Journal of Vibration, Measurement & Diagnosis

doi:10.16450/j.cnki.issn.1004-6801.2017.06.028

IEWT 和 FSK 在齿轮与滚动轴承故障诊断中的应用

向 玲, 高雪媛, 张力佳, 李媛媛

(华北电力大学(保定)机械工程系 保定,071003)

摘要 改进的经验小波变换方法(improved empirical wavelet transform,简称 IEWT)是一种新的自适应性信号处理方法,将这种方法和快速谱峭度(fast spectral kurtosis,简称 FSK)相结合,进行齿轮与滚动轴承的故障诊断。首先,采用 IEWT 对信号进行分解,筛选出故障特征最为明显的 2 个分量并重构信号;其次,对重构信号进行快速谱峭度滤波;最后,对滤波后的信号进行包络谱分析,提取出信号的故障特征。分析齿轮断齿及滚动轴承故障信号,与直接包络谱和 基于 EMD 经验模态分解(empirical mode decomposition,简称 EMD)方法的 FSK 滤波包络谱分析方法相比可知,采用 IEWT 处理后再进行 FSK 滤波的信号进行包络谱分析更具有区分性,可有效识别齿轮和滚动轴承的故障特征。

关键词 经验小波分解;快速谱峭度滤波;包络谱分析;故障诊断 中图分类号 TH165.3;TN911.7

引 言

齿轮和滚动轴承的故障信号均为非平稳调制信 号。共振解调技术[1] 是目前最常用的齿轮、轴承故 障诊断方法,该方法需要先对信号进行带通滤波,再 进行包络谱分析。由于带通滤波器的中心频率选择 困难,日对分析结果影响较大,其应用受到了限制。 峭度能够敏锐地反映出瞬态冲击成分,可作为选择 带通滤波器中心频率的衡量标准,但是峭度无法在 强噪声信号中检测到瞬态冲击成分,谱峭度[2-3]可以 适应强噪声环境,但其估计值只在平稳状态下是稳 定的。Antoni^[4]为了解决这些问题提出快速谱峭度 滤波方法,通过计算故障信号中每个频段的谱峭度 值,可以迅速找到谱峭度值最大时所对应的频率和 频率分辨率,以此作为滤波器的中心频率和带宽,虽 然在强噪声环境中效果有所改善,结果仍不理想。 蒋超等^[5]利用 EEMD 和快速谱峭度,提出了一种敏 感 IMF 选取方法。蔡艳平等^[6]提出的方法解决了 包络谱分析中主观性给结果带来的影响,但是 EMD 方法仍存在诸多问题,如过包络、欠包络、模态混叠 和端点效应等^[7-9]。Gilles^[10]提出一种对信号傅里 叶频谱进行自适应地划分滤波的信号处理方法,即 经验小波变换(empirical wavelet transform,简称 EWT),滤波后可以得到一组单分量,该信号处理方 法的计算速度快,模态混叠和端点效应减弱。为了

进一步抑制模态混叠效应产生的负面影响,Gilles 等^[11]提出了 EWT 方法中窗函数边界线选择的优 化方法,但仅将该方法应用于脑电波及地震信号,并 未应用到齿轮及轴承故障诊断的研究领域中。在以 上研究基础上,笔者提出一种基于 IEWT 和 FSK 滤波的诊断方法,将其应用到齿轮与滚动轴承故障 实例,并与直接包络谱和基于 EMD 方法的 FSK 滤 波包络谱分析方法进行对比。

1 改进的 EWT

经验小波变换是一种自适应的信号处理方法。 首先,规定规范化的信号傅里叶频谱的频率范围为 $[0, \pi]$,假设将傅里叶频谱分成 N 个部分,并且以 ω_n 表示相邻两个区域的分界点,共需要确定 N+1 条分界线,其中 0 和 π 分别为第 1 条和最后一条分 界线,那么,还需要确定其余 N-1 条分界线,以相 邻两个连续极大值的中点为分界线所在点^[9]。于 是,最终得到傅里叶频谱分界点为

$$\omega^{n} = \frac{\omega_{n} + \omega_{n-1}}{2}$$

$$(1 \leqslant n \leqslant N - 1; \omega^{0} = 0; \omega^{N} = \pi)$$
(1)

