# 疲劳损伤谱时域、频域计算方法 及其等效性验证

# 高博,张忠,王帅,钟嫄,李海波

(北京强度环境研究所,北京 100076)

摘要:目的 验证疲劳损伤谱时域计算方法与频域计算方法的等效性。方法 将疲劳损伤谱的时域方法与频 域方法编写为 MATLAB 程序,以典型载荷加速度功率谱为例,反推其加速度时程,分别用加速度功率谱、 加速度时程数据通过频域及时域方法计算疲劳损伤谱,对比疲劳损伤谱曲线,从而验证时域算法与频域算 法的等效性。结果 疲劳损伤谱的低频部分,时域方法得到的疲劳损伤大于频域结果;高频部分,时域算法 与频域算法得到的曲线结果基本一致。结论 疲劳损伤谱的时域算法与频域算法具有等效性。 关键词:响应谱;疲劳损伤谱;时、频域计算等效性 中图分类号:TB13 文献标识码:A 文章编号:1672-9242(2021)10-0052-06 DOI: 10.7643/issn.1672-9242.2021.10.009

## Calculation Methods of Fatigue Damage Spectrum in Time Domain and Frequency Domain and Their Equivalence Verification

*GAO Bo*, *ZHANG Zhong*, *WANG Shuai*, *ZHONG Yuan*, *LI Hai-bo* (Beijing Institute of Strength and Environment, Beijing 100076, China)

**ABSTRACT:** This paper aims to verify the equivalence of time domain calculation method and frequency domain calculation method of fatigue damage spectrum. The time domain method and frequency domain method of fatigue damage spectrum are compiled into MATLAB programs. Taking the acceleration power spectrum of typical load as an example, the acceleration time-histories are deduced. The fatigue damage spectrum is calculated by frequency domain and time domain method with the acceleration power spectrum and acceleration time-histories data respectively, and the fatigue damage spectrum curve is compared to verify the equivalence of time domain algorithm and frequency domain algorithm. In the low frequency part of fatigue damage spectrum, the fatigue damage obtained by time domain method is greater than that by frequency domain method; In the high frequency part, the curve results obtained by time domain algorithm and frequency domain algorithm are basically consistent. In conclusion, the time domain algorithm of fatigue damage spectrum is equivalent to the frequency domain algorithm.

KEY WORDS: response spectrum; fatigue damage spectrum; time and frequency domain calculation equivalence

收稿日期: 2021-08-10; 修订日期: 2021-09-18

Received: 2021-08-10; Revised: 2021-09-18

作者简介:高博(1992—),男,硕士,工程师,主要研究方向为动力学与环境工程。

Biography: GAO Bo (1992---), Male, Master, Engineer, Research focus: dynamics and environmental engineering.

引文格式:高博,张忠,王帅,等.疲劳损伤谱时域、频域计算方法及其等效性验证[J].装备环境工程,2021,18(10):052-057.

GAO Bo, ZHANG Zhong, WANG Shuai, et al. Calculation methods of fatigue damage spectrum in time domain and frequency domain and their equivalence verification[J]. Equipment environmental engineering, 2021, 18(10): 052-057.

运载火箭、导弹、卫星等航天飞行器在发射过程 中要经历严酷的力学环境。美国 NASA 的一项研究 结果表明,在首次发射卫星产生的破坏或失效现象 中,45%是由于火箭主动段飞行时恶劣的动力学环境 引起的。对于低频瞬态环境,目前主要采用冲击响应 谱转化为正弦扫频振动试验来进行模拟,仅考虑了峰 值破坏等效效应。正弦扫频试验的扫描率对于验收试 验取4oct/min,对于鉴定试验取2oct/min。即使采用 4oct/min 扫描率,持续时间也需1min,而实际低频 瞬态持续时间在秒量级,因此在累计损伤方面存在严 重的过试验。本研究拟从累积损伤等效方面考虑,提 出基于疲劳损伤谱的环境分析方法,为提升环境试验 精细化水平提供支撑。

