doi:10.6041/j.issn.1000-1298.2019.09.016

# 低位铺放双重缓冲马铃薯收获机设计与试验

魏忠彩1 李洪文1 苏国粱2,3 孙传祝3,4 刘文政1 李学强3,5

(1.中国农业大学工学院,北京 100083; 2.山东理工大学农业工程与食品科学学院,淄博 255091;
3.山东省马铃薯生产装备智能化工程技术研究中心,德州 253600; 4.山东理工大学机械工程学院,淄博 255091;
5.山东希成农业机械科技有限公司,德州 253600)

摘要:针对现有马铃薯收获机分离效果不理想、铺放环节防损减损能力弱、伤薯率和破皮率较高等问题,结合国内 北方地区马铃薯种植农艺,采用"振动输送分离+双重缓冲减速+低位铺放减损"的薯-土-杂分离工艺,设计了一 种低位铺放双重缓冲减损马铃薯收获机,主要由挖掘装置、仿形松土限深装置、低位铺放输送分离装置、2级振动装 置、切土切蔓装置、双重缓冲帘、平土压实装置等部分组成。在阐述总体结构及工作原理基础上,建立薯块运动模 型,确定关键部件参数。薯土分离阶段分为振动输送分离段和低位铺放缓冲分离段,以在满足高效分离的同时降 低破皮率;优化改进后的仿形松土限深轮,作用在薯垄内部薯块上的挤压力相对减小,即达到薯土松离效果的同时 降低伤薯率;平土压实装置,可有效避免薯块被挖掘分离后被再次掩埋,利于捡拾且提高明薯率。台架试验利用碰 撞检测技术,分析低位铺放环节的碰撞冲击特征,以揭示缓冲帘减损机理。试验结果表明,在收获速度为 0.88、 1.16 m/s 时,纯作业时间生产率分别为 0.41、0.54 hm<sup>2</sup>/h,伤薯率分别为 1.03% 和 0.84%,破皮率分别为 1.52% 和 0.95%,各项性能指标均满足相关标准的要求。

关键词:马铃薯; 收获机; 低位铺放; 双重缓冲

中图分类号: S225.7 文献标识码: A 文章编号: 1000-1298(2019)09-0140-13

# Design and Experiment of Potato Harvester Using Double Cushions for Low Laying Separation Technology

WEI Zhongcai<sup>1</sup> LI Hongwen<sup>1</sup> SU Guoliang<sup>2,3</sup> SUN Chuanzhu<sup>3,4</sup> LIU Wenzheng<sup>1</sup> LI Xueqiang<sup>3,5</sup>

(1. College of Engineering, China Agricultural University, Beijing 100083, China

2. School of Agricultural Engineering and Food Science, Shandong University of Technology, Zibo 255091, China

3. Shandong Provincial Intelligent Engineering and Technology Research Center for Potato Production Equipment, Dezhou 253600, China

4. School of Mechanical Engineering, Shandong University of Technology, Zibo 255091, China

5. Shandong Xicheng Agricultural Machinery Science and Technology Co., Ltd., Dezhou 253600, China)

Abstract: To reduce the losses of bruising and damage, an appropriate available potato-soil separation technology is essential during the potato harvesting process. Combined with the agronomic techniques of potato cultivation in the north of China, a potato harvester with double cushions at low position laying stage was designed, which was developed with the potato-soil-impurity separation technology of vibration separation, double cushions, and low position laying. The harvester was mainly composed of excavating device, soil loosening and depth limiting device, low position laying and separation device, 2-level vibration device, soil cutting and seedlings cutting device, double cushions, soil compacting and flatting device and other parts. The kinetic models were established at the low position laying stage, and structural parameters of primary components were determined. The potato-soil separation device was divided into vibration stages and low position laying separation stage with double cushions, to improve the harvesting efficiency and reduce the harvesting losses. The loosening and depth limiting device was improved to reduce the bruising and damage. Simultaneously, the soil compacting device

收稿日期:2019-07-08 修回日期:2019-07-25

基金项目:山东省重大科技创新工程项目(2017CXGC0219)、山东省泰山产业领军人才工程高效生态农业创新类项目(LJNY201615)、 国家重点研发计划项目(2016YFD0701603-02)和山东省农机化装备研发创新项目(2016YF034)

