doi:10.19306/j.cnki.2095-8110.2019.02.015

半球谐振陀螺全角模式信号处理控制方法

张岚昕^{1,2},赵万良^{1,2},李绍良^{1,2},成宇翔^{1,2},王 伟^{1,2}

(1. 上海航天控制技术研究所,上海 201109;

2. 上海惯性工程技术研究中心,上海 201109)

摘 要:介绍了在信号处理的过程中,施加对波腹点、波节点的控制以及谐振频率实时跟踪,从而在谐振振型实时进动的情况下保证谐振振型的稳定,降低陀螺敏感误差;同时对两路相互正交的谐振子谐振信号进行提取和信号处理,得到谐振滞后角度以及陀螺所在载体的转动角度。对该方法进行了数值建模仿真,验证了该方法的可行性。

关键词:半球谐振陀螺;全角模式;波腹点控制;波节点控制;频率跟踪 **中图分类号**:U666.1 **文献标志码**:A **文章编号**:2095-8110(2019)02-0098-07

Signal Processing and Control Method of Whole Angle Mode Hemispherical Resonator Gyros

ZHANG Lan-xin^{1,2}, ZHAO Wan-liang^{1,2}, LI Shao-liang^{1,2}, CHENG Yu-xiang^{1,2}, WANG Wei^{1,2}

Shanghai Aerospace Control Technology Institute, Shanghai 201109, China;
 Shanghai Engineer Research Center of Inertia, Shanghai 201109, China)

Abstract: In the method proposed by this paper, by the control of antinode and wave node and the real-time tracking of resonant frequency in the process of signal processing, the stability of resonant mode is ensured and the error of gyroscope is reduced during real-time precession. And the resonance signal of two orthogonal harmonic oscillator is extracted and processed, the resonance lagging angle of the resonator vibrating pattern as well as the rotation angle of the gyro carrier are obtained. A numerical simulation is performed and the simulation results show the feasibility of the proposed method.

Key words: HRG; Whole angle mode; Antinode control; Wave node control; Frequency tracking

0 引言

半球谐振陀螺具有结构简单、可靠性高、寿命 长、精度高且无累积误差等特点,在空间探测、航空 航海、精密设备等领域发挥着越来越重要的作用。 半球谐振陀螺与其他类型的固体波动陀螺的工作 原理类似,当谐振子在外加特殊频率的激励作用下 会产生四波腹的谐振振型,陀螺随载体在惯性空间 中绕敏感轴转动时,四波腹振型在科里奥利力的作 用下会发生实时进动。通过外部电路将陀螺谐振 子振动信号转换为电信号,并通过信号处理的方法 从电信号中得到谐振振型的进动特性,就可以获取 载体的角度或角速度信息。半球谐振子的结构图 以及四波腹振动示意图如图1所示。

基金项目:上海市科技人才计划项目(18XD1421700)

作者简介:张岚昕(1994-),男,硕士研究生,主要从事固体振动陀螺控制技术研究。E-mail: lancezhang1994@qq. com

收稿日期:2018-05-23;修订日期:2018-07-19







按照工作原理,半球谐振陀螺可以分为力平衡 (Force-to-Rebalanced)工作模式和全角(Whole-Angle)工作模式。较之于力平衡工作模式,全角模 式半球谐振陀螺具有较大的动态范围和响应速度, 同时其信号处理和振型控制算法也更为复杂。全 角模式的工作原理为,当有角速度输入时,谐振子 受到沿着与角速度和振动方向均垂直的方向产生 的科里奥利力为:

$$F = 2m\Omega \times v = -2m\Omega A\omega \sin(\omega t) \tag{1}$$

在科里奧利力的作用下,谐振子振型转动角度 与载体的转动角度会相差一个滞后角度 θ ,称 θ 为 进动角或滞后角(见图 2),进动角与载体转动角度 θ_{real} 存在固定的比例关系如下:

$$\theta_{\rm real} = k\theta$$
 (2)

其中,比例系数 k 称为进动因子, k 的大小仅与 陀螺谐振子的材料和结构有关,当陀螺表头的物理 状态确定时, k 可以被视为常数。因此,在全角工作 模式下,一般通过外部电路在陀螺表头输出的振动 信号的基础上进行一系列的处理和解算,最终得到 谐振振型的进动角,并用它来表征陀螺所在载体的 实时转动角度。