## 1 概述

#### 1.1 响应谱

响应谱是一种表征冲击和振动环境严酷度的方法。响应谱描述的是环境对一组单自由度弹簧振子的影响,通过建立一组具有一系列固有频率(f<sub>n</sub>)和统一品质因子(Q)的单自由度振子模型,计算各振子对振动环境的响应,并绘制响应的某些特征(例如峰值响应)与固有频率的关系图,即得到响应谱。其中应用最广泛的响应谱是冲击响应谱(SRS),冲击响应谱是振子对冲击环境瞬态时间历程的峰值响应。通常情况下,冲击响应谱是通过对振子离散时间模型的时域仿真计算出来的<sup>[1]</sup>。另一个与之类似的响应谱是由功率谱密度函数描述的高斯随机环境下,振子的绝对加速度峰值谱,称为振动响应谱(VRS)<sup>[2]</sup>。通过对振子的频率响应进行积分,得到均方根响应,可在频域内计算出振动响应谱。

用冲击响应谱描述振动环境的一个不足在于,一 个基础加速度环境与计算得到的响应谱不是一一对 应的,即不同的基础加速度环境可能计算出相同的冲 击响应谱。如果由冲击响应谱描述冲击试验条件,则 可能使用了比预期的更良性的时间历程来测试部件, 导致待测部件"欠试验"。针对此问题,冲击环境的 冲击响应谱描述通常需要补充关于瞬态环境的时间 信息。通常以带限时间矩的形式出现。a 时刻的第 i 阶时间矩  $m_i(a)$ , 是关于时间历程 f(t)的函数, 由式(1) 给出。在加速度环境为高斯随机且加速度功率谱密度 函数在半功率带宽中平坦的假设下,振动响应谱具有 与其相关联的唯一的由加速度功率谱密度函数描述 的环境。在这种情况下,对于具有自然频率 f.、品质 因子O 以及自然频率处 APSD 量级为  $P_a(f_n)$ 的振子, 基础加速度的 APSD 和绝对峰值加速度 VRS 之间的 关系由熟悉的 Miles 公式(2)给出。

$$m_i(a) = \int_{-\infty}^{\infty} (t-a)^i f^2(t) \mathrm{d}t \tag{1}$$

$$VRS(f_n, Q) = \sqrt{2\ln(f_n T)} \sqrt{\frac{\pi}{2} Q f_n P_a(f_n)}$$
(2)

#### 1.2 疲劳损伤谱

虽然 SRS 和 VRS 可以很好地描述基础加速度环 境诱导结构峰值响应的趋势,但它们缺乏环境诱导结 构振动循环次数的信息。疲劳损伤谱与冲击响应谱相 似,区别在于 FDS 描述的是疲劳损伤与频率之间的 关系。引入该概念是为了检验由加速度功率谱密度 (APSD)曲线和持续时间描述的频域环境的严苛程 度。该方法要求与 APSD 关联的过程必须是一个"强 耦合"随机过程。文献[3]提出了一种用于评价电动、 电液振动台疲劳性能的方法,称为损伤势法,该方法 被广泛用于各种振动台疲劳性能的评价<sup>[4]</sup>。随着理论 的发展,有学者提出了基于疲劳损伤谱的随机振动加 速试验方法,主要用于非平稳环境的载荷谱制定及加 速试验中[5-7]。

## 2 疲劳损伤谱机理研究

### 2.1 疲劳损伤谱时域计算方法

在时域中计算 FDS 的步骤并不复杂,但计算量 较大。方法与 SRS 类似,计算步骤如下:

 获得描述振动环境的加速度时程 a(t)。去除 趋势项,如有必要对数据增采样。对于每个具有固有 频率fn和质量因子Q的单自由度振子进行后续计算。

2) 计算伪速度响应 *pv*(*t*)。

3) 计数获得伪速度的雨流循环谱 n(PV)。

4)根据 Minor 法则和 *S-N* 曲线(设疲劳指数 *b*) 计算振子累积损伤 *D*(*f*<sub>n</sub>,*Q*,*b*)。

5) 绘制以振子累积损伤  $D(f_n,Q,b)$  为纵坐标,以 振子固有频率  $f_n$  为横坐标的图。这里的累积损伤谱  $D(f_n,Q,b)$  就被称为疲劳损伤谱。

#### 2.1.1 加速度时程的获取——去趋势项

在设计结构荷载时,稳态加速度和低频瞬态加速 度载荷是需要单独考虑的,通常是在这些载荷的基础 上增加随机振动来推导结构荷载。因此,在疲劳损伤 谱的计算中,须从时程中去除稳态和极低频瞬态信 号。这可以通过名为"detrending"的通用程序来完 成。从数据中去除极低频趋势项的方法包括:高通数 字滤波、傅里叶或小波滤波、拟合滤波多项式法等。 本项目采用分段样条曲线对数据进行趋势拟合。通过 从数据中减去拟合曲线,从而消除趋势项。该方法是 一种适用于不同类型数据和相关趋势的稳健方法。在 MATLAB中,该方法是通过计算 20 个左右的移动平 均点,并使用"spline"选项的 interpl 命令增采样到 原始数据长度来实现的。

