Mar. 2020 19

# 基于线性自抗扰的稻田除草对行控制系统设计与试验

陈学深<sup>1</sup>,方贵进<sup>1</sup>,马 旭<sup>1\*</sup>,蒋 郁<sup>2</sup>,齐 龙<sup>1</sup>,黄柱健<sup>1</sup> (1.华南农业大学工程学院,广州510642; 2.华南农业大学现代教育技术中心,广州510642)

摘 要: 为降低水稻机械除草的行间伤苗率,该文基于线性自抗扰技术开展水稻田间除草对行控制系统研究。在苗带信息获取的基础上,针对水田作业环境设计了一种基于线性自抗扰的对行液压控制系统。采用内、外滑梁结构,实现对行执行机构对除草部件作业路径的避苗调控。应用 Amesim 与 Matlab 联合仿真方法,构建了对行液压控制系统仿真平台,分别对线性自抗扰算法和 PID 算法进行了控制器设计及仿真比较,仿真结果表明:在加入扰动情况下,线性自抗扰控制系统达到期望的对行调控时间比 PID 减少 0.1s,且抗干扰性及鲁棒性均优于 PID 控制算法。田间试验结果表明:行进速度和作业深度对伤苗率影响显著,最优作业参数组合为行进速度 0.5 m/s,调节间距 60 cm,作业深度 20 cm,此时伤苗率为 3.6%;性能比较试验表明:有对行控制系统的平均伤苗率为 3.9%,没有对行系统控制的伤苗率为 18.6%。该系控制统满足机械除草对行控制的要求,可为水田作业环境下的精准控制问题提供借鉴。

关键词:农业机械;自动化;水稻;机械除草;对行控制;线性自抗扰

doi: 10.11975/j.issn.1002-6819.2020.06.003

中图分类号: 237 文献标志码: A 文章编号: 1002-6819(2020)-06-0019-09

陈学深,方贵进,马 旭,蒋 郁,齐 龙,黄柱健.基于线性自抗扰的稻田除草对行控制系统设计与试验[J].农业工程学报,2020,36(6):19-27. doi:10.11975/j.issn.1002-6819.2020.06.003 http://www.tcsae.org

Chen Xueshen, Fang Guijin, Ma Xu, Jiang Yu, Qi Long, Huang Zhujian. Design and experiment of control system for weeding alignment in rice field based on linear active disturbance rejection control[J]. Transactions of the Chinese Society of Agricultural Engineering (Transactions of the CSAE), 2020, 36(6): 19 – 27. (in Chinese with English abstract) doi: 10.11975/j. issn. 1002-6819.2020.06.003 http://www.tcsae.org

# 0 引 言

杂草是造成水稻产量下降和品质降低的主要原因之一<sup>[1-4]</sup>。施用除草剂是一种高效的除草方式,但除草剂的大量应用造成了杂草抗药性、作物药害、环境污染等问题<sup>[5-8]</sup>。机械除草作为一种绿色除草方式,符合国家提出的质量兴农、绿色兴农的发展方向。然而,在实际作业中,苗带变化引起行的除草部件伤苗问题严重制约了机械除草技术的发展。因此,根据苗带信息,实现对行控制是机械除草亟需解决的问题。

对行是指控制机具实时沿作物的行方向运动,使除草部件相对作物行的横向偏差控制在不会伤害作物的范围内<sup>[9-10]</sup>。国内外学者进行了相关研究,Romeo等<sup>[11]</sup>设计了一种基于图像直方图分析的作物-背景图像分割系统,该系统通过直方图判别图像的对比度和饱和度完成苗带提取,可实现苗带引导的对行控制。Pérez等<sup>[12]</sup>研制了一种基于GPS的避苗除草系统,由除草部件路径控制系统和实时动态差分全球卫星定位系统(RTK -GPS)

收稿日期: 2019-09-06 修订日期: 2020-02-13

组成,实现自动对行。国外采用机器视觉或 GPS 的对行 控制技术主要用于旱田, 针对水田的对行控制技术少有 报道。在国内, 因水稻种植面积广泛, 致力于对行控制 的研究相对较多。针对GPS导航技术的应用主要针对旱 田的种植作业[13-14],对于除草等管理作业,特别是水田 管理作业一般采用机器视觉技术。由于水田作业环境的 特殊性,无法获得准确的转向数学模型,因此,采用模 糊控制最为常见, 文献「15-16] 基于模糊控制算法实现 了应用于农机的自适应自动驾驶算法,但该方法涉及的 参数较多,累积误差较大。近年来,为了弱化参数影 响,有学者针对水田环境采用纯追踪或改进纯追踪算 法[17-20]取得了较好的效果,李革等[21]用基于速度、路径 弯度等线性调整前视距离的改进纯追踪方法在插秧机平 台上进行了水田试验, 试验结果显示作业段平均误差为 0.058 m, 最大跟踪误差为0.135 m, 该控制算法明显提 高了跟踪控制精度。但水田环境机具作业航向不稳,水 田拖拉机与除草部件相距较远,通过导航方式实现对行 跟踪控制,存在除草部件调节相对机身运动具有一定的 滞后性, 在纠偏期间除草部件对稻苗不可避免造成损 伤。因此,有学者采用建模方法或PID等经典算法直接 控制除草部件,实现除草部件避苗控制。陈勇等[22]和郭 伟斌等[23]进行了除草机器人机械臂的控制研究,通过建 模、求逆解,实现了除草机械臂的控制。胡炼等[24-25]采 用双阈值死区控制算法实现了除草部件的主动避苗。上 述控制方法根据除草部件与作物的相对位置,控制除草 部件的作业路径,均能达到避苗作业效果,但采用建模 及控制算法的应用局限在旱田环境, 水田作业环境复

基金项目: 国家自然科学基金项目 (51575195); 广东省重点领域研发 计划专项 (2019B020221002); 广州市科技计划项目 (201803020021); 现代农业产业技术体系建设专项资金项目 (CARS-01-43)

