# 大口径天然气管道音波信号的降噪方法

梁伟1, 张来斌1, 郭磊2

(1.中国石油大学(北京)机械与储运工程学院 北京,102249)(2.中石油昆仑燃气公司 北京,100007)

**摘要** 针对大口径天然气管道运行的非线性系统的特点,利用局部投影降噪方法对高含噪声的音波信号进行降噪 处理。介绍了局部投影降噪方法的理论基础、算法步骤和数学模型,对该算法中的关键参数嵌入维数和时间延迟分 别进行了说明,并用相应的方法进行求解计算。对现场3种不同工况的原始音波数据进行降噪分析,结果显示信噪 比提高了 20.7~38.2 dB,说明了局部投影降噪方法对音波信号降噪的有效性和实用性,能实现噪声与特征信号的 正确分离。

关键词 大口径;天然气管道;泄漏检测;音波;局部投影降噪法 中图分类号 TE973.6

# 引 言

大口径天然气管道发生泄漏时将会产生连续音 波信号[1]。该信号中混杂有大量强背景噪声,影响数 据的分析效果,需要对信号进行降噪处理。传统的降 噪算法(如低通、高通滤波器等)都是基于线性系统 建立的,对非线性信号的降噪效果很差。天然气管道 在运行过程中是复杂的非线性系统,当大口径天然 气管道出现破裂、泄漏尤其是小泄漏时,传统降噪方 法不能满足要求,易造成误报和漏报。小波降噪是一 种常用的混沌去噪方法,但简单地利用小波变换技 术对音波信号进行降噪处理,效果不很理想,有时不 能满足工程的需要。局部投影降噪法是基于非线性 系统而建立的,尤其适用于微弱信号分离;因此,本 研究利用局部投影法结合小波变换理论共同对音波 信号进行降噪处理。首先,利用局部投影降噪法去除 音波信号中大量的背景噪声,获取含有少量随机噪 声的音波序列;然后,利用小波变换理论,提取弱特 征信号,突出信号突变拐点。

# 1 局部投影降噪理论

局部投影降噪法是将时间序列通过相重构,在 高维的相空间上将背景信号、特征信号和噪声信号 分解到不同的子空间上,利用子空间的重构,分离出 背景信号及特征信号,同时抑制时间序列中的随机 噪声分量。该方法能很好地保留弱周期成分,是一种 有效的非线性降噪算法。

令离散音波时间序列X为

$$\boldsymbol{X} = \{x_1, x_2, \cdots, x_N\}$$
(1)

X由两部分组成,分别为特征信号S和加法噪声信号η,即X=S+η。因此,降噪的目的就是从X中消除η,获取特征信号S。

传统的低维空间难以揭示大口径天然气管道复 杂的动力学特性,需要应用相空间重构技术对其进 行描述。在动力系统中,对于任何一组时间序列*X* 均可将其重构为一个与系统动力学行为微分同胚的 m维相空间,即重构后的m维相空间具有与系统相 同的动力学特征<sup>[2]</sup>。根据Takens嵌入定理<sup>[3]</sup>,令嵌 入维数为m,延迟时间为τ,则重构相空间矩阵为

 $X_{i}^{\mathrm{T}} = [x_{i}, x_{i+\tau}, \cdots, x_{i+(m-1)\tau}]$ (2) 其中:*i*=1,2,…,*M*;*M*=*N*-(*m*-1)*τ*;*M* 为重构相 空间矩阵中的向量个数;*m* 维列向量 *X<sub>i</sub>* 为第*i* 个相 点,表征相空间的一个态。

通常情况下,不知道大口径天然气管道系统的 真实维数,进行相空间重构时一般选取较大的嵌入 维数(*m*≥2*D*+1),*D*为音波序列的混沌吸引子维 数。因此,重构后的相空间必定包含一个由特征向量 张成的局部线性子空间以及一个由噪声分量形成的

<sup>\*</sup> 国家自然科学基金资助项目(编号:51005247);国家高技术研究发展计划("八六三"计划)资助项目(编号2008AA06Z209);北京市科技新星计划资助项目(编号:2010B068);北京市教委共建项目 收稿日期:2011-05-11;修改稿收到日期:2011-08-04