(b)陀螺所在载体发生转动时谐振振型发生进动图 2 振型进动状态下示意图

Fig. 2 Vibrating pattern under real-time precession

进动角度的解算精度与陀螺谐振振型的稳定 性有很大关系,振动振型的频率、波腹点幅度、波节 点幅度的不稳定均会导致进度角的解算误差。因 此,为了保证全角模式下半球谐振陀螺的敏感精 度,陀螺外部信号处理电路须包含波腹点幅度检测 与控制、波节点幅度检测与控制、频率跟踪回路和 角度信号解算等几个部分。其中频率跟踪和波节 点控制的效果对角度敏感的精度影响较大,频率跟 踪回路的参数不合理时,会导致解调载波的相位与 陀螺谐振相位差不收敛至 0°,而是收敛至 90°或 -90°,并最终导致驱动力的相位混乱,振动状态发 散;而当波节点的幅度未被抑制到 0 且存在波动时, 会造成幅度检测量的波动和解调载波相位的波动, 并最终影响角度敏感的精度。

本文介绍了一种半球谐振陀螺全角模式的控制方法,并分析了该方法的误差来源和误差抑制的 方法。

1 半球谐振陀螺动力学模型

半球谐振陀螺的谐振子四波腹振型的振动参 数耦合了振动幅度、振动频率和进动角度等信息。 全角模式下半球谐振陀螺通过陀螺敏感电极将陀 螺的物理振动信号转换为电信号;并通过信号处理 算法将振动幅度、振动频率和进动角度等信息分离 和解算出来;并通过控制算法稳定谐振子的谐振振 型,保证陀螺的进动角度稳定收敛。

当半球谐振陀螺谐振子振动的物理模型被简 化为弹簧质量阻尼系统时,其二阶动力学模型如式 (3)^[1-2]:

$$\ddot{x} - 2k\Omega \dot{y} - k\Omega y + \frac{2}{\tau} \dot{x} + (\omega^2 - k'\Omega^2)x = f_x$$

$$\ddot{y} - 2k\Omega \dot{x} - k\Omega x + \frac{2}{\tau} \dot{y} + (\omega^2 - k'\Omega^2)y = f_y$$
(3)

其中, Ω 为载体平台转动速度, k 为谐振子进动 因子, k' 为向心力增益系数, ω 为陀螺谐振子固有振 动频率, x 和y 为 2 个相互正交的信号轴向上的振动 信号, f_x 和 f_y 为从x 和y 两方向上施加的控制作 用, 在半球谐振陀螺中, x 和y 的几何放置位置相 差 45°。

在式(1)的基础上,通过平均法可以得到陀螺 谐振子在 x 和y 位置上的振动位移表达式如下^[3-4]:

 $x = a\cos(\omega t)\cos(\theta) - q\sin(\omega t)\sin(\theta)$ $y = a\cos(\omega t)\sin(\theta) + q\sin(\omega t)\cos(\theta)$ (4)

其中, a 和 q 为谐振振型的长轴和短轴, θ 为进 动角,x 和 y 为陀螺通过相隔 45°的 2 个电极读出的 信号,这 2 个电极的信号的物理意义是陀螺振动信 号向 2 个电极方向的正交变换,如图 3 所示。







2 半球谐振陀螺信号处理与控制

全角模式半球谐振陀螺信号处理与控制的目 的是维持实时进动过程中的振型稳定并解算出实 时进动角度,其主要包括以下4个部分:维持谐振能 量不发生衰减的波腹点控制回路;抑制波节点幅度 进而抑制陀螺敏感误差的波节点控制回路;实时跟 踪陀螺谐振频率和相位,产生解调参考信号的锁相 环回路;进动角度动态检测部分。陀螺信号处理与 控制的结构框图如图4所示。



图 4 全角模式半球谐振陀螺控制框图 Fig. 4 Control scheme of whole angle mode HRG

电极读出的陀螺信号如式(4),相对于检测电 极输出的陀螺谐振信号而言,半球谐振陀螺谐振振 型的长轴振幅 a、短轴振幅 q 以及陀螺动态进动角 度θ等振动状态量均为低频慢变信号,需要通过信 号处理的方法将他们从陀螺高频的谐振信号中提 取出来。

可以通过锁相环得到与实时谐振振动信号同 频同相的解调参考信号 V_c 与 V_s,该信号与真实谐 振信号有相位差 φ_c

$$V_{c} = \cos (\omega t + \varphi)$$

$$V_{s} = \sin (\omega t + \varphi)$$
(5)

使用参考信号通过乘法解调的方法将陀螺信号的频谱特征向低频和二倍频方向进行频谱搬移,并经低通滤波将包含振动状态量的低频慢变信号 C_x, C_y, S_x, S_y 提取出来。

$$C_{x} = LPF(V_{c} \times x)$$

$$= \frac{a}{2}\cos(2\theta)\cos(\varphi) + \frac{q}{2}\sin(2\theta)\sin(\varphi)$$

$$C_{y} = LPF(V_{c} \times y)$$

$$= \frac{a}{2}\sin(2\theta)\cos(\varphi) - \frac{q}{2}\cos(2\theta)\sin(\varphi) \quad (6)$$

$$S_{x} = LPF(V_{s} \times x)$$

$$= \frac{a}{2}\cos(2\theta)\sin(\varphi) - \frac{q}{2}\sin(2\theta)\cos(\varphi)$$

$$S_{y} = LPF(V_{s} \times y)$$

$$= \frac{a}{2}\sin(2\theta)\sin(\varphi) + \frac{q}{2}\cos(2\theta)\cos(\varphi)$$