作者简介:陈学深,副教授,主要从事现代农业技术与智能装备的研究。Email: chenxs@scau.edu.cn

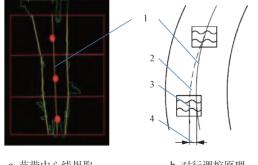
<sup>※</sup>通信作者:马旭,教授,博士生导师,主要从事现代农业技术装备方面的研究。Email: maxu1959@scau.edu.cn

杂,难以获得准确的数学模型。另外,行驶机具俯仰、 摇摆及振动的姿态及负载变化等外部干扰,以及测量信 号的随机噪声、液压执行系统的压力波动等内部不确定 因素干扰,常规的对行控制方法在实际作业时具有较大 的超调性、鲁棒性不理想等问题。

因此,该文在苗带信息感知的基础上,针对水田作业环境,采用不依赖控制对象数学模型的线性自抗扰控制 LADRC(linear active disturbance rejection control)算法,设计了一种自动对行液压控制系统,实现水稻行间除草部件的对行控制。

# 1 对行控制系统工作原理

除草作业时, 因苗带分布存在差异, 导致行间除草 部件中心与苗带中心线的距离(简称偏距)发生变化, 有时除草部件难免会触及稻株,为降低稻株损伤,除草 部件应根据苗带信息及时调整作业位置自动避开稻株。 对行控制主要包括苗带感知和对行调控2个核心问题, 对于苗带感知部分,该文不作重点研究,偏距获取方法 直接采用本课题组蒋郁等[26]的苗带中心线提取方法, 通过侧位俯拍的图像采集方式获取稻株茎基部图像, 采用茎基部分区边缘拟合的方法定位稻株, 实现苗带 中心线提取,提取效果如图 1a 所示。偏距获取是将相 机固定于除草部件上方,并调整好角度使除草部件中 心线与采集的图像中心线重合, 在获取同排相邻稻列 中稻苗个体图像坐标位置信息的基础上,根据文献[27] 的图像坐标与地面坐标转换方法,采用小孔成像模型, 将其转换为地面坐标,并求得此稻列中心点的实际位 置,将此位置与除草部件中心线(图像中心线)的地面 坐标位置进行比较,获得除草部件在地面坐标系下的实 际偏距,并以此作为对行调控的决策数据。对行调控部 分如图 1b 所示,将偏距作为调控数据传递给控制系统, 根据LADRC控制方法控制液压比例方向阀,改变调控 液压缸伸缩量,纠正除草部件的工作位置,使纠正后的 除草部件中心尽可能接近苗带中心线, 实现除草部件的 对行控制。



- a. 苗带中心线提取 a. Center line extraction of seedling belt
- b. 对行调控原理 b. Principle of alignment control
- 1. 苗带中心线 2. 作业路径 3. 除草部件中心 4. 偏距
- 1. Center line of seedling belt 2. Working path 3. Weeding parts center 4. Offset distance

图1 对行控制系统工作原理

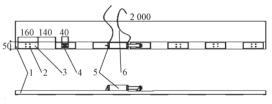
Fig.1 Working principle of alignment control system

# 2 对行控制系统设计

#### 2.1 对行执行机构设计

为实现对行控制,使除草部件能及时调整作业路径,设计了一种内、外滑梁式对行执行机构,通过液压缸与内滑梁固定,使液压推杆伸缩时,除草部件能在稻行间进行横向调节,实现对行控制。

对行执行机构的结构如图 2 所示,外滑梁为 50 mm× 30 mm×3 mm×2 000 mm 的矩形方管,在一侧壁面上每间隔 140 mm 开 160 mm×50 mm 的矩形槽,作为除草部件的安装区域与滑动区域。除草部件安装夹片为 40 mm,左右两端各留 10 mm间隙方便液压缸的装配。内滑梁为 40 mm×20 mm×2 mm×2 000 mm 的矩形方板,放置在外滑梁中不作固定。在与外滑梁对应的开槽区域正中有纹安装孔,7个除草部件通过安装夹片紧固在内滑梁上。横向滑移调节液压缸安装在机架背面,两端分别连接内滑梁与外滑梁,通过液压缸推杆的伸缩带动内滑梁在外滑梁内横向滑动,除草部件也随之一起滑动,从而实现除草部件在稻行间的横向调节。



a. 结构示意图 a. Structure diagram





b. 正视图 b. Front view

c. 侧视图 c. Side view

- 1.外滑梁 2.除草部件安装孔 3.内滑梁 4.除草部件安装夹片 5.对行调节液压缸 6.油管
- 1. Outer sliding beam 2. Installation hole for weeding parts 3. Inner sliding beam 4. Installation clamp for weeding parts 5. Hydraulic cylinder for alignment control 6. Tubing

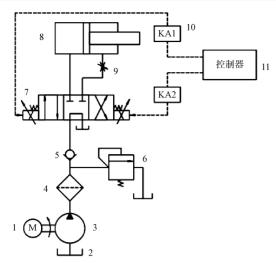
图2 对行机构

Fig.2 Alignment mechanism

#### 2.2 对行液压控制系统设计

液压系统主要包括油箱、电机、液压泵、溢流阀、 单向阀、电液比例方向阀、节流阀和液压缸等组成,工 作原理如图3所示。

对行控制系统主要包括 STC89C52 单片机、电源、继电器、时钟电路模块、按键模块、显示模块、直线位移传感器模块、复位电路模块、驱动板等硬件构成。其中,直线位移模块采用拉杆式直线位移传感器(型号为 KTRC-125Lmm),量程为 142 mm,线性精度为 0.01%,密封等级为 IP54,拉杆最大工作速度为 10 m/s。

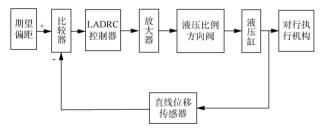


- 1. 液压马达 2. 油箱 3. 液压泵 4. 过滤器 5. 单向阀 6. 溢流阀 7. 电液比例方向阀 8. 液压缸 9. 节流阀 10. 继电器 11. 控制器
- 1. Hydraulic motor 2. Fule tank 3. Hydraulic pump 4. Filter 5. One-way valve
- 6. Overflow valve 7. Electro-hydraulic proportional directional valve
- 8. Hydraulic cylinder 9.Throttling valve 10.Relay 11.Controller

#### 图3 液压系统原理图

Fig.3 Hydraulic system schematic diagram

控制原理如图 4 所示,工作时,感知装置实时将偏距反馈给控制系统,当偏距超过期望值时,对行控制系统开始工作,直线位移传感器将液压缸推杆的实际调控伸缩量反馈给单片机系统,形成闭环调节。调节部分采取 LADRC 控制器,通过控制液压比例方向阀,控制液压缸推杆的伸缩量,进而消减除草部件的偏距,实现对行控制。



LADRC: Linear active disturbance rejection control.

