OMA 模态参数的优化及盲分析技术探讨

刘进明1, 应怀樵1, 章关永2

(1.北京东方振动和噪声技术研究所 北京,100085) (2.同济大学桥梁工程系 上海,200092)

摘要提出了运行状态模态分析(operational modal analysis,简称OMA)模态参数的优化和盲分析的方法。通过模态参数优化,在不丢失物理模态的前提下,所有分析方法的模态分析结果经过优化最终都可以得到统一。提出了在优化过程中清除虚假模态的机制,由此可以实现完全自动化的OMA模态分析,即在选定频带范围内,不经过任何人机交互,都可以得到数学意义上最优的OMA模态分析结果。通过上海卢浦大桥的OMA试验对该优化算法及自动化分析算法进行了验证。结果表明,所提出的优化方法及自动化分析方法是可行的。自动化模态分析的方法操作简捷,分析结果不包含虚假模态,在数学意义上理论曲线和实测曲线最为吻合。

关键词 运行状态模态分析;参数识别;优化;盲分析 中图分类号 O324;O329.1;TH113.1

引 言

OMA 具有激励力未知的特点,目前,比较有代 表性的分析方法有随机子空间法(stochastic subspace identification,简称 SSI)^[1]、多项式最小二乘 复频域法(polynomial least square of complex frequency domain,简称 PolyLSCF)^[2]、多项式功率谱 Z 变换法(polynomial power spectrum of Z transform method,简称 PZM)^[3]、增强型频域分解算法 (enhanced frequency decomposition method, 简称 EFDD)^[4]、多项式功率谱法(polynomial power spectrum method,简称 PPM)^[5]等。前 3 种方法都 需要用到稳定图,用户需选择特征矩阵的维数,而选 取不同的维数会得到不同的稳定图,在稳定图上选 取不同的极点也会得到不同的模态参数;因此,需要 分析人员具备较高的理论水平及一定的测试经验。 后 2 种方法操作虽然简单一些,但 EFDD 分析结果 的精度往往不如前3种方法,得到的分析结果仍在 一定程度上依赖于分析人员的操作。总之,采用不同 的分析方法会得到不同的分析结果,甚至同一分析 人员用同一种方法在不同时刻进行分析,得到的模 态参数也会有所差别。

给定一个理论上合理且数学上可行的优化标准,通过模态参数优化,在不丢失物理模态的基础上,所有分析方法应当都可以得到统一的数学意义

上最优的分析结果。

对于单输入多输出(single input multi output 简称 SIMO)和多输入单输出(multi input single output,简称 MISO)模态分析,当模态的频率阻尼 确定后,各点振型也随之确定。只要得到初始的频率 阻尼值,在不丢失物理模态的前提下,通过优化后 可得到不依赖于初始结果的最优分析结果;因此,有 了优化标准和优化方法后,模态分析的方法对分析 结果理论上应当不会有影响,但实际情况并非完全 如此。例如,受到分析人员的理论水平及测试经验的 限制,在分析过程中某些重要的模态被遗漏,通过优 化后问题也无法得到解决。要使模态分析的结果和 分析方法、分析人员的理论水平及测试经验无关,惟 一的办法是实现自动化的模态分析,即分析过程零 交互,完全不需人工干预,即所谓的盲分析或一键求 模态。

笔者在模态优化算法的基础上,提出了淘汰虚 假模态即数学模态的优化机制:只要给出一个含有 足够多极点的初始解,其中包括所有和真正模态即 物理模态临近的极点,通过优化机制,能将所有的虚 假模态删除,得到最优解,由此实现 OMA 的自动化 分析。

1 模态参数的优化

对于 OMA 分析, 假定响应点数为 q, 共有 q 个

^{*} 收稿日期:2011-03-28;修改稿收到日期:2011-05-10

半谱^[6]。当*n*个特征根*s*_r已知时,其半谱可以表示为 $H(s) = \sum_{r=1}^{n} \left(\frac{\boldsymbol{v}_{r}}{s-s_{r}} + \frac{\boldsymbol{v}_{r}^{*}}{s-s_{r}^{*}} \right) + \frac{\boldsymbol{L}_{R}}{s} + \boldsymbol{U}_{R} (1)$

其中:*表示共扼; $s = j\omega l; v_r \in C^{q \times 1}$ 为第 r 阶模态振型; $L_R, U_R \in R^{q \times 1}$,分别为频带外的下限及上限影响因子,可通过最小二乘法求出。