作者简介:魏忠彩(1990—),男,博士生,主要从事现代农业装备与计算机测控技术研究,E-mail:weizc2011sdut@163.com 通信作者:李洪文(1968—),男,教授,博士生导师,主要从事现代农业装备与计算机测控技术研究,E-mail:lhwen@cau.edu.cn

could effectively prevent potatoes from being buried by soil again after being excavated and separated, which was conducive to picking up and improving the average exposing rate. By impact recording technology, the impact characteristics of potatoes were analyzed at low position laying segment. It was shown that by the test results, the productivity was  $0.41 \text{ hm}^2/\text{h}$  and  $0.54 \text{ hm}^2/\text{h}$ , the damage rate was 1.03% and 0.84%, and the bruising rate was 1.52% and 0.95% at harvesting speed of 0.88 m/s and 1.16 m/s, respectively. It was noteworthy that the performance indexes met the relevant standards. The research result provided a reference for further study on reducing the potato-soil separation losses to minimum and the optimization and the improvement of separation technology.

Key words: potato; harvester; low position laying; double cushions

# 0 引言

马铃薯机械化收获过程涉及到土壤-机器-作物 之间的相互作用[1-3],兼顾高效分离和防损减损的 控制措施,一般采用凹凸式杆条分离、振动与波浪分 离、摆抖分离、多段分离、杆条加装橡胶保护套等分 离方式<sup>[4-7]</sup>,以及侧向铺放和缓冲筛铺放等铺放方 式[8-10],分离方式及铺放方式的选择均影响着薯土 混合物的运动轨迹、分离效果及收获品质<sup>[11]</sup>。杆条 加装橡胶保护套方式可减小薯块与杆条的碰撞力, 增大摩擦因数,使薯块处于相对稳定状态,有效避免 不必要的"翻滚"和"回流";多段分离在不同分离阶 段采取适宜的分离方式,有利于降低破皮率和伤薯 率<sup>[5]</sup>。对于杆条式分离筛,改善分离效率的有效措 施是施加振动,适当的振动可使薯土混合物松散、均 匀地分布在筛面上,频繁承受着冲击、摩擦和惯性力 作用,以便于土块破碎和分散分离<sup>[12-13]</sup>。在振动分 离阶段,控制不同收获工况下的薯土比例,避免薯-薯、薯-土、薯-石、薯-杆条之间过大的碰撞冲击,是 实现减损防损的关键措施<sup>[14-15]</sup>。

收获过程中薯块的损伤形式一般包括跌落损 伤、振动损伤和挤压损伤等<sup>[12]</sup>。马铃薯收获机的破 皮率和伤薯率等性能评价指标主要与土壤类型、种 植品种、跌落高度、碰撞接触物体类型、碰撞次数、碰 撞加速度峰值、碰撞的速度变化值以及碰撞时薯块 的表面特性有关<sup>[16-18]</sup>,同时也受到挖掘土量、分离 筛运行速度、振动参数以及秧蔓的处理效果等多方 面因素影响<sup>[19-21]</sup>。交错缠绕呈团状的秧蔓等在分 离过程中易缠绕于杆条而难以分离,且易导致机具 壅堵,分离负荷增大,作业顺畅性欠佳;贴覆于地表 生长的秧蔓影响着机械化杀秧效果,从而制约后续 的薯、土、杂分离效果<sup>[22]</sup>;而杀秧时间长、留茬长度 小、枯萎变软、呈长条状的秧蔓较易透筛。铺放环节 跌落过程中,向后抛落的薯块跌落在已经平铺于地 表的薯块上,较大的冲击能量使得薯块较易产生切 线擦伤及内部损伤等,若在同等跌落高度下直接跌 落于松软的地表,则伤薯破皮现象明显减轻<sup>[23-24]</sup>。