图4 控制原理图

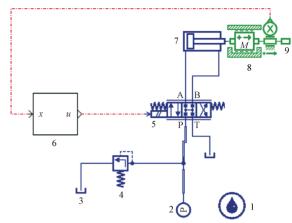
Fig.4 Control schematic diagram

#### 3 对行液压控制系统建模与仿真分析

# 3.1 液压调控模型建立

为了避免复杂繁琐的数学建模和代码编程,简化建模过程,该文应用Amesim与Matlab联合仿真方法,构建联合仿真分析平台,Amesim的液压系统仿真模型如图5所示。

Matlab 控制器仿真模型如图 6 所示。通过 Amesim 与 Simulink 的仿真接口,实现液压调控模型的联合仿真。根据液压调控系统的工作要求,设定液压模型的具体参数如表 1 所示,相应的液压调控系统设计参数如表 2 所示。



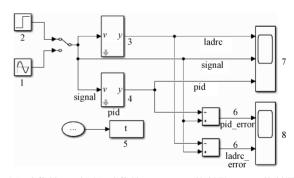
- 1. 液压油 2. 压力源 3. 油箱 4. 溢流阀 5. 电液比例方向阀 6. Amesim 与 Simulink接口 7. 液压缸 8. 液压缸带动的负载 9. 直线位移传感器
- 1. Hydraulic oil 2. Pressure source 3. Fuel tank 4. Overflow valve 5. Electro-hydraulic proportional directional valve 6. Interface for Amesim and simulink 7. Hydraulic cylinder 8. Load driven by hydraulic cylinder 9. Linear displacement sensor

注:x为直线位移传感器反馈信号;u为LADRC控制器输出控制量;P、A为电液比例换向阀进油口;B、T为电液比例换向阀出油口;M为液压缸驱动的负载质量,kg。

Note: x is feedback signal of linear displacement sensor; u is LADRC controller output control value; P and A is oil inlet of electro-hydraulic proportional directional valve; B and T is oil outlet of electro-hydraulic proportional directional valve; M is load weight driven by hydraulic cylinder, kg.

#### 图 5 基于Amesim的液压系统仿真模型

Fig.5 Hydraulic system simulation model based on Amesim



- 1. 正弦跟踪信号 2. 阶跃跟踪信号 3. LADRC控制器 4. PID控制器 5. 仿真时间 6. 信号比较器 7. LADRC输出信号显示 8. PID与LADRC动态误差输出显示 v: 输入信号 y: 输出信号
- Sinusoidal tracking signal
   Step tracking signal
   LADRC controller
   PID controller
   Simulation time
   Signal comparator
   LADRC output signal display
   PID and LADRC dynamic error output display
   Input signal y: Output signal

图 6 基于Simulink的控制器仿真模型

Fig.6 Controller simulation model based on Simulink

表1 液压调控系统设计要求

Table 1 Design requirements for hydraulic control system

参数 Parameter	值 Value
负载 Load/kg	100
工作行程 Working travel/mm	100
最大行程所用时间 Maximum travel time/ms	500

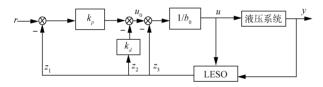
表2 液压模型参数

Table 2 Hydraulic model parameter

元件名称	主要参数			
Component name	Main parameter			
泵源 Pump source	工作压力 4 MPa			
比例方向阀	全开控制电流 40 mA, 额定流量 40 L·min·l,			
Proportional valve	固有频率 80 Hz, 阻尼比 0.8			
液压缸	工作行程 100 mm,活塞工作直径 50 mm,			
Hydraulic cylinder	液压杠 40 mm			
直线位移传感器 Linear displacement sensor	增益系数为1			

#### 3.2 基于LADRC控制器的设计

为了提高液压调控系统在水田复杂环境下的抗扰能力,以及提高液压调控系统位置控制的响应速度,该文基于自抗扰算法,采用二阶线性自抗扰控制器(LADRC)对液压调控系统进行设计,控制器结构如图7所示。其中,LADRC控制器和PID控制器的具体模型如图8、9所示。



注:r为参考输入信号;LESO 表示线性扩张状态观测器; $k_p$ 为比例系数; $k_a$ 为微分系数; $z_1$ 为液压系统输出的跟踪信号; $z_2$ 为液压系统输出的微分的跟踪信号; $z_3$ 为对扰动和不确定性的估计量; $u_0$ 为状态误差的线性组合; $b_0$ 为补偿因子。

Note: r is reference input signal; LESO is linear extended state observer;  $k_p$  is proportional coefficient;  $k_d$  is differential coefficient;  $z_1$  is the tracking signal of output from hydraulic system;  $z_2$  is the differential tracking signal outputing from hydraulic system;  $z_3$  is an estimator of perturbation and uncertainty;  $u_0$  is a linear combination of state errors;  $b_0$  is the compensation factor.