当傅里叶频谱中的两个分量简单易分时,将两 个连续极大值的中点作为分界点十分简单有效,但 是当连续的两个分量分别为紧支撑和宽支撑时,该

^{*} 国家自然科学基金资助项目(51675178,51475164) 收稿日期:2016-01-27;修回日期:2016-05-23

种方法就会失效,导致分界线落在支撑较宽的分量 内部,产生模态混叠。Gilles^[10]提出了避免该种情 况出现的最简单的方法,即找到两个连续极大值之 间的极小值,以该点作为两个连续分量的分界线。 如果以 Ω_n 表示 ω_{n-1} 和 ω_n 之间的局部极小值,则

$$\omega^n = rgmin \Omega_n$$

$$(1 \leqslant n \leqslant N - 1; \boldsymbol{\omega}^{\scriptscriptstyle 0} = 0; \boldsymbol{\omega}^{\scriptscriptstyle N} = \pi)$$
(2)

设实线部分为原方法分界线,虚线为改进方法 分界线,则分界线示意图如图 1 所示。过 ω_n 所在点 作相邻两个区间的分界线,每段可以表示为 $\Lambda_n = [\omega_{n-1}, \omega_n](n = 1, 2, \dots, N; \omega_0 = 0; \omega_N = \pi)$,由此可 知, $\bigcup_{n=1}^{N} \Lambda_n = [0, \pi]$ 。



图 1 分界线示意图 Fig. 1 Dividing line diagram

对分割区间 Λ_n 加小波窗,按照 Meyer 小波的构造方法,得到经验尺度函数和经验小波函数^[10]为 $F_{1,t}(\phi_n)(\omega) =$

$$\begin{cases} 1 \quad (\text{if } |\boldsymbol{\omega}| \leq (1-\gamma)\boldsymbol{\omega}^{1}) \\ \cos\left[\frac{\pi}{2}\beta\left(\frac{1}{2\gamma\boldsymbol{\omega}^{n+1}}(|\boldsymbol{\omega}| - (1-\gamma)\boldsymbol{\omega}^{n+1})\right)\right] \\ (\text{if } (1-\gamma)\boldsymbol{\omega}^{n+1} \leq |\boldsymbol{\omega}| \leq (1+\gamma)\boldsymbol{\omega}^{n+1}) \\ \sin\left[\frac{\pi}{2}\beta\left(\frac{1}{2\gamma\boldsymbol{\omega}^{n}}(|\boldsymbol{\omega}| - (1-\gamma)\boldsymbol{\omega}^{n})\right)\right] \\ (\text{if } (1-\gamma)\boldsymbol{\omega}^{n} \leq |\boldsymbol{\omega}| \leq (1+\gamma)\boldsymbol{\omega}^{n}) \\ 0 \qquad (\text{It} \text{th}) \end{cases}$$
(3)

 $F_{1,t}(\varphi_1)(\omega) =$

$$\begin{cases} 1 \quad (\text{if } |\omega| \leqslant (1-\gamma)\omega^{1}) \\ \cos\left[\frac{\pi}{2}\beta\left(\frac{1}{2\gamma\omega^{1}}(|\omega|-(1-\gamma)\omega^{1})\right)\right] \\ \text{if } (1-\gamma)\omega^{1} \leqslant |\omega| \leqslant (1+\gamma)\omega^{1}) \\ 0 \qquad (\not\pm \&) \end{cases}$$
(4)

其中: $\gamma < \min_n [\omega_{n+1} - \omega_n / \omega_{n+1} + \omega_n]; \beta(x) = x^4 (35 - 84x + 70x^2 - 20x^3)$ 。