为提高分离效率和明薯率,一般采用延长分离 行程、增大分离筛倾斜角度等措施,现有马铃薯分段 收获机分离筛末端铺放环节薯块的跌落高度过大, 且完成薯土分离后的薯块未经减速而直接从分离筛 末端抛落,这是导致整个收获环节伤薯率和破皮率 较高的主要原因。鉴于上述问题,结合前期研究成 果及薯农的收获作业减损防损需求<sup>[25]</sup>,基于缓冲减 速、减损的思路,设计一种低位铺放双重缓冲马铃薯 收获机,在阐述机具结构特点及工作原理的基础上, 通过建立薯块运动模型对薯块在输送分离过程中的 碰撞特性进行分析,确定关键部件的结构参数,并进 行田间试验。

# 1 总体结构与工作原理

# 1.1 结构组成及薯土分离技术特点

#### 1.1.1 总体结构

结合国内马铃薯主产区较为普遍的垄作种植模 式和减损防损现实需求,低位铺放双重缓冲马铃薯 收获机为双垄作业,主要由挖掘装置、仿形松土限深 装置、切土切蔓装置、2级振动调整装置、双重缓冲 帘、平土压实装置以及低位铺放输送分离装置等组 成(如图1所示)。该收获机通过悬挂装置挂接于 拖拉机后部,可实现切土切蔓、松土限深、2级振动 分离、垄行压实整平、双重缓冲减速以及低位铺放输 送分离等作业,其作业幅宽为1650 mm。

挖掘装置主要由挖掘铲、铲架、铲翼和入土角度 调整装置组成<sup>[5]</sup>,收获过程中,挖掘铲可将马铃薯 连同土壤整幅宽挖起,并输送至分离筛始端,铲翼可 以防止石块等硬物损坏分离筛。仿形松土限深装置 用来控制和调节挖掘铲的挖掘深度,并且使薯土疏 松,利于后续薯土分离<sup>[5]</sup>。切土切蔓装置的圆盘刀 无动力驱动,靠摩擦力运转,可限制挖掘宽度,主要 用来将沿薯垄两侧的地表及杂草切开,以利于挖掘 装置的挖掘,同时防止两侧的茎蔓、杂草等缠绕堵 塞。分离筛由橡胶齿驱动轴驱动,橡胶齿驱动轮与 分离筛杆条啮合良好,且耐磨损、可靠性高。振动装 置可给分离筛施加一定振幅和频率的抖动,以提高





 Fig. 1
 Structural diagrams of potato harvester

 1. 悬挂装置
 2. 固定座
 3. 仿形松土限深装置
 4. 切土切蔓装

 置
 5. 挖掘装置
 6. 分离筛
 7. 平土压实装置
 8. 变速箱
 9. 地

 轮
 10. 缓冲帘 I
 11. 缓冲帘 II
 12. 集薯聚拢装置

薯块与土壤的分离能力。平土压实装置的刮土板将 挖掘后的地表刮平,随后镇压轮将土壤压实,以便完 成薯、土、秧分离后的薯块低位铺放于收获机后方, 彻底杜绝薯块被"二次"掩埋现象的发生,有效提高 了明薯率。

薯土分离装置的末端采用低位铺放和双重缓冲 技术(如图2、3所示),其低位布置方式大大降低了 马铃薯的跌落高度,减少跌落过程中的碰撞作用力; 双重缓冲采用橡胶板构成的缓冲帘铅垂向下布置在机 具两侧壁上(如图2a所示),实现薯块的缓冲降速铺 放,以最大限度降低收获过程中的伤薯率和破皮率。



图 2 低位铺放双重缓冲结构简图



conveying and separating device for low position laying 1. 分离筛 2. 缓冲帘 I 3. 缓冲帘 II 4. 挡薯板 5. 集薯板 6. 固定板 7. 固定套筒 8. 下调整板 9. 上调整板 10. 回转套 筒 11. 连接板

分离筛末端两侧设有集薯聚拢装置(如图 2b 所示),以将薯块聚拢铺放于地表,便于后续的人工 捡拾,且聚拢宽度可调。集薯聚拢装置主要由连接 板、回转套筒、上下调整板和集薯板等组成,通过调整上、下调整板所处卡槽位置来实现集薯聚拢宽度的调整,通过改变回转套筒的高低位置可以适当调整集薯板相对于分离筛筛面之间的距离。调研发现,集薯聚拢宽度在900~1100 mm 之间时,薯块铺放分散,可有效减轻薯块的多次碰撞冲击。