# 图7 LADRC控制器结构

#### Fig.7 LADRC controller structure

控制器包括扩线性张状态观测器 (linear extend state observer, LESO)、线性状态误差反馈 (linear state error feedback, LSEF) 和扰动补偿项, 具体方程为

#### 1) 线性扩张状态观测器 (LESO)

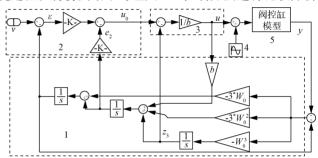
$$\begin{cases}
\varepsilon = z_1 - y \\
\dot{z}_1 = z_2 - \beta_{01} \cdot \varepsilon \\
\dot{z}_2 = z_3 - \beta_{02} \cdot \varepsilon + b \cdot u \\
\dot{z}_3 = -\beta_{03} \cdot \varepsilon
\end{cases}$$
(1)

式中 $z_1$ ,  $z_2$ ,  $z_3$ 分别代表跟踪位置,跟踪速度及扰动量; $\varepsilon$ 为液压缸位置观测值与实际值的差,cm;  $\beta_{01}$ ,  $\beta_{02}$ ,  $\beta_{03}$  为状态观测器增益系数;b为控制器增益系数; $\dot{z}_1$ ,  $\dot{z}_2$ ,  $\dot{z}_3$ 分别为跟踪位置、跟踪速度、跟踪加速度的一阶导数。

2) 线性误差反馈率 (LSEF) 及扰动补偿

$$\begin{cases} e_1 = v_0 - z_1 \\ e_2 = -z_2 \\ u_0 = k_p e_1 + k_d e_2 = k_p (v_0 - z_1) - k_d z_2 \\ u = (u_0 - z_3)/b \end{cases}$$
 (2)

式中 $e_1$ 、 $e_2$ 表示系统的状态误差; $k_p$ , $k_d$ 是控制器 LSEF 的参数; $v_0$ 为 LADRC 控制器的输入信号; $u_0$ 为 LADRC 控制器中控制率的输出量。LSEF 与经典 PID 反馈控制律中误差信号、微分、积分的线性组合类似,采用状态误差的线性加权和构成线性状态误差反馈环节。LSEF 与 PID 不同之处在于将原来的积分项换成了扰动估计量的实时补偿项,利用它来消除静差,避免了积分负反馈的负作用,提高了控制性能。为了验证 LADRC 控制性能的优越性,将仿真结果与经典 PID 控制方法进行比较分析。



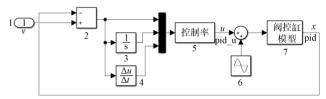
1. 三阶线性观测器 2.PD 控制率 3. 扰动补偿 4. 外部扰动 5. 阀控缸模型

1.3-order LESO 2. PD control rate 3. Disturbance compensation4. External disturbance 5 Valve controlled cylinder model

注:s为拉普拉斯算子; $W_0$ 为扩张状态观测器带宽; $\varepsilon$ 为液压缸位置观测值与实际值的差, $cm;\ b$ 为控制器增益系数。

Note: s is Laplace operator;  $W_0$  is the bandwidth of the extend state observer;  $\varepsilon$  is the error between the position observation of the hydraulic cylinder and the actual position of the hydraulic cylinder; b is controller gain coefficient.

图 8 LADRC 控制器模型 Fig.8 LADRC controller model



- 1. 系统参考值 2.加法器 3.积分器 4.微分器 5.PID 控制率 6 外部扰动 7. 阀控缸模型  $\frac{\Delta u}{\Delta t}$ : 微分算子
- 1. System reference value 2. Adder 3. Integrator 4. Differentiator 5. PID control rate 6. External disturbance 7. Valve controlled cylinder model  $\frac{\Delta u}{\Delta x}$ : differential operator

# 图 9 PID 控制器模型 Fig. 9 PID controller model

参考文献[28],采用三阶LESO和控制率形式,通过示波器观察系统响应曲线,采用临界比例法进行参数整定。首先,通过系统微分方程及三阶LADRC的结构预定 $b_0$ 值近似等于系统开环增益值(由液压系统标准形式的传递函数可知开环增益值为0.1),即预定 $b_0$ 为0.1;然后,调整 $W_c$ 直到系统出现超调,预确定 $W_c$ 范围;最后,以 $W_c$ 的倍数调整 $W_0$ ,并相互配合微调 $W_c$ ,直到系统满足稳定的时间及误差,控制器整定后的参数如表3所示。

#### 表3 LADRC控制器参数

Table 3 LADRC controller parameters

控制器参数	整定数值			
Controller parameters	Setting value			
控制器带宽 Controller bandwidth $W_c$	16			
$W_0$	500			
增益系数估计值 Estimated grain coefficient $b_0$	0.1			

#### 3.3 液压调控系统性能仿真结果对比分析

为了验证不同控制方法的对行作业性能,从跟踪性能和抗扰性能2方面进行仿真分析,具体仿真参数如表4所示。

表4 仿真参数表

Table 4 Simulation parameter table

	I
控制方式	参数值
Control mode	Parameter values
PID	$k_p = 800; k_i = 3; k_d = 3$
LADRC	$W_c = 16; W_0 = 500; b_0 = 0.1$

#### 3.3.1 跟踪性能分析

0.12

0.10

0.08

0.06

0.04

0.02

0.00

0.0

0.2

距离 Distance/rr

不加任何扰动时,设定期望偏距为0.1 m (对行调节液压缸最大工作行程),跟踪性能仿真结果如图10所示,由图可知,LADRC控制系统在0.3 s时达到稳定状态,而PID在0.4 s时才趋于稳定,LADRC控制系统的对行调控时间比PID控制减少0.1 s。

·LADRC

目标信号 Target signal

0.6

0.8

0.02

0.00

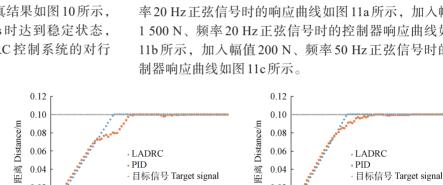
0.0

• PID

0.4

时间 Time/s

a. 200 N. 20 Hz



0.8

图11 不同扰动幅值和频率下的控制器响应曲线

0.4

时间 Time/s

b. 1 500 N. 20 Hz

0.6

0.2

Fig.11 Controller response curves with different disturbance amplitude and frequency