#### 2.2.2 振子的伪速度响应计算

研究表明,与绝对加速度等其他响应相比,伪速 度与应力的关系更为密切<sup>[8-11]</sup>。伪速度与应力的关系 大致成正比,而疲劳损伤与应力周期相关。因此,必 须根据每个单自由度振子的伪速度响应来计算周期, 从而得到有意义的疲劳损伤谱。式(3)给出了加速 度和伪速度之间的传递函数,其中 $\zeta$ 是阻尼比 ( $\zeta = 1/(2Q)$ ),  $\omega_n$ 是固有圆频率( $2\pi f_n$ )。

$$H(s) = \frac{\omega_{\rm n}}{s^2 + 2\zeta\omega_{\rm n}s + \omega_{\rm n}^2}$$
(3)

快速计算伪速度响应的一种方法是将其转换为 离散时间滤波模型。伪速度模型由式(4)给出。伪 速度响应采样的滤波器模型 *pv*(*k*)与基础加速度 *a*(*k*) 的关系如式(5)所示。采样标号可以通过 *t*(*k*)=*kT*s 转换为时间。利用在 MATLAB 中的 filter 命令可实现 该递推公式。

$$\tilde{H}(z) = \frac{b_0 + b_1 z^{-1} + b_2 z^{-2}}{a_0 + a_1 z^{-1} + a_2 z^{-2}}$$
(4)

$$pv(k) = b_0 a(k) + b_1 a(k-1) + b_2 a(k-2) -a_1 pv(k-1) - a_2 pv(k-2)$$
(5)

式中:

$$\begin{aligned} a_{0} &= 1 , \quad a_{1} = -2C , \quad a_{2} = E^{2} , \quad C = E \cos K , \\ K &= T_{S} \omega_{d} , \quad \omega_{d} = \omega_{n} \sqrt{1 - \zeta^{2}} , \quad E = e^{-\zeta \omega_{n} t} , \\ b_{0} &= \frac{1}{T_{S} \omega_{n}^{2}} \Biggl[ 2\zeta (C - 1) + \frac{(2\zeta^{2} - 1)}{\sqrt{1 - \zeta^{2}}} + T_{S} \omega_{n} \Biggr] , \\ b_{1} &= \frac{1}{T_{S} \omega_{n}^{2}} \Biggl[ -2CT_{S} + 2\zeta (1 - E^{2}) - \frac{2(2\zeta^{2} - 1)S}{\sqrt{1 - \zeta^{2}}} \Biggr] , \\ b_{2} &= \frac{1}{T_{S} \omega_{n}^{2}} \Biggl[ E^{2} (T_{S} \omega_{n} + 2\zeta) - 2\zeta C - \frac{(2\zeta^{2} - 1)S}{\sqrt{1 - \zeta^{2}}} \Biggr] , \end{aligned}$$

 $S = E \sin K$ ,

其中 Ts 是加速度时间历史的采样间隔。

结果表明,由于斜坡不变法的低通效应,如果输入加速度激励的固有频率大于采样频率的 17% ( $f_s = 1/T_s$ ),则峰值加速度可能有 10%的误差<sup>[12]</sup>。因此,建议采样率大于加速度时程中最大频率分量的 10 倍 ( $f_s \ge 10 f_{max}$ )。如果加速度历程没有以足够高的采样速率,则可以通过增采样 (插入零法)、FIR 滤波、减采样对其重新采样。这可以通过在 MATLAB 中使用 upfirdn 或 resample 函数来实现。

#### 2.2.3 雨流循环计数

如前所述,结构的疲劳损伤需要应力循环计数。 由于许多结构的伪速度与应力大致成正比,因此可以 通过计算伪速度响应的循环计数得到应力循环计数。 周期计数的定义方法有许多,包括峰谷、平交、距离 对、雨流等<sup>[13]</sup>。雨流循环计数定义与结构损伤关系最 为密切,它相当于材料应力应变平面上的闭合滞回 线。在文献[14-17]中,使用了对窄带信号有效的更简 化的周期定义。然而,当振子的固有频率偏离加速度 环境中的谱峰时,就违反了窄带假设。这导致窄带周 期计数与对宽带信号有效的雨流周期计数器相比,给 出的结果较差。