零子空间。局部投影降噪的目的就是识别这两个空间,还原与之对应的特征信号和噪声分量,并对噪声 分量加以剔除。

局部投影降噪的基本思路为:对于相空间中的 每一个相点X<sub>i</sub>,搜索在邻域半径 є 范围内的所有相 点,这些相点构成邻域区间 μ<sub>i</sub>,根据邻域区间内的所 有相点求邻域质心以及协方差矩阵。该矩阵较大和 较小的特征值分别对应着吸引子的主要方向和噪声 方向,较小的特征值对应的特征向量可构成正交投 影空间,因此向这个空间投影就可以获得噪声成分 并加以去除。具体步骤如下。

 1)设定延迟时间和嵌入维数,按式(2)对采样音 波序列进行相空间重构,得到M组m维空间相点。

 2)确定每个相点的*X<sub>i</sub>* 的邻域 μ<sub>i</sub> 以及邻域质心 *X<sub>i</sub>*。以*X<sub>i</sub>* 为观测点并计算该点与其他所有相点*X<sub>j</sub>* 的 欧氏距离 *d<sub>ij</sub>*

$$d_{ij} = \| \mathbf{X}_i - \mathbf{X}_j \| = \sqrt{\sum_{k=1}^m [x_{i+(k-1)\tau} - x_{j+(k-1)\tau}]^2}$$
(3)

其中: $i, j=1, 2, \cdots, M, \exists i \neq j$ 。

对于给定的邻域半径阈值 $\varepsilon$ ,若 $d_{ij} < \varepsilon$ ,则认为相 点 $X_i$ 在相点 $X_i$ 的邻域 $\mu_i$ 范围内,为一个邻域点。令  $\mu_i$ 内所有邻域点 $X_j$ 的个数为K,则相点 $X_i$ 的邻域质 心为

$$\overline{\boldsymbol{X}}_{i} = \frac{1}{K} \sum_{X_{j \in \mu_{i}}} \boldsymbol{X}_{j} \tag{4}$$

计算邻域 μ<sub>i</sub> 内的协方差矩阵 C<sub>i</sub> 以及投影矩
 阵V<sub>i</sub>。当前相点 X<sub>i</sub> 的邻域矩阵

$$A_i = X_i - \overline{X}_i \tag{5}$$

构造协方差矩阵Ci

$$\boldsymbol{C}_i = (\boldsymbol{R}\boldsymbol{A}_i)(\boldsymbol{R}\boldsymbol{A}_i)^{\mathrm{T}}$$
(6)

其中:R为m×m 维对角权矩阵。

对角元素  $R_{11}$ 和  $R_{mm}$ 取值较大,如选为100 或者 更大,其余对角元素为1。计算  $C_i$ 按降序排列的特征 值 $\lambda_1 \ge \lambda_2 \ge \cdots \ge \lambda_m \ge 0$ 以及对应的单位正交特征向 量 $v_1, v_2, \cdots, v_m$ 。在这些特征值中,必定存在一个序数  $q, 使得\lambda_q/(\lambda_q+1)$ 为最大值,q为整数且1 $\leqslant q \leqslant m$ ,则 q以及 p=m-q分别对应着低维子空间以及零子空 间的维数。低维子空间分量由特征信号引起,而零子 空间的分量为噪声所引起,是应去除的对象<sup>[4]</sup>。p个 最小特征值对应的特征向量构成投影矩阵 $V_i$ 

$$\boldsymbol{V}_{i} = \sum_{j=m-p+1}^{m} \boldsymbol{\nu}_{j} \boldsymbol{\nu}_{j}^{\mathrm{T}}$$
(7)

4) 将相点 X<sub>i</sub> 的邻域矩阵 A<sub>i</sub> 向式(7)所描述的

正交投影空间进行投影,计算噪声成分η

$$\eta_i = \boldsymbol{R}^{-1} \boldsymbol{V}_i(\boldsymbol{R} \boldsymbol{A}_i) =$$

$$\boldsymbol{R}^{-1}\Big(\sum_{j=m-p+1}^{m}\boldsymbol{\nu}_{j}\boldsymbol{\nu}_{j}^{\mathrm{T}}\Big)\big[\boldsymbol{R}(\boldsymbol{X}_{i}-\overline{\boldsymbol{X}}_{i})\big]$$
(8)

因此,相点 $X_i$ 的修正值为 $\hat{X}_i = X_i - \eta_i$ 。

5)所有相点修正值*X*<sub>i</sub>构成修正相空间,然后利用Takens 定理的逆过程还原采样序列,即可获得一次投影降噪后的信号。

6)重复步骤1~5,直到分离出大量背景噪声获得含有少量随机噪声的弱音波特征信号。

## 2 参数分析

#### 2.1 嵌入维数

一般地,嵌入维数 m 不能取得过小也不能取得 过大。m 取值过小不能完备地描述流行中吸引子的 形态,从而使吸引子发生畸变,造成降噪后的特征信 号也发生畸变。m 取值过大则会影响算法效率,从 而给在邻域内寻找邻近点的个数带来困难。选择合 适的嵌入维数 m 时必须满足<sup>[5]</sup>:

 1) 嵌入变换可能会使轨道变形,但它与原状态 轨道是等价的;

2)嵌入变换是一个一一对应的光滑映射,它不 改变轨道上点的次序,并且保留了原来的方向;

3) 若原空间轨道是闭合的,则经过映射后的嵌 入空间仍然是闭合的;

4) 必须保留原空间固定点的稳定特性。

通常情况下,嵌入维数根据奇异吸引子维数D 进行选取,m≥2D+1。而奇异吸引子的维数主要有 关联维数、Lyapunov 维数以及信息维数等。本研究 应用的是根据关联维数求取嵌入维数 m,对应算法 为饱和关联维数(G-P)法,即当嵌入维数 m 增加时 关联指数 D<sub>m</sub> 也会随之增加,直到饱和,这个饱和的 关联指数 D<sub>m</sub> 即为关联维数 D。具体过程如下。

给定一个较小的嵌入维数*m*,选择不同的邻域 半径*r*(*r*充分小),计算相应的关联积分*C<sub>m</sub>*(*r*)

$$C_{m}(r) = \frac{1}{M^{2}} \sum_{i=1}^{M} \sum_{j=1}^{M} \theta [r - \| \mathbf{X}_{i} - \mathbf{X}_{j} \|_{\infty}]$$
(9)  

$$\ddagger \varphi(x) = \begin{cases} 0 & (x \leq 0) \\ 1 & (x > 0)^{\circ} \end{cases}$$

利用最小二乘法对双对数关系 log*C<sub>m</sub>*(*r*)~log*r* 中的直线段进行拟合,该拟合直线段的斜率即为对 应于当前*m*值的关联指数*D<sub>m</sub>*。关联指数随着嵌入维 数的增加而增大,最后达到一个饱和值;因此,继续 不断增加*m*并计算*D<sub>m</sub>*,直到*D<sub>m</sub>*达到饱和值*D*,这个 D值就是所求的关联维数,然后根据关系式 m≥ 2D+1就可以求出最小嵌入维数。需要注意的是,计 算关联积分时,r选取不能过大和过小。r过大,关联 积分为1;r过小如趋近于0,则关联积分为0。这两种 情况都不能反应系统的内部性质,没有意义。

#### 2.2 延迟时间

在相空间重构的过程中,延迟时间 r 的取值同 样十分重要。从嵌入定理及重构公式(2)可以看出, 只要满足维数条件,r 的取值只要满足相空间矩阵 的数学意义即可。

实际上, τ 取值的恰当与否对信号降噪有直接 影响。τ的选择取决于相空间重构的相关维数,相关 维数越小说明所选择的τ越能反映吸引子的形态。 若τ取值过小,引起延迟矢量的不同元素之间强相 关,坐标几乎一致,重构轨迹被挤压在相空间的主对 角线附近,产生冗余现象。若τ取值太大,各坐标之 间变得不相关,轨迹在相空间中会出现间断现象,导 致系统相图失真,无法获得有用的信息。τ 的准确计 算比较困难,目前普遍采用时间序列自相关函数的 第1个过零点和时间迟延互信息的第1个最小点作 为对延迟时间τ取值的依据<sup>[6]</sup>。其中,自相关函数法 较为成熟<sup>[7]</sup>,当自相关函数下降到初始值的1-e<sup>-1</sup> 倍时,所得到的时间即为所求延迟时间 $\tau$ 。但该方法 只计算了序列的线性关系,不适合高维空间的非线 性运算。互信息法的计算效果优于自相关法,但计算 量庞大,算法复杂,在海量音波序列数据中的应用较 为困难;因此,本研究应用改进的自相关法计算延迟 时间 7, 引入非线性相关函数。具体过程如下。

 利用线性相关函数检测状态之间的线性相 关性

$$R_{x}(\tau) = \frac{1}{N} \sum_{i=0}^{N-1} (x_{i} - \overline{x}_{i}) (x_{i-\tau} - \overline{x}_{i}) \quad (10)$$