由图 11a、11b可知,加入相同频率、不同幅值的正弦信号时,LADRC的动态响应基本不受影响,而PID的动态响应出现很大变化,在 0.8 s 时仍无法达到稳定状态。另外,由于系统加入的扰动相对较大,LADRC控制器出现轻微超调,但超调程度远小于PID控制器;由 11a、11c可知,加入相同幅值、不同频率的正弦信号时,LADRC的动态响应不受影响,而 PID的稳定性出现波动。通过状态观测器获得的控制器位置信号和速度信号如图 12 所示,系统在 0.3 s 时速度为 0,达到目标位置;加入扰动后 LADRC 的抗扰响应曲线如图 13 所示,响应误差曲线如图 14 所示,系统在 0.3 s 时扰动量为恒定值,且稳定时误差接近 0 的理想状态。因此,从跟踪和抗扰 2 个关键性指标的仿真结果可知,本文提出的 LADRC 控制方法明显优于经典 PID 控制方法。

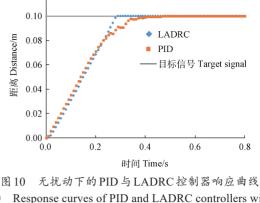
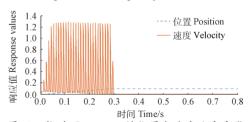


图 10 尤抗动下的 PID 与 LADRC 控制器响应曲线 Fig.10 Response curves of PID and LADRC controllers without disturbance

#### 3.3.2 抗扰性能分析

0.12

水田环境复杂,作业机具振动、俯仰及横摆等姿态变化会给对行控制系统中的直线位移传感器带来噪声,此噪声可看作是在对行执行机构的液压缸负载端施加一个正弦力,结合作业机具生产实况,分别在系统中加入不同幅频的正弦扰动信号。其中,加入幅值200 N、频率20 Hz正弦信号时的响应曲线如图11a所示,加入幅值1500 N、频率20 Hz正弦信号时的控制器响应曲线如图11b所示,加入幅值200 N、频率50 Hz正弦信号时的控制器响应曲线如图11c所示。



0.02

0.00

0.0

0.2

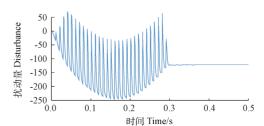
0.4

时间 Time/s

c. 200 N, 50 Hz

0.6

0.8



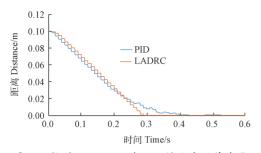


图 14 扰动下LADRC与PID的响应误差曲线

Fig. 14 Response error curves of LADRC and PID under disturbance

#### 试验与结果分析

#### 4.1 试验条件与设备

水稻机械除草对行控制系统田间试验在广东省肇庆 市国家水稻产业技术体系综合试验站进行,苗带位置、 数量及偏差方向由插秧机操作人员根据常规作业情况随 机产生。测试品种为移栽15 d的杂交稻乐两优1173、水 稻行距 30 cm, 株距 15 cm, 株高 15~25 cm。杂草以稗 草、千金子等禾本科为主,株高为3~5 cm。

试验以井关PZ60-HGR型乘坐式高速插秧机为移动 平台, 挂接自主研发的具有自动对行功能的除草机, 如 图 15 所示。将苗带感知系统、对行调控系统及除草部件 安装在除草机机架上。其中, 感知系统位于中间除草部 件正上方,通过安装架调节相机安装高度为800 mm、俯 角为48°。感知系统采集处理图像的更新频率为0.5 s, 液压调控系统的极限调控时间为0.3 s, 感知系统满足对 行调控的实时性要求。为降低光线干扰,采用遮光处 理。行间除草部件为螺旋刀齿式,作业宽度为20mm, 通过仿形杆与对行执行机构的内滑梁相连接, 使除草部 件能随液压缸推杆伸缩而横向移动, 实现对行控制。具 体实现过程为: 首先, 位移传感器实时反馈液压缸伸缩 量,并将此信号传给LESO,经过LESO的观测,得到液 压缸的实时位移、速度以及加速度(等同于总扰动估 计),然后,将得到的位移与系统给定值(横向偏距) 做差,此差值和液压缸伸缩速度值构成PD控制器,最 后,总扰动对PD控制器输出的控制量进行补偿。其中, 参数辨识的结果为:  $W_0=100$ 、 $W_c=500$ 、 $b_0=0.8$ 。



- 1. 除草部件 2. 横向调节液压缸 3. 感知系统安装架 4. 对行机构 5. 遮
- 1. Weeding components 2. Horizontal adjustment hydraulic cylinder 3. Sensing system installation frame 4. Alignment mechanism 5. Shading cloth

图15 自动对行除草机田间试验

Fig.15 Field test of automatic alignment weeder

# 4.2 试验方法

测试区长200 m, 开始段预留10 m起步区, 以保证

机具进入测区后速度稳定。除草机共有7个除草部件, 除去正中间除草部件,以左侧2个除草部件和右侧2个 除草部件为试验数据获取对象。对行控制的目的是降低 除草部件作业时对稻苗的机械损伤。因此,本文对行控 制性能采用伤苗率进行评价, 伤苗率计算公式为

$$\lambda = \frac{p}{q} \times 100\% \tag{3}$$

式中λ为伤苗率,%;p为稻苗茎秆折断、茎秆压弯及表 皮损伤数量, q为试验测试总稻苗数。

对比试验时,将右侧2个除草部件的仿形杆从对行执 行机构的内滑梁上卸下,安装在外滑梁上,使右侧2个除 草部件不具有自动对行功能。同时, 保证左侧与右侧对 应的2个除草部件在同步移栽的苗带上作业。在相同试验 条件及测试方法下,检验有无对行控制系统的伤苗率。

试验因素如表5所示,其中,调节间距为对行控制 系统执行一次调控所间隔的距离。本试验根据苗带特 点,分别以间隔3、4和5个稻穴距离(穴距15 cm)为 调控间距。行进速度和作业深度根据水田除草机作业要 求及杂草根系范围进行界定。试验结果如表6所示,方 差分析如表7所示。

表5 试验因素及水平

Table 5 Experimental factors and levels

1. 77	行进速度	调节间距	作业深度		
水平 Level	Traveling speed	Adjusting space	Working depth		
Level	$A/(\mathbf{m} \cdot \mathbf{s}^{-1})$	B/cm	C/cm		
1	0.5	60	15		
2	1.0	80	20		
3	1.5	100	25		