式(1)也可写成

$$\boldsymbol{H}(s) = \sum_{r=1}^{2n} \frac{\boldsymbol{v}_r}{s - s_r} + \frac{\boldsymbol{L}_R}{s} + \boldsymbol{U}_R \qquad (2)$$

仅考虑 s_r 的优化,保持振型不变,对式(2)中的 s_r 进行微分,得到

$$dH(s) = \sum_{r=1}^{2n} \frac{v_r}{(s-s_r)^2} ds_r$$
(3)

用 **E**(s)=**H**(s)-**H**(s)表示实测半谱和综合半 [^] 谱之间的误差(此处**H**(s)为实测得到的半谱,**H**(s) 为综合得到的半谱),得到

$$E(s) = \sum_{r=1}^{2n} \frac{v_r}{(s-s_r)^2} ds_r$$
(4)

考虑所有指定频带内的谱线,用最小二乘法可 以求出 2n 个 ds_r,同时对特征根和振型进行优化 算法^[7]。

仅考虑 s, 的优化,保持振型不变的优化方式,可 大大减少优化计算中未知数的个数,此优化方式还可 推广到多输入多输出(multi input multi output,简 称 MIMO)的模态分析方法中。MIMO 中的模态振型 不是相互独立的,模态振型和模态参与因子共同决定 了半谱(OMA)或频响函数(经典模态分析)。

将 s_r+ds_r 作为新的特征根,通过式(1)用最小 二乘法可算出新的 n 阶模态振型 v_r、频带外的下限 及上限影响因子 L_R 和 U_R。

定义模态频域吻合程度指标

$$\operatorname{Fit}_{f} = \sqrt{E^{H}E/H^{H}H}$$
 (5)

E和 H 需计算选定频带内的所有谱线,并将矩 阵 E,H 排成一列,吻合程度指标越小越好。此指标 可作为优化算法的目标,也可用来衡量各种模态分 析方法的优劣。如果选中所有的频带,根据巴什瓦能 量守恒定理,频域吻合程度指标也可看成是时域吻 合程度指标。

式(4)、式(5)中 E 和 H 的各条谱线可按频率进行加权。加权模式有 ω^2 , ω ,1, ω^{-1} , ω^{-2} 共 5 种,它和测量的传感器类型及选定拟合的半谱类型有关。如测量的传感器类型为加速度,选定拟合的半谱类型为位移,加权模式选 ω^{-2} 。

以不同的分析方法得到的模态频率阻尼作为优

化的初值,最初的频域吻合程度指标可以作为比较 各种模态拟合方法参数识别精度的标准,指标越小 越好,相应的优化过程也越短。

优化过程为:在已知初始模态频率阻尼时,得到 n 个特征根 s_r

$$s_r = -(2\pi f_r)\xi_r + j\sqrt{1-\xi_r^2}(2\pi f_r)$$
 (6)

其中:f,, \$, 为各阶模态频率和模态阻尼。

如果对应的半谱是通过加可变指数窗得到的^[8],对应的指数窗为

$$W_i = e^{-E_x(i/f_s)}$$
 (7)

其中: W_i 为指数窗第i点的系数; $i=0,1,\dots,N-1$ N为半谱对应的互相关函数时域波形的点数; f_s 为 采样频率; E_x 为指数窗系数。

此时得到 n 个特征根 s, 为

$$s_r = -(2\pi f_r)\xi_r - E_x + j\sqrt{1-\xi_r^2}(2\pi f_r)$$
 (8)

采用式(1)通过最小二乘得到 n 阶模态振型 v_r 以及频带外的下限及上限影响因子 L_R 和 U_R ;采用 式(5)计算模态频域吻合程度指标;采用式(4)通过 最小二乘法可求出 $n \uparrow ds_r$ (另有 $n \uparrow ds_r^*$)。将 s_r + ds_r 作为新的特征根代入式(1)进行下一轮计算。

在频域吻合程度指标不再减小时停止优化。

2 自动化模态分析

自动化模态分析,即模态分析过程中没有人机 交互,也称盲分析或一键求模态,可使模态分析结果 不受分析人员的制约。当前比较流行的自动化分析 方法大多是在稳定图的基础上自动选择模态极 点^[9-11],因此对模态拟合算法的选择依赖性较大,如 果一旦有虚假模态被选中,则无法剔除。