对低频慢变信号进行组合运算,可以得到陀螺 谐振振动状态量,如式(7):

$$E = C_x^{2} + C_y^{2} + S_x^{2} + S_y^{2} = K_E(a^{2} + q^{2})$$

$$Q = 2(C_x S_y - C_y S_x) = K_Q(aq)$$

$$S = 2(C_x C_y - S_y S_x) = K_\theta(a^{2} - q^{2})\cos(2\theta)$$

$$R = C_x^{2} - C_y^{2} + S_x^{2} - S_y^{2} = K_\theta(a^{2} - q^{2})\sin(2\theta)$$

$$L = 2(C_x S_x + C_y S_y) = K_L(a^{2} - q^{2})\sin(2\varphi)$$
(7)

其中, E 既表征了谐振振型的能量, 当波节点 幅度 q 被抑制到 0 时, E 又反映了长轴的振幅; Q 表 征了波节点振动的幅度。E 信号、Q 信号分别作为 波腹点和波节点控制回路的检测信号, 经 PI 控制器 分别得到波腹点控制信号 F_a 和波节点控制信号 F_q 。控制作用 F_a 与 F_q 需要利用 x 和 y 方向的驱动 电极施加到谐振子上, 因此, 需要将 F_a 与 F_q 分别分 解到 x 和 y 方向上, 同时还需要将该控制信号与陀 螺谐振频率进行调制, 得到驱动作用 F_x 和 F_y 。

$$F_{x} = F_{a} \cos(\theta) \cos(\omega t - 90^{\circ}) - F_{q} \sin(\theta) \sin(\omega t - 90^{\circ})$$

$$F_{y} = F_{a} \sin(\theta) \cos(\omega t - 90^{\circ}) + F_{a} \cos(\theta) \sin(\omega t - 90^{\circ})$$
(8)

S 和R 信号做比值可以得到进动角度的正切函数 tan(2φ),由于比值消元的效果,波腹点和波节点的振幅不稳定性不会影响进动角度的计算结果。

L 表征了锁相环产生的解调参考信号与谐振信号的相位差。L 信号作为锁相环鉴相器的输出,通过改变振荡器参数使L 逐渐收敛,产生与谐振信号同频同相的解调参考信号。要注意的是,由于L = $K_L(a^2 - q^2)\sin(2\varphi)$,在 2φ 较大时有可能会收敛于 $2\varphi = 180°$ 。因此,在锁相环参数匹配不佳时,可能会导致解调参考信号相位翻转,并最终引起控制结果发散。

3 建模仿真分析

根据谐振子动力学分析和全角模式半球谐振陀 螺谐振信号处理与控制算法,搭建了 Simulink 仿真模 型。其中仿真的陀螺谐振频率ω=5000Hz,进动因数 k=0.3。分别针对波腹点控制、波节点控制、频率跟 踪以及角度解算等几个部分进行仿真分析。

3.1 波腹点控制

波腹点的稳定性和精度会影响频率跟踪的精 度进而对陀螺精度产生影响,仿真采用阶跃信号作 为波腹点的激励信号。由仿真结果可知,在 PI 控制 参数调整合理的状态下,波腹点信号响应时间约为 0.15s,稳态误差小于 0.02V,如图 5 所示。



Fig. 5 Simulation of energy control under the antinode step input

3.2 波节点控制

波节点的稳定程度可以影响波腹点与频率跟踪的控制效果,根据算法波节点应被抑制到 0V 附近。通过实时数值仿真可知,当不施加波节点控制时,波节点的存在会导致谐振振型的相位漂移,引起 *x* 和 *y* 信号之间产生相位偏移,*x* 和 *y* 信号的李

萨茹图为椭圆型,仿真结果如图6所示。

当施加波节点控制后, x 和 y 信号之间产生的 相位偏移被消除, 相位差为 0°或 180°, 李萨茹图为 一条直线, 由仿真结果可知, 波节点控制响应时间 小于 0.02s, 稳态误差小于 1×10⁻⁷ V, 仿真效果如 图 7 所示。





Fig. 6 (a) shows signal x and y when quadrature signal is not 0; (b) shows Lissajous-graph of signal x and y



图 7 (a)为波节点信号被抑制为 0 时的振动信号与李萨茹图,相位差随波节点一起收敛于 0; (b)为波节点控制仿真结果图,上图为波节点输出,下图为波节点控制误差