表6 正交试验结果

Table 6 Results of orthogonal experiment							
试验号 Test No.	A水平 A level	B水平 B leve	AB	AC	C水平 C level	ВС	伤苗率 Seedling injury rate/%
1	1	1	1	1	1	1	3.61
2	1	2	2	2	2	2	4.12
3	1	3	3	3	3	3	4.56
4	2	1	1	2	2	3	4.49
5	2	2	2	3	3	1	4.20
6	2	3	3	1	1	2	4.25
7	3	1	2	3	1	2	4.04
8	3	2	3	1	2	3	4.82
9	3	3	1	2	3	1	3.61
10	1	1	3	2	3	2	3.60
11	1	2	1	3	1	3	4.70
12	1	3	2	1	2	1	4.79
13	2	1	2	1	3	3	4.43
14	2	2	3	2	1	1	4.45
15	2	3	1	3	2	2	4.15
16	3	1	3	3	2	1	4.69
17	3	2	1	1	3	2	3.75
18	3	3	2	2	1	3	3.60
$\overline{K_1}$	4.127	4.160	4.275				
$\overline{K_2}$	4.328	4.465	4.190				
$\overline{K_3}$	4.623	4.453	4.613				

R

0.497

0.305

0.423

通过表6的极差分析可知,对伤苗率影响最大的因素为行进速度,其次是作业深度,而调节间距的影响最小;综合分析可知,最优作业参数组合为行进速度0.5 m/s,调节间距60 cm,作业深度20 cm,此时伤苗率为3.6%。

表7的方差分析表明,行进速度和作业深度对伤苗率影响显著,交互项对伤苗率影响均不显著。各因素对伤苗率影响由大到小依次是:行进速度>作业深度>调节间距。

表7 方差分析 Table 7 Variance analysis

方差来源 Source of variation	偏差平方和 Sum of squares	自由度 Degree of freedom	均方 Mean square	F值 F value	P值 F value	
A	0.749	2	0.374	8.216	0.026	
В	0.358	2	0.179	3.933	0.094	
AB	0.023	2	0.011	0.249	0.789	
AC	0.041	2	0.021	0.454	0.659	
C	0.602	2	0.301	6.604	0.040	
BC	0.314	2	0.157	3.448	0.115	
误差 Error	0.228	5	0.046			

注: P<0.01 (极显著); 0.01≤P<0.05 (显著); 0.05≤P<0.1 (有影响); P≥0.1 (无影响)。

Note: P<0.01(extremely significance);  $0.01 \le P<0.05$ (high significance);  $0.05 \le P<0.1$ (mild effect); P>0.1(no effect).

由于试验因素及试验条件不同,为了检验该对行系统的作用及作业效果,还需进行有无对行控制系统的对比试验,试验选择8个测试区,以试验所得的最优组合为作业参数,检验有无对行控制系统的伤苗率,对比结果如表8所示。

表8 有无自动对行系统的伤苗率

Table 8 Seedling injury rate with or without automatic alignment

system						%			
	对行系统 Alignment system	1	2	3	4	5	6	7	8
	无 No	17.6	19.7	15.7	27.5	16.7	16.9	15.3	19.2
	有 Yes	3.63	4.75	3.36	4.68	3.35	3.58	4.34	3.87

由表8可知,对行控制系统明显减少了除草部件的伤苗情况,平均伤苗率为3.9%;而没有对行控制系统的平均伤苗率为18.6%。从目前水稻机械除草的伤苗程度看,无对行控制系统的伤苗率高于常规机械除草伤苗率(一般为5%),主要原因在于试验的苗带为非理想的线性状态。但有对行控制系统的伤苗率明显降低,通过试验可知,带有对行控制系统的伤苗主要发生在苗带变化区域,由于本文采用常规螺旋刀齿式除草部件,侧面触土面积较大,横向避苗移动时,易造成土壤在水稻根部侧面堆积使稻苗压弯,后续对除草部件结构优化,有望进一步降低伤苗率。

### 5 结 论

1)设计了一种稻田机械除草对行控制系统,采用

线性自抗扰控制算法对除草部件的作业路径进行实时校 正,实现了除草部件的对行控制。

- 2) 对线性自抗扰控制算法和PID算法进行了控制器设计及仿真比较,仿真结果表明:在加入扰动情况下,线性自抗扰控制系统达到期望的对行调控时间比PID减少0.1 s,且抗干扰性优于PID控制算法,具有一定的鲁棒性。
- 3) 田间试验结果表明,影响伤苗率的主次因素由大到小依此为行进速度、作业深度、调节间距;最优作业参数组合为行进速度0.5 m/s,调节间距60 cm,作业深度为20 cm,此时伤苗率为3.6%;比较试验表明:有对行控制系统的平均伤苗率为3.9%,没有对行系统控制的平均伤苗率为18.6%。

#### [参考文献]

- [1] 马旭,齐龙,梁柏,等.水稻田间机械除草装备与技术研究现状及发展趋势[J].农业工程学报,2011,27(6):162-168.
  - Ma Xu, Qi Long, Liang Bai, et al. Present status and prospects of mechanical weeding equipment and technology in paddy field [J]. Transactions of the Chinese Society of Agricultural Engineering (Transactions of the CSAE), 2011, 27(6): 162–168. (in Chinese with English abstract)
- [2] 张家源,孙卓,王志涛,等.水稻田间机械除草装备与技术现状及发展研究[J].内燃机与配件,2018(15):256-257.
  - Zhang Jiayuan, Sun Zhuo, Wang Zhitao, et al. Present status and prospects of mechanical weeding equipment and technology in paddy field [J]. Internal Combustion Engine Parts, 2018(15): 256—257. (in Chinese with English abstract)
- [3] 王哲, 戎俊, 卢宝荣.杂草稻的发生、危害与我国水稻生产面临的挑战[J].杂草科学, 2015, 33(1):1-9. Wang Zhe, Rong Jun, Lu Baorong. Occurrence and damage of weedy rice and its threats to rice production in China[J]. Weed Science, 2015, 33(1):1-9. (in Chinese with English abstract)
- [4] 马钢, 侯宪东, 张阳阳.农田生态系统杂草生态控制策略研究[J].安徽农业科学, 2018, 46(17): 37—40, 43.

