DOI:10.3969/j.issn.1001-4551.2018.04.017

$-级倒立摆的 \mu$ 分析和 μ 综合研究

张义辰

(上海理工大学 机械工程学院,上海 200093)

摘要:针对设计一级倒立摆系统的 H_{*}鲁棒控制器时出现的保守性问题,提出了一种以结构奇异值 μ 理论为依据的 μ 分析和 μ 综合 方法。首先进行了倒立摆系统的标准 H_{*}控制器设计,同时运用 μ 分析的方法证明了系统 H_{*}控制器存在保守性这一事实,指出了 问题的解决方向;其次,针对出现的问题,运用 D-K 迭代算法设计了修正后的 H_{*}控制器并加入原系统,修正了原控制器存在的问 题;最后从仿真实验结果和与不同干扰抑制度的 H_{*}控制结果的比较等方面,验证了新方法对降低保守性的实际效果。研究结果表 明:新方法降低了原控制器的保守性,同时改善了输出质量,方法有效。

关键词:一级倒立摆系统;μ分析;μ综合;标准 H_{*}控制;D-K 迭代算法 中图分类号:TP24 **文献标志码**:A

文章编号:1001-4551(2018)04-0425-06

μ analysis and synthesis of inverted pendulum

ZHANG Yi-chen

(Institute of Mechanical Engineering, Shanghai University of Science and Technology, Shanghai 200093, China)

Abstract: Aiming at the conservatism problem of designing h-infinity robust controller on basis of inverted pendulum, μ analysis and synthesis on theory of structure singular value was presented. First, standard h-infinity controller was developed and was proved conservative by μ analysis, so that key factors were found out. Then, D-K iteration method was applied to correct the original controller and added to system. Finally, the practise effects of improve conservatism were verified by simulation results and comparisons with other h-infinity controllers on different interference suppression level. The results indicate that new method declines conservatism and improves output quality, which argues that it is effective.

Key words: inverted pendulum; μ analysis; μ synthesis; standard h-infinity control; the algorithm of D-K iteration

0 引 言

单级倒立摆是倒立摆系统中形式最简单的一种模型,具有非线性性、不稳定性等特性,常被作为研究非线性控制、鲁棒控制、最优控制、自适应控制等问题的 经典模型。鲁棒控制问题作为先进控制问题的典型代 表,其中的H_a控制理论、H₂控制理论、滑模控制理论 等都是解决这类问题的经典理论,近年来成为控制领 域研究的热点。

关于控制算法保守性问题的分析与处理,学术界 做了相当多的研究。李炜等^[1]在新模型中引入时延 下界,并且在证明过程中略去了模型转换和交叉项放 大等环境,引入了适当的自由权矩阵,解决了鲁棒控制 结果的保守性,并与传统的 LMIs 算法相比较,揭示了 传统方法的保守性;马静等^[2-3]重点从原理分析与公式 推导方面说明了由于寻求公共 Lyapunov 矩阵而带来 的鲁棒控制的保守性,并分别基于积分滑模控制和多 面体不确定性区间震荡控制方法改进了鲁棒 H2/H₂ 控制的保守性;杨忠^[4]从模糊时滞系统出发,重点研 究了如何在稳定条件下降低保守性的问题,提出了保 成本控制条件、针对时变时滞模糊系统的保守性减小 方法和区间变时滞模糊系统 H₂ 控制的保守性减小方

收稿日期:2017-09-04

法;林庆强^[5]则研究了不确定线性时滞系统 H_x 控制 的保守性减小修正方法;PFIFERH 等^[6]则使用积分二 次型约束进行了线性时变系统低保守性鲁棒性能分 析,从实验结果上证实了保守性的降低。这些方法的 共同之处在于都是通过一种新的方法或理论来规避原 方法的保守性,力求通过其他算法的优势来弥补这一 劣势,但是都没有真正从传统算法本身来修正该算法, 降低保守性。然而,从老方法入手解决保守性问题,使 得修正方法的可操作性明显增强,省去了新理论的理 解和复杂公式的推导,降低了难度,提高了效率。因此,研究控制方法本身的保守性修正问题很有必要。