由经验小波函数内积计算得到的细节系数以及 由经验尺度函数的内积计算得到的近似系数^[11]分 别为

$$w^{\varepsilon}(f)(n,t) = F_{1,\omega}^{*}(F_{1,t}(f)(\omega)\overline{F_{1,t}(\psi_{n})(\omega)}) \quad (5)$$

$$w^{\epsilon}(f)(0,t) = F_{1,\omega}^{*}(F_{1,t}(f)(\omega) \overline{F_{1,t}(\varphi_{1})(\omega)})$$
(6)
对信号进行重构,则重构信号^[11]可以表示为

$$\begin{aligned} &(t) = w^{\varepsilon}(f)(0,t) * \varphi_{1}(t) + \\ &\sum_{n=1}^{N-1} w^{\varepsilon}(f)(n,t) * \Psi_{n}(t) = \\ &F_{1,\omega}^{*} \Big[F_{1,t}(w^{\varepsilon})(0,\omega) F_{1,t}(\varphi_{1})(\omega) + \\ &\sum_{n=1}^{N-1} F_{1,t}(w^{\varepsilon})(n,\omega) F_{1,t}(\psi_{1})(\omega) \Big] \end{aligned}$$

2 快速谱峭度图

对于非平稳信号,如何选择最优频率和频率分 辨率是关键问题,为了解决该问题,并达到快速计算 谱峭度的目的,文献[12]提出快速峭度图方法。该 方法将信号按照每层 2"个频段进行分解,然后计算 每层每个频段的谱峭度值,谱峭度估计值是频率 f和频率分辨率 Δf 的函数,通过计算时频图上每个 频率成分的谱峭度值从而得到谱峭度值最大时对应 的 f 和 Δf ,即最优带通滤波器中心频率以及带宽, 其中 $\Delta f \approx f_{*} \cdot 2/N_{*}$ ^[13]。快速谱峭度图如图 2 所





Fig. 2 Fast kurtosis figure of broken teeth failure

示,其横坐标为频率值 f,纵坐标为分解层数 n,图 中频段颜色越深代表谱峭度值越大,可以方便确定 谱峭度值最大时所对应的 f 和 Δf 的最优组合。

3 故障诊断流程

谱峭度法在齿轮和轴承故障诊断应用中获得了 一定的成果,但无法适应高噪声环境。胡爱军等^[14] 提出基于集合经验模态分解(ensemble empirical mode decomposition,简称 EEMD)与谱峭度准则的 包络谱分析方法,用峭度最大准则选取 IMF 分量进 行包络谱分解,提取出轴承故障的特征信息。苏文胜 等^[15]提出基于相关系数和谱峭度准则的 EMD 降噪 方法对信号进行预处理,更好地诊断出滚动轴承早期 故障。利用上述文献中提出的采用相关系数和谱峭 度准则剔除无关分量方法,采用基于互相关系数和谱 度准则的 IEWT 来对信号进行预处理,突出高频共振 成分,减少噪声。基于 IEWT 和 FSK 滤波的具体诊 断流程如下:

1) 对信号进行 IEWT 分解;

2) 计算分解后各分量的峭度值和相关系数,筛
 选出相关系数和峭度值最大的分量重构信号;

3)利用快速谱峭度图方法计算得到带通滤波器的最优中心频率和带宽,然后对滤波后的信号进行包络谱分析,以确定故障特征频率。

4 试验信号诊断方法对比

4.1 齿轮断齿故障

QPZZ-II 旋转机械振动故障模拟实验平台如 图 3所示,可快速模拟旋转机械多种故障状态。齿 轮传动比为 75:55。



图 3 QPZZ-II 模拟实验平台 Fig. 3 QPZZ-II simulation experiment platform

在输入轴的大齿轮上加工出断齿故障,将加速 度传感器安装在齿轮箱箱体上。其中,输入轴转速 为1500 r/min,断齿故障频率与轴的转频相同为 25 Hz,采样频率为 5 120 Hz。图 4 给出了原信号的时域图、频域图、包络谱图及经 IEWT 分解后各分量的时域波形图。