 2)利用非线性相关函数检测状态之间的非线 性相关性

$$R_{x^{2}}(\tau) = \frac{1}{N} \sum_{i=0}^{N-1} (x_{i}^{2} - \overline{x_{i}^{2}}) (x_{i-\tau}^{2} - \overline{x_{i}^{2}}) \quad (11)$$

3) 计算延迟时间 $\tau = \min(\tau_x, \tau_{x^2})$ 。其中: $\tau_x, \tau_{x^2}$ 分 别为 $R_x(\tau), R_{x^2}(\tau)$ 的第1个极小值。

#### 2.3 局部投影-小波变换联合降噪

大口径天然气管道的微小、缓慢破裂泄漏过程 中,产生的音波信号十分微弱,与背景噪声或背景信 号极为相似,具有很强的隐蔽性,因此需要较好的弱 信号提取方法。而单一的降噪方法有时不能达到理想 效果[8],可以将不同方法共同使用,降噪效果最大。

局部投影降噪算法实质上是利用空间线性变换 方法,将原始一维时间空间的信号序列拓展到另一 个m维相空间中,然后将相空间进行分解得到不同 的子空间,从而获得在各子空间上的分解信号。在这 些分解信号中,特征值较大的部分主要是由原一维 时间序列中占主要成分的信号引起的,特征值较小 的部分是由微弱信号和随机噪声组成的。此外,小波 分解技术也是一种很好的混沌降噪<sup>[9]</sup>方法,通过选 定小波基函数及分解层数对信号进行分解,利用阈 值进行量化处理,通过各层的小波系数进行信号重 构来实现噪声与特征信号分离,具有突出尖峰变化 等优点。因此,在实际使用局部投影降噪算法时,可 以采用多次局部投影算法结合小波分解来提取弱特 征信号。具体过程为:

 对于原始音波序列,选择较大的嵌入维数m 以及相应的延迟时间τ,按照投影降噪的步骤进行重 构、投影和噪声分离,然后还原降噪后的信号;

对步骤1中的降噪信号,再次选择较小的嵌入维数m以及延迟时间τ,进行局部投影降噪;

3)类似于步骤2,逐渐减小m,直到最后的降噪 信号增益符合要求,获取含有少量随机噪声的弱音 波特征信号;

4)针对步骤3中含噪弱特征信号,采用小波多 分辨率分析方法进行处理,消除随机噪声,提取弱特 征信号,突出信号突变拐点信息。

### 3 试验分析

天然气管道音波信号混叠在强背景噪声中,给 天然气管道泄漏检测带来难度。通常情况下,在没有 音波信号产生时,从音波采集系统获取的离散序列 近似为均值为0的随机噪声信号。当系统产生音波 信号时,采样数据在幅度上有所增强。此外,不同信 号源产生的音波序列具有不同的显示规律,如管壁 敲击产生的音波信号具有不连续性,而泄漏产生的 音波信号则具有连续性特征。

图1为典型的连续音波信号(未降噪)时域图及 幅值谱图。在时域图中可以看出,当音波未产生时 (图中大约1600点之前),信号类似于随机噪声。当 音波信号产生时,信号整体强度有所增强,但从表面 上看依然类似于噪声。此外,从幅值谱也能说明,未 降噪时音波信号频率充满整个频域范围,存在大量 噪声,因此,为了准确获取音波序列,必须对采样音 波信号进行降噪处理。



图1 持续音波信号

现场试验包括模拟泄漏(持续开阀)、短时开阀 后关闭以及落锤试验3种工况。

#### 3.1 天然气泄漏

通过持续开阀模拟泄漏,管内压力会在短暂下 降后再次达到一个新的稳态。但在阀门处,气体依然 持续喷出而产生连续音波振荡,不随管内压力达到 新稳态而停止。

图 2 为泄漏持续音波信号数据降噪效果图。由 图 2 可以看出,局部投影降噪方法能有效获取弱特 征信号。同时,从降噪后的幅值谱图也可看出,信号 能量集中在 0~340 Hz 范围内,且在 200 Hz 后开始 衰减,体现出音波信号能量主要集中在低频段范围 的特点。如果选择距离模拟泄漏点(阀门)较远处进 行测量,则有效频带范围更窄,说明了音波信号高频 部分在传输过程中衰减较快,只有低频部分才能远 距离传输。