本文将提出应用结构奇异值的理论来解决 H_{*}控制的保守性问题,即对一级倒立摆系统进行 µ 分析和 µ 综合(对文献[7-8]总结出的倒立摆模型作适当处理)。

1 系统描述

一级倒立摆系统的示意图如图1所示。



该系统的的输入信号 u 包含倒立摆期望角位移和 台车期望水平位移两部分;干扰 w 主要包含摩擦、振 动、冲击等;输出信号 y 包含倒立摆的实际角位移、台 车的水平实际位移;驱动元件主要是台车的驱动电机; 力位转换器主要负责将输入的位移信号转换成力或者 力矩信号;反馈控制器为负反馈控制器,由具体的控制 算法求得。整个系统实际为轨迹跟踪系统,跟踪性是它 的重要性能指标。

简化模型可以写成如下的形式:

$$\dot{x} = \mathbf{A}x + \mathbf{B}_1 w + \mathbf{B}_2 u \tag{1}$$

$$x = [s(t), q(t), \dot{s}(t), \dot{q}(t)]$$
(2)

$$u = u(t), w = w(t)$$
 (3)

时变系数矩阵 A 和 B 主要受极点摩擦系数 c 和倒 立摆摆杆质心位置 l 的影响,这两个不确定参数的摄

图1 一级倒立摆系统

动是有界的、随机性的,按照不确定参数的标准形式可表达为:

$$c = c_0 + k_c d, k_c = c_{\max} - c_{\min}$$
 (4)

$$= l_0 + k_l d, k_l = l_{\max} - l_{\min}$$
 (5)

式(4~5)中:c—极点摩擦系数; c_0 —极点摩擦系数基 准值;l—摆杆质心位置,m; l_0 —摆杆质心位置基准值, m; k_c , k_l —权重系数, k_c , $k_l \in \mathbf{R}$; δ —不确定函数, $\delta \in [-1,1]_{\circ}$

为了进一步简化模型,降低研究的复杂程度,特将 参数 *l* 确定为基准值 *l*₀,参数 *c* 不变,那么原模型就变 成了只含有一个摄动参数 *c* 的系统模型,矩阵 *A* 的变 化和参数 *l* 无关,而矩阵 *B*₁ 和 *B*₂ 变为常数矩阵,具体 的形式如下:

$$\boldsymbol{A} = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 1 \\ 0 & \frac{-m^2 l_0^2 g}{(M+m)J + Mm l_0^2} & \frac{-(J+m l_0^2) K_T^2 K_g^2}{[(M+m)J + Mm l_0^2] R_a r^2} & \frac{cm l_0}{(M+m)J + Mm l_0^2} \\ 0 & \frac{(M+m)m g l_0}{(M+m)J + Mm l_0^2} & \frac{m l_0 K_T^2 K_g^2}{[(M+m)J + Mm l_0^2] R_a r^2} & \frac{-c(M+m)}{(M+m)J + Mm l_0^2} \end{bmatrix}$$

$$\boldsymbol{B}_1 = \boldsymbol{B}_2 = \begin{bmatrix} 0 & 0 & \frac{(J+m l_0^2) K_T K_g}{[(M+m)J + Mm l_0^2] R_a r} & \frac{-m l_0 K_T K_g}{[(M+m)J + Mm l_0^2] R_a r} \end{bmatrix}^{\mathrm{T}}$$
(7)

式中:m— 摆杆质量,kg;M— 台车质量,kg;g— 重力加 速度,取9.8 m/s²; R_a — 电枢电阻, $\Omega;K_T$ — 电机力矩系 数,Nm/A; K_E — 反向电势系数,Vs/rad;r— 台车驱动 轮半径, $m;K_g$ — 齿轮比;J— 转动惯量, $kg \cdot m^2$ 。

人为定义不确定参数 c 的范围为[-0.6,0],基准 值为 -0.3,将此基准值代入式(6)中,并结合文献 [11] 第4部分的已知参数,矩阵 A 的标称矩阵 A_0 、干 扰输入矩阵 B_1 、输入矩阵 B_2 的具体形式为:

$$\mathbf{A}_{0} = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 1 \\ 0 & -3.04 & -15.52 & -1.45 \\ 0 & 31.58 & 38.17 & 15.09 \end{bmatrix},$$
$$\mathbf{B}_{1} = \mathbf{B}_{2} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 3.43 \\ -8.43 \end{bmatrix},$$

$$\dot{x} = \boldsymbol{A}_0 \boldsymbol{x} + \boldsymbol{B}_1 \boldsymbol{w} + \boldsymbol{B}_2 \boldsymbol{u} \tag{8}$$