雨流循环有许多等价的定义<sup>[13]</sup>。对于文中的结果,使用四点算法<sup>[18]</sup>计算雨流周期。循环计数算法从时间历史的一系列极值(峰和谷)开始。四点算法一次考虑4个连续的时间历程极值( $S_1, S_2, S_3, S_4$ )。三个连续范围由以下项构成:  $\Delta S_1 = |S_2 - S_1|$ ,  $\Delta S_2 = |S_3 - S_2|$ ,  $\Delta S_3 = |S_4 - S_3|$ 。如果 $\Delta S_2$ 小于或等于其相邻范围,则将其计算为一个循环,并从极值序列中移除其极值。不符合此定义的极值留在序列残差中,并作为半周期计算。有关雨流计数的更多信息,可参考文献[13]。

#### 2.2.4 计算累计损伤

由循环谱计算疲劳损伤 *D* 需要将 Palgrem-Minor 规则(式(6))与 *S*-*N*关系(式(7))相结合。

$$D = \sum_{i} \frac{n_i}{N_i} \tag{6}$$

$$N_i = cS_i^{-b} \tag{7}$$

式中: *n*<sub>i</sub>为具有应力幅度 *S*<sub>i</sub>的循环次数; *N*<sub>i</sub>为具 有应力幅度 *S*<sub>i</sub>的循环引起失效时的次数; *c*为比例常 数, *b*为疲劳指数, 一般为 4~25。常数 *c* 可以设置为 单位值,因为比例不影响 FDS 用于环境比较。

如前所述, 伪速度与应力的关系可表示为:  $\sigma(t) = k \cdot pv(t)$ 。由此得出以下损伤方程:

$$D = \frac{k^b}{c} \sum_{i} n_i P V_i^b \tag{8}$$

式中: $n_i$ 是伪速度振幅  $PV_i$ 的循环数。计算每个 振子固有频率的伪速度响应、周期计数和损伤,最终 形成 FDS、  $D(f_n, Q, b)$ 。

#### 2.2 疲劳损伤谱频域计算方法

本节将从加速环境的 APSD 计算疲劳损伤谱  $D(f_n,Q,b)$ 。频域 FDS 的计算量远小于时域 FDS,为 了使计算有效,与 APSD 相关联的响应历程必须是 "强耦合"的平稳随机过程。此外,在每个弹簧振子的半功率带宽上, APSD 必须近似均匀,且阻尼很小 ( $\varsigma \leq 0.1$ )。对于弱阻尼,半功率带宽近似为  $B_r = 2\varsigma f_n$ 。在这种情况下, SDOF 振子的响应将是窄带的。

将平稳信号的损伤方程式(8)中的伪速度替换

为应力,并写成连续形式,得到式(9)。

$$D = \frac{v_{\rm m}^+ T}{c} \int_0^\infty p(S) S^b \mathrm{d}S \tag{9}$$

式中:p(S)为应力最大值的概率密度函数(PDF); T 为暴露在应力环境中的总时间; $v_m^+$ 为应力历史中每 单位时间正最大值的个数。对于窄带弱阻尼振子响 应,最大值每 $1/f_n$ 秒出现一次,所以 $v_m^+$ 可以替换为  $f_n$ 。

此外,在假设条件下,无论加速度环境的 PDF 如何,振子的响应都将接近高斯分布,峰值的 PDF 将接近瑞利形式<sup>[19-22]</sup>。方程(10)显示了峰值的瑞利 分布。

$$p(S) = \frac{S}{\sigma_{\rm S}^2} e^{-S^2/2\sigma_{\rm S}^2}$$
(10)

式中: S 为峰值的应力值;  $\sigma_{s}$  为应力时程的均方根。

将式(10)代入式(9)得到式(11)。

$$D = \frac{f_{\rm n}T}{c} \left[\sqrt{2}\sigma_{\rm S}\right]^b \Gamma\left(1 + \frac{b}{2}\right) \tag{11}$$

式中: *Γ*为伽马函数。回顾伪速度和应力之间的 关系,公式(11)可以重写为:

$$D = \frac{f_{\rm n}T}{c} k^b \left[ 2\sigma_{\rm pv}^2 \right]^{b/2} \Gamma\left(1 + \frac{b}{2}\right) \tag{12}$$