在图 4 中,断齿故障信号的时域波形虽然有明显的冲击成分,但难以分辨出具体特征;频谱图中能看到旋转频率,但不存在倍频成分等故障特征频率;包络谱图中,频率成分混乱,无法判断齿轮发生何种故障。由式(8)和式(9)计算齿轮断齿故障信号经EMD和 IEWT 分解后各分量的峭度值和相关系数,结果如表1、表2 所示。

峭度值

$$K = E(x - \mu)^4 / \delta^4 \tag{8}$$

相关系数

 $\rho_{s,c_j} = \max[R_{s,c_j}(\tau)] / \max[R_s(\tau)] \quad (9)$ 其中: *x* 为振动信号; μ 为信号 *x* 的均值; δ 为信号 *x* 的标准差; $R_{s,c_j}(\tau)$ 为各分量与原始信号的互相 关; $R_s(\tau)$ 为原始信号的自相关。

表 1 EMD 各分量相关系数 K 及峭度值 ρ_{s,c}

Tab. 1 The correlation coefficient and kurtosis value of each component of EMD

分量	1	2	3	4	5	6
K	0.739 6	0.320 9	0.167 0	0.092 8	0.070 1	0.020 3
$\rho_{s,c}$	2.235 3	3.018 4	4.732 2	3.581 2	3.556 6	2.078 5

表 2 IEWT 各分量相关系数 K 及峭度值 $\rho_{s,c}$

Tab. 2 The correlation coefficient and kurtosis value of each component of IEWT

分量	1	2	3	4	5	6
K	0.330 1	0.145 6	0.235 1	0.159 2	0.890 2	0.029 5
$\rho_{s,c}$	3.778 6	1.860 5	1.658 9	1.8101	1.5571	1.778 6

由表 1 可知,齿轮断齿故障信号经 EMD 分解 所得结果中,分量 1 和分量 3 的互相关系数和峭度 值最大,冲击特性最明显,取这 2 个分量重构信号。 同理,根据表 2 中 IEWT 分解结果,取分量 1 和分 量 5 进行信号重构。对原信号、基于 EMD 方法和 基于 IEWT 方法的重构信号进行快速谱峭度分析, 得到如图 2 所示的快速谱峭度图。对比图 2 各谱峭 度图可知:对于原始信号、基于 EMD 重构信号及基 于 IEWT 重构信号,三者的最大谱峭度值分别为 1.2,4.9 和 5.2,谱峭度值最大时对应的分解层数分 别为 5.5,6 和 5,滤波器中心频率和带宽组合分别 为[1 840,25],[240,40],[1 760,75]Hz。为了突出 特征频率,分别以上述 3 组中心频率和带宽构造的 滤波器对信号进行滤波,对滤波后的信号进行包络 谱分析。图 5 为上述 3 种信号经滤波后的包络谱图。

由图 5 可知,原始信号包络谱中,频率成分混乱,不能分辨出故障特征频率;基于 EMD 和快速谱 峭度滤波的包络谱分析结果中,虽然出现了少量的





Fig. 5 The signal envelope spectrum for broken teeth fault

倍频成分,但是噪声干扰严重;基于 IEWT 和快速 谱峭度滤波的包络谱分析结果中,噪声得到了有效 抑制,故障特征频率明显,25,49,74 和 99 Hz 幅值 都比较突出,分别对应故障信号的转频及其倍频成 分,由此可以判断该齿轮发生了故障。

4.2 轴承外圈故障

轴承外圈故障信号为凯斯西储大学轴承数据。实验所选用轴承为 SKF6205 深沟球轴承,布置单点外圈故障,故障直径为 0.178 mm。其中,驱动电机转速为 1 797 r/min,采样频率设置为 12 kHz。轴承节圆直径为 39 mm,滚动体直径为 7.9 mm,压力角 $\alpha = 0^\circ$,由式(10)可计算得到轴承外圈故障频率为 107 Hz

$$f_{\rm o} = \frac{N}{2} \left(1 - \frac{d}{D} \cos \alpha \right) f_{\rm r} \tag{10}$$