2 无扰状态下的标准 H₂ 控制

H_∞控制是通过控制系统在最坏情况下的最大幅 值来增强不确定系统鲁棒性的方法,这种方法的性能 指标是不确定系统的最大奇异值,即系统的H∞ 范数。 实际应用表明,几乎所有的H∞ 控制问题都可以转化 为标准 H∞ 控制问题^[9],并可遵照下述结构图求解, 模型如图 2 所示。



标准H_x控制问题如图2(a)所示。图2(a)中的G 和K为已知的控制系统和待求的控制器;w,u,z,y分 别代表有限维的外部输入、控制输入、被调输出和测量 输出。标准H_x问题就是要寻找一个控制器K,使得闭 环系统内部稳定,并且让被调输出z和外部输入w间的 传递函数 T_{zw} 的H_x范数取得最小值,总的来说就是求 解问题,即:

$$\min_{\boldsymbol{K} \in \widehat{\boldsymbol{G}}} \| \mathbf{F}_1(\boldsymbol{G}, \boldsymbol{K}) \|_{\infty}$$
(9)

求解这一问题,具体可以通过求解代数黎卡提方 程或者求解线性矩阵不等式组来完成。求解标准 H_{*} 控制问题,从另一个角度来考虑,主要是运用了小增益 定理,即保证:

$$\| \boldsymbol{G}(j\omega)\boldsymbol{K}(j\omega) \|_{\infty} < 1$$
 (10)

本例中采用 LMI 方法求解这一问题, 无扰状态下 控制器的具体求解过程可参见文献[10], 这里给出求 解结果:

 $\boldsymbol{K}_{0} = [539.9397, 126.3412, 143.2451, 61.4537]$ (11)

需要指出的是,小增益定理(10)是使系统具有鲁 棒稳定性和鲁棒特性的最低条件,这一条件实际上可 以等效地表示成:

$$\sup \overline{\sigma}_{\max} [GK] < 1 \tag{12}$$

即系统的最大奇异值不超过1,这就使得算出的标准H。控制器不一定是最优控制器,从而使结果产生一定的保守性,这种保守性会让优化后的系统不能真正达到性能指标的最优值,影响最终的控制效果。因此就需要一种方法来直观地描述这种保守性,同时需要另一种方法来降低或者消除这种保守性。

3 一级倒立摆μ分析

3.1 µ 分析方法

一级倒立摆的 μ 分析是以系统的结构奇异值理论 为基础提出的,结构奇异值衡量系统结构不确定性大 小的一种值。确切地说,它是对使反馈系统不稳定的最 小结构不确定性的一种量化处理,也是反馈系统本身 稳定裕度的倒数。对于具有如图 2(b)所示的系统结 构,其结构奇异值 $\mu_{\Delta}[M(s)]$ 的形式为:

$$\mu_{\Delta}[\mathbf{M}(s)] = \frac{1}{\min\{\sigma_{\max}(\Delta): \det(I - M\Delta)\}} (13)$$

式中: Δ-- 快对角结构不确定性。

与系统的最大奇异值 $\sigma_{\max}(M)$ 相比,结构奇异值 $\mu_{\Delta}(M)$ 介于谱半径 $\rho(M)$ 和 $\sigma_{\max}(M)$ 之间,即:

$$\rho(\boldsymbol{M}) \leq \mu_{\Delta}(\boldsymbol{M}) \leq \sigma_{\max}(\boldsymbol{M}) \tag{14}$$

用结构奇异值μ来分析系统鲁棒性时,常常将系统的各个结构性的不确定量汇总在一起,形式如同图 2(b)中的不确定性Δ,是一个块对角结构。其中,M 通常为已知系统G和已求控制器K的线性分式变换,即:

$$\boldsymbol{M} = F_{l}(\boldsymbol{G}, \boldsymbol{K}) = \begin{bmatrix} \boldsymbol{M}_{11} & \boldsymbol{M}_{12} \\ \boldsymbol{M}_{21} & \boldsymbol{M}_{22} \end{bmatrix}$$
(15)