通过优化机制来实现模态自动化分析的方法,对 初始算法的要求很宽松。研究优化过程中真正模态 (即物理模态)及虚假模态(即数学模态)的走势,有助 于设计出合理的优化机制,实现自动化模态分析。

频率最接近真正模态的极点在优化过程中快速 向物理模态的极点靠近,并很快趋于稳定。虚假模态 的极点在优化过程中是不稳定的,其走势有3种可 能性,可和物理模态极点区分出来,并将其消除。

1)向最接近的物理模态极点靠近,导致一个物 理模态对应了两个极点,两者振型也趋于一致。当测 点足够时,不同阶之间模态的振型接近于正交。因 此,可通过两阶相邻模态振型的模态置信准则 (modal assurance criterion,简称 MAC)值来判定是 否对应同一物理极点。设定一个 MAC 的阈值,如 0.9,当 MAC 值大于此阈值时,在此两个极点中删除一个。

2)阻尼越来越大。设定一个最大阻尼值,如
 10%,阻尼大于此值的极点予以删除。

3) 极点对应的模态振型所占能量越来越小。根据模态重要性指示函数(modal important index,简称 MII)^[12],MII_r= E_r/E_{max} ,其值范围为 0~1, E_r 为极点对应的模态能量的有效值, E_{max} 为最大一阶模态能量的有效值。当物理模态极点稳定后,数学模态极点对应的模态能量越来越小,设定一个能量阈值,如 0.001,当 MII_r 小于此值时,删除此极点。

给定初始解的极点个数的原则是宁多勿缺,并 且在所有物理极点附近都有频率与之接近的极点。 但是合理地控制初始解的极点个数可加快自动化模 态分析的过程。

OMA 自动化模态分析的过程如下。

 1)求出所有点的半谱,半谱最好是通过加系数 较小的可变指数窗得到(如指数窗系数从1变化到 0.9)。

2)选定分析的频带,在选定频带内,给出初始 解的极点。将所有半谱的功率谱进行平均,因所有半 谱的功率谱具有相同的分母,因此其每一峰值对应 一个极点。将所有平均后功率谱的峰值点作为极点 的频率,阻尼取零。如在计算半谱时没有加指数窗, 阻尼不能取 0,可取一个较小的数(如 0.000 5),以 免式(4)的分母为零。为了避免极点数过多以及遗漏 密集模态,可计算出半谱对应的模态指示函数 (mode indicator function,简称 MIF)^[13-14]。只有当 MIF 的值小于某个特定的值(如 0.5),对应的极点 才予以保留。另外检查小于特定值的每一模态指数 函数极小值点附近是否有对应的极点,若没有则需 补上一个极点(频率为模态指数函数极小值点对应 的频率,阻尼取 0),以免丢失重要模态。

3)根据式(8)得到 n 个特征根 s, 的初始值,按述方法进行优化。在优化过程中,需删除虚假模态的极点。

4)当优化进行到频域吻合程度指标不再降低时,优化停止,完成自动化的模态分析。

以上算法只要选定频率区间,设定 MAC 阈值、 最大阻尼值、模态重要性指示函数 MII 阈值和模态 指示函数 MIF 的阈值,即可实现自动化的模态分 析,中间过程不需要任何的人机交互。

3 工程实例

上海卢浦大桥主桥(见图1)是目前世界上最大

跨径的钢拱、梁组合体系中承式系杆拱桥。跨径组合为100m+550m+100m=750m,矢跨比 f/L=1/ 5.5。桥面双向6车道,车行道宽为24.5m,每侧观 光人行道宽为2m,桥面全宽为41m。大桥主拱肋 采用变高度箱形截面,上半箱为矩形截面,下半箱为 倒梯形截面。中拱总高度为9.0~6.0m,边拱总高 度为9.0~7.0m。加劲梁采用正交异性桥面板全焊 钢箱梁,中跨为分离双箱,边跨为单箱多室,通过吊 杆或立柱支撑于拱肋上。全桥共28对吊杆,顺桥向 间距为13.5m,为双吊杆。吊杆横桥向与拱肋在一个 平面内对倾1:5。全桥共布置两组水平拉索,每组 由8根拉索组成,水平总索力约为170~180 MN 用以平衡中跨拱肋的恒载水平推力。拱脚主墩采用 打入式钢群桩基础。