其中: d 为滚动体直径; D 为轴承的节圆直径; α 为接触角; N 为滚动体个数; f_r 为轴的转频。

原信号和经 IEWT 分解后各分量的时域波形 如图 6 所示。



计算轴承外圈故障信号经 IEWT 分解后各分量的峭度值和相关系数,结果如表 3 所示。

表 3 各分量相关系数 K 及峭度值 $\rho_{s,c}$

Tab. 3 The correlation coefficient and kurtosis value of each component

分量	1	2	3	4	5	6
K	0.9437	0.0993	0.160 5	0.187 2	0.183 9	0.029 5
$\rho_{s,c}$	3.7017	2.139 0	3.075 6	6.093 9	3.199 5	2.276 4

由表 3 可知,分量 1 和分量 4 的互相关系数及 谱峭度值最大,故取这 2 个分量对信号进行重构。 对重构的信号进行快速谱峭度分析,得到如图 7 所 示的快速谱峭度图。

由图 7 可知,重构信号的最大谱峭度值为 3.7, 谱峭度值最大时所对应的分解层数为 3,滤波器中 心频率和带宽组合为[750,750]Hz。以该中心频率 和带宽构造滤波器,对信号进行滤波,再对滤波后的 信号进行包络谱分析,得到如图 8 所示的原始信号 包络谱及基于 IEWT 和 FSK 滤波的信号包络谱。



图 7 轴承外圈故障快速峭度图





Fig. 8 The signal envelope spectrum for outer ring fault

图 8(a)为对原始信号直接进行包络谱分析的 结果,图中显示故障特征频率 107 Hz 明显,但故障 频率倍频成分的幅值较低,不易分辨。基于 IEWT 和 FSK 滤波的包络谱分析结果中,30,107,215,322 和 430 Hz 等频率成分的幅值都比较突出,分别对应 故障信号的转频、故障频率及故障频率的 2 倍频、3 倍频及 4 倍频,故障特征明显,由此可以判断该故障 为滚动轴承外圈故障。

5 结束语

提出基于 IEWT 降噪和快速谱峭度 FSK 滤波 的包络谱分析方法,将 IEWT 方法代替传统的 EMD 方法,对信号进行分解重构,克服了 EMD 方 法产生的模态混叠和端点效应,降噪效果更加突出。 将该方法应用到断齿齿轮故障和滚动轴承外圈故障 的实验模拟数据中,并对 IEWT 方法和 EMD 方法 的诊断性能进行比较,结果表明,IEWT 降噪和 FSK 滤波的包络谱分析方法得到的包络谱图故障 特征更加明显,证明了该方法的有效性。

参考文献

- [1] 王平,廖明夫. 滚动轴承故障诊断的自适应共振解调 技术[J]. 航空动力学报,2005,20(4):606-612.
 Wang Ping, Liao Mingfu. Adaptive demodulated resonance technique for the rolling bearing fault diagnosis
 [J]. Journal of Aerospace Power, 2005, 20(4):606-612. (in Chinese)
- [2] Dwyer R F. Detection of non-Gaussian signals by frequency domen Kurtosis estimation [C] // Acoustics Speech and Signal Processing, IEEE International Conference on ICASSP. Boston: IEEE, 1983:607-610.
- [3] Antoni J, Randall R B. The spectral kurtosis: application to the vibratory surveillance and diagnostics of rotating machines [J]. Systems and Signal Processing, 2006, 20(2):308-331.
- [4] Antoni J. Fast computation of the kurtogram for the detection of transient faults[J]. Mechanical Systems and Signal Processing, 2007, 21(1):108-124.
- [5] 蒋超,刘树林,姜锐红,等. 基于快速谱峭度图的 EE-MD 内禀模态分量选取方法[J]. 振动、测试与诊断,2015(6):1173-1178.
 Jiang Chao, Liu Shulin, Jiang Ruihong, et al. Feature extraction method of intrinsic mode function in EEMD

based on fast kurtogram in machinery fault diagnosis [J]. Journal of Vibration, Measurement & Diagnosis, 2015(6):1173-1178. (in Chinese)

[6] 蔡艳平,李艾华,石林锁,等.基于 EMD 与谱峭度的 滚动轴承故障检测改进包络谱分析[J].振动与冲击, 2011,30(2):167-172,191.