式中:M, M_{11} , M_{12} , M_{21} , M_{22} 一广义系统及其子块;G—已知系统的传递函数;K—反馈控制器; $F_l(\cdot, \cdot)$ —下 线性分式变换。

该式实际反映了系统本身的鲁棒稳定性,而系统

M与不确定性 Δ 之间的线性分式变换又实际反映了系 统的鲁棒性能大小,是鲁棒稳定性与鲁棒特性的统一,

 $F_{\mu}(M,\Delta) = M_{22} + M_{21}\Delta(I - M_{11}\Delta)^{-1}M_{12}$ (16) 式中: $F_{\mu}(\cdot, \cdot)$ —上线性分式变换: Δ —不确定块。

此时判断已知系统是否满足小增益定理,只需 保证:

$$\sup \mu_{\Delta}(\boldsymbol{M}) \leq 1 \tag{17}$$

该条件要比单纯的使用 $\| G(j\omega) K(j\omega) \|_{\infty} < 1$, 即系统的最大奇异值 $\sigma_{max} \leq 1$ 要严密的多,故而弥补 了一般方法保守性的缺点。

对不确定系统进行μ分析,通常是结合系统的具 体形式,绘制出系统的结构奇异值 μ 随频率 ω 变化的 曲线,该曲线能直观地反映系统结构不确定性因素的 变化范围,变化趋势、平均变化水平等信息,对于判断 系统是否稳定、分析系统鲁棒特性、评价控制方法优劣 性很有帮助。

3.2 一级倒立摆的µ分析

绘制结果如图3所示。

鉴于μ分析方法在评价控制方法优劣性方面的优 势,本例尝试采用该方法来分析倒立摆系统,以便确认 H_ 控制的保守性。本研究先利用 Matlab 中的 frd 函数 (频响函数)将系统改写成频响函数的形式;再使用函 数 mussv(计算结构奇异值)计算系统在不同频率值下 的μ值的上界和下界,然后提取上界值,绘制上界值随 频率 ω 的变化曲线, 即 μ 分析曲线; 最后计算系统的 H。范数,将其作为常函数,和µ分析曲线画在同一坐 标系内。

0.08 X: 1389 Y: 0.06704 0.07 59.64 0.06 ·优化后的结构奇异值μ 优化前的结构奇异值μ。 0.05 ·优化后的最大奇异值 σ_{ima} 0.04 优化前的最大奇异值σ 0.03 0.02 0.01 10^{-3} 10^{-2} 10^{-1} 10° 10^{1} 10^{2} 10^{3} 10 $\omega/(rad \cdot s^{-1})$ 图 3 修正前后系统的 µ 分析图 带"□"标记的实线 -- 修正后系统的最大奇异 值 σ_{0max} ;"□"标记—修正后系统的结构奇异值 μ_0 ; 带"〇"标记的实线 — 修正后系统的最大奇异值

由图3可以看出:经标准H。控制方法优化后的系 统,其结构奇异值的峰值和最大奇异值直接存在一定 的间距,这表明实际求出的控制器 K。并不是问题真正 的最优解,结果存在保守性。

不确定系统的µ综合问题 4

文献[9] 表明:修正原算法以降低或消除保守性 这一问题可以转化为不确定系统的综合问题。

D-K 迭代法是解决系统综合问题的一种有效方 法,它的主要思路是运用矩阵对角放缩的方法来计算 的上界,同时得到满足这一上界的最优控制器。对于一 个满足式(7)的广义系统 M,首先固定一标度矩阵 D, 求解标准 H_ 控制问题^[11]:

$$\min_{\mathbf{m} \in \mathcal{A}} \| \boldsymbol{D} \boldsymbol{M} \boldsymbol{D}^{-1} \|_{\infty}$$
(18)

求取最优控制器K,再固定控制器K,求解关于D 的凸优化问题:

$$\inf_{D} \| \boldsymbol{D} \boldsymbol{M} \boldsymbol{D}^{-1} \|_{\infty}$$
(19)

获得新的标度矩阵 D, 再以此为起点进行迭代计 算,直至计算前后的两个标度矩阵差距足够小,便可求 出修正的最优控制器 Konto 在初次求解时,初始的标度 矩阵D。可确定为单位矩阵I,求解过程中,需要在每一 步迭代计算完毕后对修正系统进行分析,检查结构奇 异值是否满足公式(17),若条件满足则继续迭代,若 条件不满足,则表明原系统无解。

