方式,主要由驱动梁、检测梁、驱动质量块、内嵌质量块等组成,通过检测梁将驱动质量块与内嵌质量块连接在一起,通过驱动梁将驱动质量块与外框架连接固定。当微陀螺在驱动模态运动时,内嵌质量块充当驱动质量块,在驱动模态(*x* 轴)作简谐振动。当微陀螺受到柯氏力的作用在检测方向(*y* 轴)运动时,驱动质量块在检测方向无自由度,内嵌质量块起到检测质量块的作用,由于检测梁的支撑作用,内嵌质量块在驱动方向无自由度,实现了结构的解耦。此结构点有:

 1)采用解耦结构设计,检测模态采用内嵌质量 块,有效减小了驱动模态和检测模态之间的机械耦 合。在磁场设计时,采用驱动磁场与检测磁场分离 设计,可有效避免驱动磁场与检测磁场之间的耦合。

2)采用电磁驱动方式,可避免由于静电梳齿结构的梳齿电压击穿,横向冲击时会导致吸合失效的问题。 易加工,目前期项目已成功验证电磁驱动的可行性<sup>[11]</sup>。

3) 双悬臂梁的设计,易加工,振动平稳,可以增加微陀螺的抗冲击能力。

4)面内检测方式,相比于离面检测可有效减小 检测模态的阻尼,在大气压环境下可实现较高的品 质因数。

5) 通过对结构尺寸的设计,达到微陀螺模态频 率匹配的效果,模态匹配可提高微陀螺的机械灵敏 度。在模态匹配的前提下,可降低机械灵敏度对刚 度的要求,结合双悬臂梁的设计,可实现微陀螺较高 的过载能力。 微机械陀螺设计中品质因数、结构灵敏度、陀螺 带宽及过载能力等参数是重要的设计参量,且

$$Q_{x} = \frac{1}{2\zeta_{x}} = \frac{m_{x}\omega_{n}}{c_{x}}$$
(1)  
$$S_{y} = \frac{B_{y}}{\Omega} = \frac{2 \cdot F_{0} \cdot \omega_{d} \cdot Q_{x}}{m_{x} \cdot \omega_{x}^{2} \cdot \omega_{y}^{2}} \cdot$$

$$\frac{1}{\sqrt{\left(1-\left(\frac{\omega_{\rm d}}{\omega_{\rm y}}\right)^2\right)^2+\frac{1}{Q_{\rm y}}\left(\frac{\omega_{\rm d}}{\omega_{\rm y}}\right)^2}}$$
(2)

$$BW = \frac{\omega_{\rm n}}{Q_{\rm u}} = 2\xi_{\rm y}\omega_{\rm n} \tag{3}$$

$$a_{x,\max} = -4\pi^2 f_x^2 x \tag{4}$$

$$a_{y,\max} = -4\pi^2 f_y^2 y \tag{5}$$

式中: $F_0$  为微陀螺的驱动力; $\omega_n$  为驱动模态固有频 率; $\omega_d$  为驱动方向频率; $Q_x$  为驱动方向品质因数;  $Q_y$  为检测方向品质因数; $m_x$  为驱动方向质量; $\omega_x$ 为驱动方向固有圆频率; $\omega_y$  为检测方向固有圆频 率; $c_x$  为驱动方向阻尼; $\varepsilon$  为阻尼比; $S_y$  为微陀螺的 结构灵敏度;BW 为带宽; $a_{x,max}$  为驱动方向最大过 载能力; $a_{y,max}$ 为检测方向最大过载能力; $f_x$  为驱动 方向固有频率; $f_y$  为检测方向固有频率;x 为驱动 梁的有效运动距离;y 为检测梁的有效运动范围。

2 磁阻微陀螺的 ANSYS 仿真分析

# 2.1 磁阻微陀螺的模态分析

利用 ANSYS 软件对微陀螺结构进行模态分析, 得到其前四阶模态如图 3 所示。一阶模态为驱动模态,二阶模态为检测模态,仿真验证微陀螺的驱动与 检测模态的频率匹配度很好,频率差仅为 1 Hz。表 2 为陀螺各阶频率仿真值。



表	2 陀螺	各阶频率	防真值	
模态	一阶	二阶	三阶	四阶
模态频率/Hz	5 923	5 924	8 429	12 522

微陀螺阻尼的计算可参考文献[12],考虑微陀 螺悬臂梁的阻尼及质量块与边框间的阻尼,计算结 果较精确,结合仿真得到的驱动模态固有频率,利用 式(1)可求得大气压环境下  $Q_x = 2$  920,  $Q_y = 2$  900; 利用式(3)得到微陀螺的带宽约为 12 Hz;利用式 (4)、(5)求得微陀螺驱动方向最大过载能力为 96 946g,检测方向最大过载能力为 69 262g。