现场测试采用环境激励的方法,由 DASP 系统 采集数据。



图1 上海卢浦大桥

卢浦大桥的 OMA 模态试验曾用多种分析方法 进行过对比^[15]。在固定分析频带(0.1~2 Hz)后,对 试验数据用多种分析方法重新进行了分析,得到的 模态分析结果和各阶模态的频率很接近,阻尼稍微 离散,模态的振型基本一致。用这些不同的结果作为 初值,经过优化后得到了完全相同的模态频率、阻尼 及振型。优化后的结果只和分析频带的选定有关,其 对应的模态振型更为协调。

在相同的频带范围内,进行自动化的模态分析 得到的分析结果和前面多种分析方法优化后的结果 完全相同。自动化模态分析时,初始极点的个数对最 终的分析结果不产生影响。分析时 MAC 的阈值取 0.9,最大阻尼取 5%,能量系数阈值取 0.001。决定 初始极点的 MIF 阈值取 0.85,偏保守,含有的数学 模态极点可能稍多,但可保证物理模态极点不丢失。

各种分析方法及优化后的结果及其对应的频域 吻合系数和时域吻合系数如表1所示。

从表1可看出,各种分析方法的频域吻合系数

表1 卢浦大桥5种分析方法模态结果和优化后结果的比较

阶数		SSI	PolyLSCF	EFDD	PZM	PPM	优化结果	振型
1	f/Hz	0.362	0.362	0.362	0.362	0.361	0.362	1阶纵向,拱梁1阶反对
	$\xi/\%$	0.264	0.171	0.364	0.153	0.220	0.131	称竖弯
2	f/Hz	0.401	0.401	0.402	0.402	0.402	0.401	拱梁1阶对称侧弯,
	$\xi/\%$	0.497	0.288	0.360	0.347	0.309	0.206	1 阶侧向扭转
3	f/Hz	0.600	0.600	0.591	0.598	0.599	0.600	拱梁1阶对称竖弯
	$\xi/\%$	0.639	0.489	1.906	0.579	0.831	0.543	
4	f/Hz	0.704	0.700	0.698	0.699	0.699	0.701	拱梁1阶反对称侧弯, 2阶侧向扭转
	$\xi/\%$	1.183	1.330	0.585	0.550	0.565	1.300	
5	f/Hz	0.894	0.892	0.892	0.892	0.895	0.893	拱梁 2 阶对称竖弯
	$\xi/\%$	1.530	1.310	1.749	0.990	1.349	1.617	
6	f/Hz	0.989	0.991	0.990	0.992	0.990	0.989	拱梁 2 阶反对称竖弯
	$\xi/\%$	0.848	0.850	0.857	0.800	1.037	0.883	
7	f/Hz	1.111	1.114	1.118	1.108	1.117	1.126	拱梁 2 阶对称侧弯
	$\xi/\%$	1.415	1.307	2.168	1.767	2.559	2.644	
8	f/Hz	1.174	1.173	1.175	1.174	1.175	1.175	拱梁 2 阶反对称侧弯
	$\xi/\%$	0.422	0.214	0.649	0.237	0.227	0.165	
9	f/Hz	1.339	1.336	1.338	1.337	1.338	1.338	拱梁1阶对称扭转
	$\xi/\%$	0.323	0.253	0.316	0.294	0.317	0.239	
10	f/Hz	1.483	1.477	1.467	1.479	1.481	1.474	拱梁 3 阶对称竖弯
	$\xi/\%$	1.041	1.051	1.466	1.488	1.356	1.393	
11	f/Hz	1.616	1.627	1.625	1.617	1.622	1.616	拱梁1阶反对称扭转
	$\xi/\%$	1.317	0.853	0.973	0.786	1.211	1.791	
12	f/Hz	1.815	1.819	1.812	1.822	1.812	1.819	拱梁反对称侧弯
	$\xi/\%$	0.673	0.176	0.353	0.391	0.594	0.880	
$\operatorname{Fit}(f)/\%$		21.11	22.25	24.99	22.10	20.71	16.90	
$\operatorname{Fit}(t)/\frac{0}{0}$		68.49	71.59	69.43	70.92	67.31	65.70	

和时域吻合系数相差不大。经过优化后,频域吻合系 数降低了 8.09%(EFDD)~3.81%(PZM),和优化 后结果16.9%相比,相当于完善了47.87%~ 22.54%。因为本次试验的分析频带不到总频带的 1/2,因此时域吻合系数(相当于全频带的频域吻合 系数)同频域吻合系数相比意义不大。