在 Matlab 中应用 D-K 迭代算法设计控制器,主要 是 LMI 工具箱和最优化函数 fmincon 交替使用,具体 步骤如下^[12]:(1) 设 $D_0 = I$,使用 LMI 工具配合最优 解函数 minex 求解标准 H_{∞} 问题,求出最优解 K_0 ,并使 用 mussv 函数计算优化系统的结构奇异值 μ_{0} ;(2) 将 K_0 固定,标度矩阵 D_k 定为未知量,使用 fmincon 函数 计算最优解 D_{out} ;(3) 检验 $\| D_{out} - D_k \|$ 是否小于给定 值,比如1e-7,若条件满足则终止迭代,若不满足则返 回步骤(1)重新计算。

值得注意的是.虽然使用该方法求出的最优解 K 并非全局最优解,但它对控制器本身的修正效果以充 分的降低了保守性。基于上述方法,对本例中的控制器 K。进行µ综合修正,经过一次迭代,最终求出修正之后 的控制器可行解矩阵:

 $\mathbf{K}_{opt} = [466.47, 93.97, 117.96, 52.30]$

验证分析 5

修正控制器的验证主要分3个方面:(1) 通过µ分 析检验标准 H。控制解的保守性是否得到了降低或者 消除,评判标准主要是看修正后优化系统的μ曲线的 峰值与最大奇异值是否重合或者距离在允许范围内; (2) 观察控制器修正前后,优化后的倒立摆系统的控



制性能有无变化,这主要从摆的镇定性和摆连接体的 位移跟踪特性两方面检验,若两种特性无明显变化,则 说明修正方法对系统的控制性能无较大影响;(3)比 较控制器修正前后,倒立摆系统的输出信号的评价指 标有无变化,若指标值变化不大或比修正前小,则说明 修正后的控制器对系统控制无影响或有所改善。

5.1 有效性验证

观察图 3 可以发现:修正前系统的最大奇异值和 结构奇异值相差 0.010 33,修正后这两值相差 0.003 81。以上结果表明:修正后的控制器,其保守性 有明显的降低,证明修正方法有效。

5.2 仿真输出结果验证

本研究利用 Matlab/Simulink 参照式(1) 搭建仿真 模型,使用与有关文献中相同的输入信号进行仿真,仿 真系统结构图和仿真结果如图 4 所示。



图4 仍具杀统和仍具结荣 实线—输入信号;点划线—修正前系统的控制效果; 虚线—修正后系统的控制效果

观察图4可以发现:修正后,摆的镇定效果和摆连 接件的位移调节效果略好于修正前,说明了修正后的 方法保守性有了改善;这一结果在如表1所示的仿真 实验数据上也能得到体现。

对仿真原始数据进行抽样后得到的数据如表1 所示。

表1 优化前后的仿真实验数据对比

时间	输入	优化前台车	优化后台车	优化前摆角	优化后摆角
t/s	信号 u	位移 x/m	位移 x ₁ /m	位移 q/rad	位移 q_1 /rad
1	0	0	0	0	0
2	0	0	0	0	0
3	0	0	0	0	0
4	0	0	0	0	0
5	0.2	0	0	0	0
6	0.2	0.196 237 958	0.195 717 826	-0.017 113 461	-0.016 330 887
7	0.2	0.199 997 07	0.200 029 683	-0.003 504 426	-0.003 310 055
8	0.2	0.200 011 784	0.199 937 494	-0.000 600 175	-0.000 397 467
9	0.2	0.200 014 635	0.199 944 937	-0.000 127 813	2.593 42E -05
10	0.2	0.200 020 294	0.199 882 372	-6.199 85E-05	0.000 221 49

由表1可以看出:优化后的摆角位移比优化前更 接近0,摆的镇定效果略有改善,进一步从仿真结果说 明了原方法优化后保守性的改善。

计算文献[7]第5部分提出的摆的镇定和台车 位置调节两个评价指标,当使用传统方法的控制器 K_0 优化系统时,摆的镇定评价值 $V_{11} = 0.418$,台车 位置调节的评价值 $V_{12} = 2.2056$;使用综合方法的 控制器 K_{opt} 优化系统时,摆的镇定评价值 $V_{21} =$ 0.3931,台车位置调节的评价值 $V_{22} = 1.9718$ 。显 然,控制器修正后的输出评价值略好于修正前,说 明了新方法在降低保守性的同时对系统的输出指 标略有改善。