  Ma Gang, Hou Xiandong, Zhang Yangyang. Ecological control strategy research of farmland ecosystem weeds[J]. Journal of Anhui Agricultural Sciences, 2018, 46(17): 37—40, 43. (in Chinese with English abstract)
- [5] 齐月,李俊生,闫冰,等.化学除草剂对农田生态系统野生植物多样性的影响[J].生物多样性,2016,24(2):228-236.
  - Qi Yue, Li Junsheng, Yan Bing, et al. Impact of herbicides on wild plant diversity in agroecosystems[J]. Biodiversity Science, 2016, 24(2): 228 236. (in Chinese with English abstract)
- [6] 王金峰,王金武,闫东伟,等.3SCJ-2型水田行间除草机设计与试验[J].农业机械学报,2017,48(6):71-78,202.

Wang Jinfeng, Wang Jinwu, Yan Dongwei, et al. Design and experiment of 3SCJ-2 type row weeding machine for paddy field[J]. Transactions of the Chinese Society for Agricultural

- Machinery, 2017, 48(6): 71 78, 202. (in Chinese with English abstract)
- [7] Rebich R A, Coupe R H, Turman E M, et al. Herbicide concentrations in the mississippi river basin-the importance of chloroacetanilide herbicide degradates[J]. Science of the Total Environment, 2004, 321(1/2/3): 1—3.
- [8] 白勇, 王晓燕, 胡光, 等.非化学方法在农田杂草防治中的应用[J].农业机械学报, 2007, 33(4): 191—196. Bai Yong, Wang Xiaoyan, Hu Guang, et al. Review of the development in non-chemical weed Management[J]. Transactions of the Chinese Society for Agricultural Machinery, 2007, 33(4): 191—196. (in Chinese with English abstract)
- [9] Gobor Z. Development of a Novel Mechatronic System for Mechanical Weed Control of the Intra-Row Area in Row Crops Based on Detection of Single Plants and Adequate Controlling of the Hoeing Tool in Real-Time[D]. Bonn: University of Bonn, 2007. (in Chinese with English abstract)
- [10] Griepentrog H W, Noerremark M, Nielsen J, et al. Autonomous Inter-Row Hoeing using GPS-based side-shift Control[C]// Agricultural Engineering International: the CIGR Ejournal. Manuscript ATOE, 2007.
- [11] Romeo J, Pajares G, Montalvo M, et al. A new expert system for greenness identification in agricultural images[J]. Expert Systems with Applications, 2013, 40(6): 2275–2286.
- [12] Perez-Ruiz M, Slaughter D C, Gliever C J, et al. Automatic GPS based intra-row weed knife control system for transplanted row crops[J]. Computers and Electronics in Agriculture, 2012, 80: 41—49.
- [13] Nagasaka Y, Saito H, Tamaki K, et al. An autonomous rice transplanter guided by global positioning system and inertial measurement unit[J]. Journal of Field Robotics, 2009, 26(6/ 7): 537-548.
- [14] Bengochea-Guevara J M, Conesa-Muoz J, Andjar D, et al. A fuzzy visual servoing and GPS-based planning to obtain a proper navigation behavior for a small crop-inspection robot[J]. Sensors, 2016, 16(3): 276—299.
- [15] 吕安涛,毛恩荣,宋正河,等.一种拖拉机自动驾驶复合模糊控制方法 [J]. 农业机械学报,2006,37(4):17-20.
  - Lü Antao, Mao Enrong, Song Zhenghe, et al. A complex fuzzy control technique of tractor automatic steering[J]. Transactions of the Chinese Society for Agricultural Machinery, 2006, 37(4): 17 20. (in Chinese with English abstract)
- [16] Chu J, Li H, Cui P, et al. Fuzzy control of AGV based on vision based in path tracking[J]. International Research Journal of Engineering Science, Technology and Innovation, 2013(2): 57-64.
- [17] 汪小旵,鲁伟,陈满,等. 基于改进纯追踪模型的温室采摘运输自动跟随系统 [J]. 农业机械学报, 2016, 47 (12): 8-13.

  Wang Xiaochan, Lu Wei, Chen Man, et al. Automatic following system for greenhouse harvesting transportation

(12): 8-13. (in Chinese with English abstract)

based on adaptive pure pursuit model [J]. Transactions of the Chinese Society for Agricultural Machinery, 2016, 47