利用 Parseval 定理可以计算出均方根伪速度振子 响应<sup>[23]</sup>。首先,通过将伪速度 FRF 平方量级乘以 APSD 来计算频率响应量级的平方。然后在所有频率 上对结果进行积分,以根据 APSD 量级  $P_a$ 计算振子 伪速度 RMS、 $\sigma_{pv}$ 。假设 APSD 环境在每个振子的半 功率带宽内相对平坦,则允许使用闭合形式近似(类 似于 Mile's 方程),见式(13)。

$$\sigma_{\rm pv} \approx \sqrt{\frac{P_{\rm a}(f_{\rm n})Q}{8\pi f_{\rm n}}} \tag{13}$$

均方根伪速度响应通过式(13)计算,每个振子 损伤通过式(12)计算,最终形成疲劳损伤谱  $D(f_n,Q,b)$ 。计算过程中可能需要插值 APSD。由于 APSD 通常由对数坐标给出,因此 APSD 谱中两点之 间的插值将位于对数曲线图中的直线上。在频率  $f_i$ (位于 $f_1$ 和 $f_2$ 之间,对应 APSD 量级  $A_1$ 和 $A_2$ )处, 插值 APSD 可以通过式(14)来完成,其中 N 为对 数斜率。

$$N = \frac{\lg\left(\frac{\sqrt{A_2}}{\sqrt{A_1}}\right)}{\lg\left(\frac{f_2}{f_1}\right)}, \quad A_i = A_1 \left(\frac{f_i}{f_n}\right)^{2N}$$
(14)

## 3 时域、频域算法等效性验证

上文给出了疲劳损伤谱在时域和频域中的计算 方法,为验证两种方法计算结果的等效性,构建加 速度功率谱,如图 1 所示。APSD 谱的具体参数见 表 1。由此通过逆傅里叶变换并指定随机相角可生成 遍历平稳、高斯的随机时间历程,如图 2 所示,持 续时间为 10 s。此时间历程的功率谱与给定的加速 度功率谱对比如图 3 所示,可以看出,二者在低频 部分吻合较好,高频部分存在一定误差,但在±1.5 dB 之内。

分别由图 1 所示的 APSD 谱及时间历程计算疲劳 损伤谱。在计算中取参数 Q=10, b=8, 持续时间为 10 s。用两种方法计算的 FDS 如图 4 所示。



表 1 APSD 谱参数

Tab. TAPSD Spectrum	
频率/Hz	APSD 谱
20	$0.01 \ g^2/\mathrm{Hz}$
20~80	3 dB/Octave
80~350	$0.04 \ g^2/Hz$
350~2000	-3 dB/Octave
2000	$0.007~g^2/\mathrm{Hz}$





Fig.4 Fatigue Damage Spectrum Comparison

可以看出,时域法在 100 Hz 以前的低频部分, 计算出的损伤略大于频域法。在 100 Hz 以后,时域 法与频域法结果几乎相同。

## 4 结语

上述研究表明,高斯随机振动在时域和频域计算的疲劳损伤谱是具有等效性的。因此,可以通过比较不同加速度时间历程的 FDS 来比较环境严酷程度。 在满足随机性和平坦性假设的前提下,也可通过不同 环境的 APSD 谱(包含持续时间)的 FDS 来比较环 境严酷程度。

#### 参考文献:

- SMALLWOOD D O. An improved recursive formula for calculating shock response spectra[J]. Shock and Vibration Bulletin, 1981, 51(2): 211-217.
- [2] IRVINE T. An introduction to the vibration response spectrum[EB/OL]. http://www.vibrationdata.com/tutorials2/ vrs.pdf. 2000-06-14.
- [3] ANGELI A, CORNELIS B, TRONCOSSI M. Fatigue damage spectrum calculation in a mission synthesis pro-

cedure for sine-on-random excitations[J]. Journal of physics: Conference series, 2016, 744: 012089.