5.3 不同 H_∞算法的μ 特性比较

本文研究的是 H_x控制的最优算法,对该最优 算法进行 μ 综合保守性分析,还有一个重要的步骤 就是将它们与不同干扰抑制水平 γ 的次优 H_x控制 算法作比较,重点观察它们在 μ 曲线上的变化。为 此,分别取 $\gamma = 3,2,1,0.7$ 设计倒立摆的 H_x次优控 制器,连入原始系统进行 4 次 μ 分析,绘制 4 条 μ 曲线,与 μ 综合算法优化前后的两个最优控制系统 的 μ 曲线作比较。不同 H_x算法的 μ 特性如图 5 所示。

观察图 5(a)可以发现:随着 γ 值的减小,系统在 不同频率下的μ值也相应下降,其中μ值的峰值下降 最为明显;次优算法与最优算法间更清晰比较可由图 5(b)看出:经过优化后的最优系统其μ值最小,与优 化前的最优控制系统相比,对不确定因素的抑制水平 更高,进一步揭示了优化前最优算法的保守性,证明了 μ综合方法对降低这一保守性所发挥的作用,该优化





方法合理有效。

6 结束语

本文将µ分析和µ综合理论应用在倒立摆的 H₂ 控制问题中,从结构奇异值的角度来考虑这一问题,有 效地修正了单纯利用小增益定理来设计控制器的缺 陷,弥补了传统 H₂最优控制方法的不足,降低了保守 性,改善了系统的控制性能和输出质量。

同时,在运用 D-K 迭代法求解μ综合问题时,本 文使用最优化函数 fmincon 来求解形如式(19)的凸优 化问题,结果表明,该方法新颖、效果良好。

参考文献(References):

- [1] 李 炜,王艳飞. 少保守性网络化控制系统鲁棒保性能容 错控制[J] 兵工学报,2012,33(2):170-178.
- [2] 马 静,郭 锐,王玉慧,等.基于积分滑模控制的广域阻 尼鲁棒控制策略[J]电网技术,2013,37(2):362-365.
- [3] 马 静,郭 锐,王 彤,等.基于多面体不确定性和降低
 保守性的鲁棒 H₂/H_s 控制策略[J].电网技术,2012,36
 (9):102-106.
- [4] 杨 忠. 模糊时滞系统稳定性条件保守性减小研究[D]. 上海:上海交通大学机械与动力工程学院,2009.
- [5] 林庆强.不确定线性时滞系统具有低保守性的 H_{*}控制器设计[D].哈尔滨:哈尔滨工业大学机电工程学院,2012.
- [6] PFIFERH, SEILERP. Less conservative robustness analysis of linear parameter varing systems using integral quadratic constraints[J]. International Journal of robust and nonlinear control, 2016, 26(16): 3580-3594.
- [7] 袁性忠,姜新建.基于滑模变结构的倒立摆系统稳定控制[J]控制理论与应用,2004,21(5):720-723.
- [8] 申铁龙,梅生伟,王 宏,等.鲁棒控制基准设计问题:倒 立摆控制[J]控制理论与应用,2003,20(6):974-975.
- [9] 吴 敏.现代鲁棒控制[M].长沙:中南大学出版社, 2006.
- [10] 俞 立.鲁棒控制—线性矩阵不等式处理方法[M].北 京:清华大学出版社,2002.
- [11] 张银峰,聂子玲,李建平,等.µ分析与综合方法在航空 电源中的应用[J].电力电子技术,2016,50(12):102-105.
- [12] 何 联,姜晓明,孟范伟,等.μ综合中的 D-K 迭代法[J].电机与控制学报,2010,14(9):31-35.

[编辑:李 辉]

本文引用格式:

张义辰. 一级倒立摆的µ分析和µ综合研究[J]. 机电工程,2018,35(4):425-430.

ZHANG Yi-chen. μ analysis and synthesis of inverted pendulum [J]. Journal of Mechanical & Electrical Engineering, 2018, 35(4):425-430.