- [18] 李逃昌,胡静涛,高雷,等.基于模糊自适应纯追踪模型的农业机械路径跟踪方法[J].农业机械学报,2013,44(1):205-210.
  - Li Taochang, Hu Jingtao, Gao Lei, et al. Agricultural machine path tracking method based on fuzzy adaptive pure pursuit model [J]. Transactions of the Chinese Society for Agricultural Machinery, 2013, 44(1): 205 210. (in Chinese with English abstract)
- [19] 唐小涛,陶建峰,李志腾,等. 自动导航插秧机路径跟踪系统稳定性模糊控制优化方法 [J]. 农业机械学报, 2018, 49(1):29-34.
  Tang Xiaotao, Tao Jianfeng, Li Zhiteng, et al. Fuzzy
  - control optimization method for stability of path tracking system of automatic transplanter [J]. Transactions of the Chinese Society for Agricultural Machinery, 2018, 49(1): 29–34. (in Chinese with English abstract)
- [20] 张闻宇,丁幼春,王雪玲,等. 基于SVR 逆向模型的拖拉机导航纯追踪控制方法 [J]. 农业机械学报,2016,47(1):29-36.
  - Zhang Wenyu, Ding Youchun, Wang Xueling, et al. Pure pursuit control method based on SVR inverse-model for tractornavigation [J]. Transactions of the Chinese Society for Agricultural Machinery, 2016, 47(1): 29 36. (in Chinese with English abstract)
- [21] 李革, 王宇, 郭刘粉, 等. 插秧机导航路径跟踪改进纯追踪算法 [J]. 农业机械学报, 2018, 49(5):21-26. Li Ge, Wang Yu, Guo Liufen, et al. Improved pure pursuit algorithm for rice transplanter path tracking [J]. Transactions of the Chinese Society for Agricultural Machinery, 2018, 49(5):21-26. (in Chinese with English abstract)
- [22] 陈勇,郑加强,郭伟斌,等.除草机器人机械臂运动分析与控制[J].农业机械学报,2007,38(8):105—108. Chen Yong, Zheng Jiaqiang, Guo Weibin, et al. Kinematics analysis and motion control for a weeding robotic arm[J]. Transactions of the Chinese Society for Agricultural Machinery (Transactions of the CSAM), 2007, 38(8):105—108. (in Chinese with English abstract)
- [23] 郭伟斌, 陈勇, 侯学贵, 等. 除草机器人机械臂的逆向求解与控制[J].农业工程学报, 2009, 25(4): 108—112. Guo Weibin, Chen Yong, Hou Xuegui, et al. Inverse kinematics solving and motion control for a weeding robotic arm[J]. Transactions of the Chinese Society of Agricultural Engineering (Transactions of the CSAE), 2009, 25(4): 108—112. (in Chinese with English abstract)
- [24] 胡炼,罗锡文,严乙桉,等.基于爪齿余摆运动的株间机械除草装置研制与试验[J].农业工程学报,2012,28(14):10—16.

  Hu Lian, Luo Xiwen, Yan Yi'an, et al. Development and experiment of intra-row mechanical weeding device based on trochoid motion of claw tooth[J]. Transactions of the Chinese Society of Agricultural Engineering (Transactions of the CSAE), 2012, 28(14): 10—16. (in Chinese with English
- [25] 胡炼,罗锡文,张智刚,等.基于余摆运动的株间机械除草爪齿避苗控制算法[J].农业工程学报,2012,28(23):12-18.

abstract)

Hu Lian, Luo Xiwen, Zhang Zhigang, et al. Control algorithm for intra-row weeding claw device based on trochoidal motion[J]. Transactions of the Chinese Society of Agricultural Engineering (Transactions of the CSAE), 2012, 28(23): 12—18. (in Chinese with English abstract)

[26] 蒋郁,崔宏伟,区颖刚,等.基于茎基部分区边缘拟合的稻株定位方法[J].农业机械学报,2017,48(6):23-31,49.

Jiang Yu, Cui Hongwei, Ou Yinggang, et al. Positioning method of rice seedlings based on edge fitting in separated region of stem base[J]. Transactions of the Chinese Society for Agricultural Machinery, 2017, 48(6): 23 - 31, 49. (in

Chinese with English abstract)

- [27] Hague T, Tillett N D. A bandpass filter-based approach to crop row location and tracking[J]. Mechatronics, 2001, 11(1): 1-12.
- [28] 袁东,马晓军,曾庆含,等.二阶系统线性自抗扰控制器 频带特性与参数配置研究[J].控制理论与应用,2013,30 (12):1630-1640.

Yuan Dong, Ma Xiaojun, Zeng Qinghan, et al. Research on frequency band characteristics and parameters configuration of linear active disturbance rejection control for second-order systems[J]. Control Theory & Applications, 2013, 30(12): 1630—1640. (in Chinese with English abstract)

# Design and experiment of control system for weeding alignment in rice field based on linear active disturbance rejection control

Chen Xueshen<sup>1</sup>, Fang Guijin<sup>1</sup>, Ma Xu<sup>1\*</sup>, Jiang Yu<sup>2</sup>, Qi Long<sup>1</sup>, Huang Zhujian<sup>1</sup>

(1. College of Engineering, South China Agricultural University, Guangzhou 510642, China; 2. Modern Educational Technology Center, South China Agricultural University, Guangzhou 510642, China)

Abstract: Rice is one of the major food crops in the world, weeds are one of the main reasons for the decrease of rice yield and quality. In traditional agriculture, the main weeding method is to use herbicides, which would not only cause environment pollution, but also cause weed resistance. At present, mechanical weeding, as a green weeding method, is a new technology, because of the possibility of seedlings injury, it is still in the development stage. In order to avoid seedlings, there is a lag between the adjustment of weeding components and the movement of fuselage. During the rectification period, the weeding components will inevitably cause damage to rice seedlings. Therefore, it is necessary and urgent to realize intelligent seedling avoidance control technology by perceiving the curvature degree of rice rows, differentiating the operation path of weeding components. To reduce the seeding injury rate of mechanical weeding, on the basis of obtaining the information of rice seedling belt, a control system for weeding alignment in rice field based on linear active disturbance rejection control is designed in this paper. Row alignment technique is a method to control the deviation of weeding component on the operation path. By using the structure of inner and outer sliding beams, the weeding component can avoid seedling and control weeding in the working path through the row alignment mechanism. A hydraulic control system is proposed and simulation is carried out by combining Amesim with Matlab. The simulation platform of hydraulic control system is constructed, and the controller is designed. The simulation comparison between the linear active disturbance rejection control (LADRC) algorithm and PID algorithm is carried out. The results of simulation show that the line alignment time of LADRC system is 0.1s less than that of PID system, and in the case of disturbance, the anti-interference of LADRC is better than PID control algorithm and has certain robustness. To verify the actual performance of the LADRC, field experiments are carried out. The results show that the traveling speed and working depth have a significant impact on the seeding injury rate, and the adjusting space has a mild impact. The optimal working parameters combination is that the traveling speed is 0.5 m/s, the adjustment space is 60 mm, the working depth is 20 mm,, and the seeding injury rate is 3.6%. As the performance comparison experiment shown, the average seeding injury rate with alignment control system is 3.9%, while the average seeding injury rate without alignment control system is 18.6%. The system can meet the requirements of mechanical weeding control, and can provide references for the precise control problems in paddy field environment.

**Keywords:** agricultural machinery; automation; rice; mechanical weeding; row alignment control; linear active disturbance rejection control