#### 2.2 磁阻微陀螺的振动特性仿真



在检测方向上施加 2 rad/s 的角速率,得到检测方向瞬态分析结果如图 6 所示。



由图 6 可知,在输入角速率为 2 rad/s 时,得到 检测方向位移幅值为 6.249×10<sup>-6</sup> m,将其代入式 (2)可得微陀螺位移灵敏度约为 53 nm/[(°)/s]。

### 3 结束语

本文提出一种新原理检测微机械陀螺,利用隧 道磁阻效应的高灵敏特性应用于微弱柯氏力检测 中,实现隧道磁阻微陀螺的高灵敏检测。对微陀螺 结构设计过程中,通过微陀螺驱动模态与检测模态 频率匹配的方式获得较高的结构灵敏度为 53 nm/[(°)/s]。该陀螺采用面内检测的方式,故驱 动模态与检测模态的阻尼类型主要为滑膜阻尼,实 现了在大气压环境下微陀螺高品质因数的设计,驱 动模态品质因数为2920,检测方向品质因数为 2900。通过双悬臂梁的设计,提高了微陀螺的刚度 与稳定性,进而提高了其抗过载能力,通过理论计算 得到驱动方向最大过载能力约为100000g,检测方 向最大过载能力约为70000g。

# 参考文献:

- [1] 王世涛,贾玉斌,张斌珍,等. 微加速度计冲击可靠性及 防护[J]. 传感技术学报,2010,23(12):1690-1694.
  WANG Shitao, JIA Yubin, ZHANG Binzhen, et al. Study on reliability and cushion for micro accelerometer in shock environm ent[J]. Chinese Journal of Sensors and Actuators, 2010,23(12):1690-1694.
- [2] 刘勐,张威,郝一龙.用于高冲击检测硅基三轴集成压 阻式 MEMS 加速度芯片的建模与仿真[J]. 传感技术 学报,2012,25(1):11-19.

LIU Meng, ZHANG Wei, HAO Yilong. Modeling and simulation of a silicon integration tri-axial piezoresistive MEMS accelerometer chip used for high impact test[J]. Chinese Journal of Sensors and Actuators, 2012,25(1):11-19.

 [3] 揣荣岩,孙瑞,刘晓为,等. 高灵敏压力传感器过载保护 结构设计[J]. 传感技术学报,2011,24(5):675-678.
 CHUAI Rongyan,SUN Rui,LIU Xiaowei, et al. Overload protection design of high-sensitivity pressure sensor[J]. Chinese Journal of Sensors and Actuators, 2011,24(5):675-678.

- [4] HARTZELL A, SILVA M G, SHEA H R. MEMS reliability[M]. New York: IEEE International Integrated Reliability Workshop Final Report, 2011:85-110.
- [5] SUNDARAM S, TORMEN M, TIMOTIJEVIC B, et al. Vibration and shock reliability of MEMS: modeling and experimental validation [J]. J Micromech Microeng, 2011, 21(4):1-13.
- [6] JIANG T, ZHOU J, FENG F. Study on designs of stoppers for MEMS devices in shock environment[J]. Appl Mech Mater, 2012, 184 (185):510-515.
- [7] CHEN Y, JIAO J, XIONG B, et al. A novel tuning fork gyroscope with high Q-factors working at atmospheric pressure[J]. Microsyst Technol, 2005, 11(2):111-116.
- [8] JIANG T, WANG A L, JIAO J W, et al. Detection capacitance analysis method for tuning fork micromachined gyroscope based on elastic body model[J]. Sens Actuators A,2006,128(1):52-59.
- [9] ZHOU Jian, JIANG Tao, JIAO Jiwei, et al. Design and fabrication of a micromachined gyroscope with high shock resistance[J]. Microsyst Technol, 2014, 20(1): 137-144.
- [10] MOODERA J S.KINDER L R.NOWAK J., et al. Geometrically enhanced magnetoresistance in ferromagnetinsulator-ferromagnet tunnel junctions[J]. Appl Phys Lett, 1996, 69(5):708.
- [11] 李孟委. 基于砷化镓的介观压阻效应微机械陀螺研究 [D]. 太原:中北大学,2010.
- [12] 白晓晓,李孟委,褚伟航,等.谐振式微陀螺中通孔质 量块阻尼建模研究[J].中北大学学报(自然科学版), 2015,36(3):366-371.

BAI Xiaoxiao, LI Mengwei, CHU Weihang, et al. Damping model analysis of a perforated mass in a micro resonator gyroscope[J]. Journal of North University of China(Natural Science Edition),2015,36(3):366-371.