Fig. 7(a) shows signal x and y and their Lissajous-graph when quadrature signal approaches to 0; (b) shows error of quadrature control loop

3.3 频率跟踪

通过锁相环进行频率跟踪的输出信号被用于 乘法解调和驱动调制的参考信号,其与陀螺半球谐 振子实时振动信号的相位差会影响波腹点信号解 调、波节点信号解调以及角度解算的精度。数值仿 真结果显示(见图 8),频率跟踪稳定工作的情况下, 相位误差小于 0.5×10⁻⁷。



图 8 频率跟踪仿真结果图(上图红线为陀螺实时谐振信号,蓝线为跟踪振动信号;下图为实时频率跟踪误差) Fig. 8 Simulation of frequency tracking result(In the first graph, the red thread represents vibrating signal of gyro, the blue thread represents frequency track's output. The second graph shows error of frequency control loop)

3.4 角度跟踪

角度敏感是全角模式下半球谐振陀螺的最终 目的,并且角度敏感的精度也直接影响了驱动作用 的施加效果。将 30°角度阶跃信号和 10(°)/s 斜坡 速率输入作为激励输入对角度解算进行仿真分析, 仿真结果显示,经角度解算的动态响应时间小于 0.05s,稳态误差小于 0.05°,如图 9 所示。



Fig. 9 Results of simulation for angle solution

4 结论

全角模式下半球谐振陀螺的性能指标受谐振 波形的稳定性和频率跟踪精度的影响,本文针对半 球谐振陀螺全角工作模式的动力学过程进行了分 析和建模,并介绍了一种全角模式下半球谐振陀螺 控制和信号处理方法。该方法通过离散电极取得 相互正交的谐振子振动信号 *x* 和*y*;通过乘法解调 与低频信号组合运算,实现了波腹点、波节点、谐振 频率和进动角度的实时检测;通过波腹点控制、波 节点控制、频率跟踪等 3 个回路,实现了谐振子四波 腹振型状态的稳定。最后针对数值仿真模型的仿 真结果加以分析,验证了此方法的可行性。

参考文献

- [1] Apostolyuk V. Theory and design of micromechanical vibratory gyroscopes [M]// MEMS/NEMS. Springer, Boston, MA, 2006: 173-195.
- Zhang F, Keikha E, Shahsavari B, et al. Adaptive mismatch compensation for vibratory gyroscopes[C]// 2014
 International Symposium on Inertial Sensors and Systems (ISISS). IEEE, 2014: 1-4.
- [3] Lynch D D. Vibratory gyro analysis by the method of averaging [C]// Proceedings of 2nd St. Petersburg Conference on Gyroscopic Technology and Navigation. St. Petersburg, 1995: 26-34.

- [4] Loveday P W. Analysis and compensation of imperfection effects in piezoelectric vibratory gyroscopes
 [D]. Virginia Polytechnic Institute and State University. Blacksburg, VA, USA, 1999.
- [5] Lynch D D. MRIG frequency mismatch and quadrature control[C]// 2014 International Symposium on Inertial Sensors and Systems (ISISS). IEEE, 2014: 1-4.
- [6] Taheri-Tehrani P, Izyumin O, Izyumin I, et al. Disk resonator gyroscope with whole-angle mode operation
 [C]// 2015 IEEE International Symposium on Inertial Sensors and Systems (ISISS). IEEE, 2015: 1-4.
- [7] Prikhodko I P, Zotov S A, Trusov A A, et al. Foucault pendulum on a chip: Rate integrating silicon MEMS gyroscope [J]. Sensors and Actuators A: Physical, 2012, 177: 67-78.
- [8] Hu Z, Gallacher B. Control and damping imperfection compensation for a rate integrating MEMS gyroscope

[C]// 2015 DGON Inertial Sensors and Systems Symposium (ISS). IEEE, 2015: 1-15.

- [9] 赵万良,成字翔,孙殿竣,等. MEMS半球谐振陀螺的角速度积分及其 FPGA 设计[J]. 半导体光电, 2017,38(1):40-42.
 Zhao Wanliang, Cheng Yuxiang, Sun Dianjun, et al. Design of MEMS RIG with hemispherical resonator and its FPGA platform[J]. Semiconductor Optoelec-
- tronics, 2017, 38(1): 40-42(in Chinese).
 [10] Taheri-Tehrani P, Challoner A D, Izyumin O, et al. A new electronic feedback compensation method for rate integrating gyroscopes[C]// 2016 IEEE International Symposium on Inertial Sensors and Systems. IEEE, 2016; 9-12.
- [11] Chen F, Yuan W, Chang H, et al. Design and implementation of an optimized double closed-loop control system for MEMS vibratory gyroscope [J]. IEEE Sensors Journal, 2014, 14(1): 184-196.