- [4] ANGELI A, CORNELIS B, TRONCOSSI M. Synthesis of Sine-on-Random vibration profiles for accelerated life tests based on fatigue damage spectrum equivalence[J]. Mechanical systems and signal processing, 2018, 103: 340-351.
- [5] 秦伟, 王鹏, 刘悦, 等. 基于 FDS 的 CI 柜体随机振动加速试验方法[J]. 装备环境工程, 2021, 18(9): 114-118.
   QIN Wei, WANG Peng, LIU Yue, et al. Random vibration acceleration test method of CI cabinet based on FDS[J].
   Equipment environmental engineering, 2021, 18(9): 114-118.
- [6] 卢进海,李航,王新伟. 电池包结构振动疲劳加速试验 研究[J]. 汽车实用技术, 2019(18): 12-14.
   LU Jin-hai, LI Hang, WANG Xin-wei. Research on vibration fatigue accelerated test of battery pack[J]. Automobile applied technology, 2019(18): 12-14.
- [7] 唐利涛,杨舟,李刚,等.基于疲劳损伤谱的随机振动 试验方法在智能电表模拟公路运输中的研究[J]. 装备 环境工程, 2019, 16(5): 38-42.
   TANG Li-tao, YANG Zhou, LI Gang, et al. Random vi-

bration test method based on fatigue damage spectrum in simulation of road transport with smart meter[J]. Equipment environmental engineering, 2019, 16(5): 38-42.

- [8] VAN Baren, JOHN. Fatigue damage spectrum—A new tool to accelerate vibration testing[J]. Sound and vibration, 2015, 49(3): 24-29.
- [9] GABERSON H A, CHALMERS R H. Modal velocity as a criterion of shock severity[J]. Shock and vibration bulletin, 1969, 40(2): 31-49.
- [10] GABERSON H A, CHALMERS R H. Reasons for Presenting Shock Spectra with Velocity as the Ordinate[C]//Proceedings of the 66th shock and vibration symposium. Biloxi, Mississippi: [s. n.], 1995.
- [11] 崔京宝, 严家武. 基于 PSD 谱的 SCR box 频域加速耐 久试验[J]. 车用发动机, 2011(5): 84-88.
  CUI Jing-bao, YAN Jia-wu. Frequency domain accelerated durability test of SCR box based on PSD spectrum[J]. Vehicle engine, 2011(5): 84-88.
- [12] AHLIN K. Shock response spectrum calculation—An improvement of the smallwood algorithm[C]//70th shock & vibration symposium. Albuquerque, NM: [s. n.], 1999.
- [13] BENASCIUTTI D. Fatigue analysis of random loadings[D]. Ferrara: University of Ferrara, 2004.
- [14] MISKEL J. F. III. Fatigue-based random vibration and acoustic test specification[D]. Cambridge: Massachusetts Institute of Technology, 1994.
- [15] DIMAGGIO S, SAKO B, RUBIN S. Analysis of nonstationary vibroacoustic flight data using a damage-potential

basis[C]//44th AIAA/ASME/ASCE/AHS/ASC structures, structural dynamics, and materials conference. Virginia: AIAA, 2003: 1973.

- [16] AMZALLAG C, GEREY J P, ROBERT J L, et al. Standardization of the rainflow counting method for fatigue analysis[J]. International journal of fatigue, 1994, 16(4): 287-293.
- [17] KEBIR T, CORREIA J, BENGUEDIAB M, et al. Numerical study of fatigue damage under random loading using rainflow cycle counting[J]. International journal of structural integrity, 2020, 12(1): 149-162.
- [18] PAPOULIS A. Narrow-band systems and Gaussianity[J]. IEEE transactions on information theory, 1972, 18(1): 20-27.
- [19] LI Z, INCE A. A unified frequency domain fatigue damage modeling approach for random-on-random spectrum[J]. International journal of fatigue, 2019, 124: 123-137.

- [20] LU Yao-hui, BI Wei, ZHANG Xing, et al. Calculation method of dynamic loads spectrum and effects on fatigue damage of a full-scale carbody for high-speed trains[J]. Vehicle system dynamics, 2020, 58(7): 1037-1056.
- [21] HAN Chao-shuai, MA Yong-liang, XING Jun-hua, et al. An equivalent pseudo spectral method for estimating fatigue damage under two Gaussian random loads[J]. Ocean engineering, 2020, 201: 107072.
- [22] JIMENEZ-MARTINEZ M. Fatigue of offshore structures: A review of statistical fatigue damage assessment for stochastic loadings[J]. International journal of fatigue, 2020, 132: 105327.
- [23] LIU Zong-kai, PENG Chuan, YANG Xiao-qiang. Research and analysis of the wheeled vehicle load spectrum editing method based on short-time Fourier transform[J]. Proceedings of the institution of mechanical engineers, part D: Journal of automobile engineering, 2019, 233(14): 3671-3683.