平均后半谱的功率谱、模态指示函数及选定频 率范围如图 2 所示。图 3、图 4 为 EFDD 法优化前、 后 23 点半谱实测曲线(实线)与综合曲线(虚线)的 比 较,频 域 吻 合 误 差 系 数 从 33.81%优 化 到 24.67%。



图 2 平均后半谱的功率谱、模态指示函数 及选定频率范围







图 4 优化后 23 点半谱实测曲线与综合曲线的比较

4 结 论

1)提出了频域吻合系数,由此可以定量地比较
 不同的模态分析结果在参数识别时的精度。

2)提出了振型不变、对频率阻尼进行逐步优化的优化算法。通过对模态分析结果进行优化,在原分析结果不丢失物理模态的前提下,不同分析方法的结果都可以基本统一。此优化方法也可扩展到 MI-MO 的模态分析。

3)提出了优化过程中自动消除虚假模态的优化机制,由此可实现模态分析的自动化,自动化分析得到的结果为数学意义上的最优结果。本方法适用于有一个参考点的OMA模态分析。如果将半谱换成频响函数,同样适用于SIMO和MISO的经典模态分析。

4)自动化模态分析的方法利用优化机制替代了 各种复杂的模态分析方法,编程容易,操作简捷,所识 别的模态参数的理论曲线和实测曲线最为吻合。

参考文献

- [1] Hermans L, Vander Auweraer H. Modal testing and analysis of structures under operational conditions, industrial applications[J]. Mechanical Systems and Signal Processing, 1999,13(2):193-216.
- [2] Bart P, Patrick G, Herman Van der A, et al. Automotive and aerospace application of the PolyMAX modal parameter estimation method [C] // Processing of 22th IMAC. USA:[s. n.], 2004.
- [3] Liu Jinming, Ying Huaiqiao, Shen Song, et al. A fast frequency domain modal parameter identification algorithum[C]// Processing of 24th IMAC. USA:[s.n.], 2006.
- [4] Brincker R, Ventura C, Andersen P. Damping estimation by frequency domain decomposition[C]// Processing of 19th IMAC. USA:[s. n.], 2001.
- [5] Ying Huaiqiao, Liu Jinming, Shen Song, et al. Precise output-only modal parameter identification from power spectrum[C]//Processing of 24th IMAC. USA: [s.n.], 2006.

- [6] Pierro E, Mucchi E, Soria L, et al. On the vibroacoustical operational modal analysis of a helicopter cabin[J]. Mechanical Systems and Signal Processing, 2009,23(4):1205-1217.
- [7] 李德葆,陆秋海.实验模态分析及其应用[M].北京:科 学出版社,2001:171-173.
- [8] Fladung W, Rost R. Application and correction of the exponential window for frequency response functions
 [J]. Mechanical Systems and Signal Processing, 1997,11(1):23-36.
- [9] Phillips A W, Allemang R J, Brown D L. Automous modal parameter estimation: methodology[C] // Processing of 29th IMAC. USA:[s. n.], 2011.
- [10] Allemang R J, Phillips A W, Brown D L. Automous modal parameter estimation: statistical considerations [C]//Processing of 29th IMAC. USA:[s.n.], 2011.
- [11] Brown D L, Phillips A W, Allemang R J. Automous modal parameter estimation: application examples[C] // Processing of 29th IMAC. USA:[s.n.], 2011.
- [12] Liu Jinming, Ying Huaiqiao, Shen Song, et al. The function of modal important index in autonomous modal analysis[C] // Processing of 25th IMAC. USA [s.n.], 2007.
- [13] William R. The multivariate mode indicator function in modal analysis[C]//Processing of 3th IMAC. USA [s.n.], 1985.
- [14] Nash M. Use of the multivariate mode indicator function for normal mode determination [C] // Processing of 6th IMAC. USA:[s.n.], 1988.
- [15] 章关永,刘进明.上海卢浦大桥主桥动力特性测试研究
 [J].振动与冲击,2008,27(9):167-170.
 Zhang Guanyong, Liu Jinming. Measurement of LUPU bridge vibration characteristics[J]. Journal of Vibration and Shock, 2008, 27(9): 167-170. (in Chinese)



第一作者简介:刘进明,男,1965年10 月生,博士、研究员。主要研究方向为信 号处理、参数识别。曾发表《时域模态分 析方法的研究及软件研发》(《振动与冲 击》)2004年第23卷第4期)等论文。 E-mail:jhgo1965@yahoo.com.cn