Cai Yanping, Li Aihua, Shi Linsuo, et al. Roller bearing fault detection using improved envelope spectrum analysis based on EMD and spectrum kurtosis [J]. Journal of Vibration and Shock, 2011, 30(2): 167-172,191. (in Chinese)

- [7] Loh C H, Wu T C, Huang N E. Application of the empirical mode decomposition-Hilbert spectrum method to identify near-fault ground-motion characteristics and structural responses[J]. Bulletin of the Seismological Society of America, 2001, 91 (5): 1339-1357.
- [8] 孟宗,顾海燕,李姗姗.基于神经网络集成的B样条 经验模态分解端点效应抑制方法[J].机械工程学报, 2013,49(9):106-112.

Meng Zong, Gu Haiyan, Li Shanshan. Restraining method for end effect of B-spline empirical mode decomposition based on neural network ensemble [J]. Journal of Mechanical Engineering, 2013,49 (9):106-112. (in Chinese)

[9] 陈浩,郭军海,齐巍. 基于经验小波变换的目标加速 度估计算法[J]. 北京航空航天大学学报, 2014, 41 (1):14-19.
Chen Hao, Guo Junhai, Qi Wei. Estimation of target's acceleration based on empirical wavelet transform[J].
Journal of Beijing University of Aeronautics and Astro-

nautics, 2014, 41(1):14-19. (in Chinese)

- [10] Gilles J. Empirical wavelet transform [J]. IEEE Transactions on Signal Processing, 2013, 61 (16): 3999-4010.
- [11] Gilles J, Tran G, Osher S. 2D empirical transforms. wavelets, ridgelets and curvelets revisited [J]. Siam Journal on Imaging Sciences, 2014, 7(7):157-186.
- [12] Francis A, Muruganantham C. An adaptive denoising method using empirical wavelet transform[J]. International Journal of Computer Applications, 2015, 117 (21):18-20.
- [13] 彭畅,柏林,谢小亮.基于 EEMD、度量因子和快速峭度图的滚动轴承故障诊断方法[J].振动与冲击,2012,20(31):143-146.
 Peng Chang, Bo Lin, Xie Xiaoliang. Fault diagnosis method of rolling element bearings based on EEMD, measure-factor and fast kurtogram[J]. Journal of Vibration and Shock, 2012, 20(31):143-146. (in Chinese)
- [14] 胡爱军,马万里,唐贵基.基于集成经验模态分解和 峭度准则的滚动轴承故障特征提取方法[J].中国电 机工程学报,2012,32(11):106-111,153.
 Hu Aijun, Ma Wanli, Tang Guiji. Rolling bearing fault feature extraction method based on ensemble empirical mode decomposition and kurtosis criterion[J].
 Proceedings of the CSEE, 2012, 32(11):106-111, 153. (in Chinese)
- [15] 苏文胜, 王奉涛, 张志新,等. EMD 降噪和谱峭度法 在滚动轴承早期故障诊断中的应用[J]. 振动与冲击, 2010, 29(3):18-21,201.
 Su Wensheng, Wang Fengtao, Zhang Zhixin, et al. Application of EMD denoising and spectral kurtosis in early fault diagnosis of rolling element bearings[J]. Journal of Vibration and Shock, 2010, 29(3):18-21,



201. (in Chinese)

第一作者简介:向玲,女,1971 年 4 月生, 博士、教授。主要研究方向为非线性动力 学和故障诊断。曾发表《HHT 方法在转 子振动故障诊断中的应用》(《中国电机工 程学报》2007 年第 27 卷第 35 期)等 论文。

E-mail:ncepuxl@163.com