#### 3.2 短暂开阀后关闭

当阀门短暂开启并关闭时,该位置音波信号源 也随之消失;因此,从波形上看,时序信号短暂增强 后又恢复到随机噪声状态。

图 3 为该工况下信号降噪效果图。从原始采样 列中可以看出,在这段时间内共进行了 2 次开阀及 关闭操作。从降噪后的幅值谱看出,在测点位置处检 测到的音波信号能量主要集中在 340 Hz 以下,与泄 漏音波信号类似,这是因为在同一测点获取同一位 置产生的音波信号,其衰减的频率成分相同,但幅值 (能量)稍有区别;因此,在相同距离范围内,高频信



图 3 短暂开阀及关闭信号的降噪效果

号衰减特性相同,所测音波信号有效能量频谱范围 也类似。

#### 3.3 落锤试验

进行落锤试验时,管壁撞击为离散态,且每次撞 击瞬间完成;因此,整体上音波序列也为间隔一段时 间出现一次振幅波动,且每次波动时间较短,这与 图3单次持续时间较长不同。同时,由于落锤与管壁 撞击力度较大,产生的音波强度也较大;因此,在信 号图上表现为幅值较大,但有效能量频谱范围依然 与上述两次试验类似。图4为落锤试验信号及降噪 效果图。



图 4 落锤试验信号的降噪效果

在测试期间,对模拟泄漏试验、开关阀试验和落 锤试验分别进行了多次样本分析。降噪后,信号信噪 比提高了20.7~38.2 dB,有效地去除了信号中的干 扰信息,为后续分析提供了良好的数据基础。

## 4 结束语

音波信号降噪是大口径天然气管道泄漏音波检 测技术应用过程中的难点和重点之一,降噪效果的 好坏将直接影响着泄漏检测效果。本研究利用基于 非线性理论的局部投影降噪方法对音波信号进行降 噪处理,通过试验验证了该方法的有效性。同时,对 于复杂的管道系统而言,可以将局部投影降噪理论 与其他的降噪方法混合使用,提高降噪效果。

参考文献

[1] Loth J, Morris G J, Palmer G M. Technology assessment of on-line acoustic monitoring for leaks/in-fringerments in underground natural gas transmission lines[D]. USA: West Virginia University, 2003.

- [2] Kanty H, Schreiber T. Nonlinear time series analysis
   [M]. Cambridge : Cambridge University Press, 1997 75-78.
- [3] Rand D A, Young L S. Dynamical systems and turbulence[M], Berlin: Springer, 1981:366-381.
- [4] 韩敏,刘玉花,史志伟,等.改进局部投影算法的混沌降 嗓研究[J].系统仿真学报,2007,19(2):364-368.
  Han Min, Liu Yuhua, Shi Zhiwei, et al. The study of chaotic noise reduction method with improved local projection [J]. Journal of System Simulation, 2007, 19(2):364-368. (in Chinese)
- [5] 王岩.相空间重构方法在非线性转子动力学中的应用 [D].哈尔滨:哈尔滨工业大学,2002.
- Liebert W, Schuster H G. Proper choice of the time delay for the analysis of chaotic time series [J]. Physics Letters A, 1998, 142(2): 107-111.
- [7] 李亚安,贾雪松,孙进才.基于局部投影理论的水声信
   号降噪处理研究[J].西北工业大学学报,2005,23(2)
   147-150.

Li Yaan, Jia Xuesong, Sun Jincai. Noise reduction of ship-radiated noise with local projective noise reduction method [J]. Journal of Northwestern Polytechnical University, 2005,23(2): 147-150. (in Chinese)

- [8] 王朝晖,张来斌.应用混沌神经网络诊断发动机磨损 故障[J].振动、测试与诊断,2005,25(2):95-97.
  Wang Zhaohui, Zhang Laibin. Engine's friction fault diagnosis by using chaotic neural network [J]. Journal of Vibration, Measurement & Diagnosis, 2005,25 (2):95-97. (in Chinese)
- [9] 王朝晖,张来斌,刘玉辉,等.利用缸盖振动信号测定发动机功率[J].振动、测试与诊断,2001,21(2):49-54.
  Wang Zhaohui, Zhang Laibin, Liu Yuhui, et al. Measurement of engine power using its cylinder vibration signal [J]. Journal of Vibration, Measurement & Diagnosis, 2001,21(2):49-54. (in Chinese)



**第一作者简介**:梁伟,男,1978年6月生 博士、副教授。主要研究方向为设备安全 监测与故障诊断。曾发表《Using fuzzy method to evaluate safety condition of big diesel engine》(《Journal of Loss Prevention in the Process Industries》2009, Vol. 22, No. 6)等论文。

E-mail:lweimm@yahoo.com.cn