图 3 低位铺放双重缓冲输送分离装置原理图 Fig. 3 Schematic of two-stage buffer conveying and separating device for low position laying

1. 换向胶轮 2. 一级振动装置 3. 一级支撑胶轮 4. 二级振动装置 5. 二级支撑胶轮 6. 橡胶齿驱动轴 I 7. 支撑滚筒 8. 橡胶齿驱动轴 I 9. 分离筛 10. 缓冲帘 I 11. 缓冲帘 II

马铃薯收获机的动力传递路线如图 4 所示。与 拖拉机动力输出轴连接的传动轴将动力传递给可双 向传递动力的变速箱,变速箱的一条输出轴经链传 动传递给振动轴 Ⅱ,另一条输出轴上双链轮的一个 链轮经链传动传递给振动轴 Ⅱ,双链轮的另一链轮 经链传动依次等速传递给橡胶齿驱动轴 I 和橡胶齿 驱动轴 Ⅱ。橡胶齿驱动轴 Ⅱ位于橡胶齿驱动轴 I 的 高下方,以最大限度地降低橡胶齿驱动轴 Ⅱ的离地 高度,实现分离筛的低位铺放输送分离。



图 4 马铃薯收获机动力传递路线

Fig. 4 Power transfer route of potato harvester
1. 振动轴Ⅰ 2. 传动轴 3. 变速箱 4. 振动轴Ⅱ 5. 橡胶齿驱动轴Ⅰ 动轴Ⅰ 6. 橡胶齿驱动轴Ⅱ

#### 1.1.2 薯土分离技术特点

实际收获作业过程中,随着薯土比例的逐渐增 大,马铃薯在分离筛末端逐渐失去了土壤的缓冲保 护作用,其接触界面由松软"土壤"逐渐转变为刚性 "杆条",薯−薯、薯−杆条之间的碰撞冲击导致其切 线擦伤较为严重。采用振动输送分离+双重缓冲减 速+低位铺放输送分离的薯土杂分离形式,其优势 为: (1)双重缓冲减速分离:分离筛末端利用双重 缓冲帘的缓冲阻挡作用,减缓了马铃薯跌落分离阶 段的运行速度,从而减轻了跌落冲击程度,以最大限 度地将伤薯率和破皮率控制在适宜范围内。

(2)低位铺放输送分离:采用橡胶齿驱动轴 II 低位布置结构,在充分利用分离前期较大的分离筛 倾角提高分离效果的同时,最大限度地降低马铃薯 的跌落高度,以进一步提高收获品质。

(3)集薯宽度可调,分散铺放:根据马铃薯产量 以及收获后用途的不同,可灵活调整分离筛末端的 集薯聚拢宽度,以实现分散铺放,减少薯块碰撞次 数,进一步减轻马铃薯之间的碰撞损伤。

(4)平土压实"定位"铺放:由于收获后的地表 较为松软,采用平土压实装置对收获后的地表进行 刮平压实后,可避免因薯块侧流而导致的碾压性损 伤,在提高明薯率同时更有利于后续捡拾。

#### 1.2 工作原理及主要技术参数

田间作业时,收获机悬挂于拖拉机后方,呈对称 结构的双仿形限深轮对应附着于两薯垄上方,以松 离薯土、利于后续的薯土分离;切土切蔓装置把生 长、附着在薯垄两侧的秧蔓和杂草切断,避免分离环 节秧蔓缠绕影响机具的可靠性;挖掘装置将薯垄整 体挖掘起来,并输送至分离筛始端;薯土混合物随着 分离筛向后运行的同时,小于杆条间隙的碎土逐渐 透过分离筛筛面,完成薯土分离的薯块则经双重缓 冲减速、低位铺放以及集薯聚拢装置的聚拢作用而 输送至经平土压实装置刮平压实后的地表。

根据国内北方地区马铃薯主产区的种植农艺和 垄作特点,低位铺放双重缓冲马铃薯收获机的主要 技术参数如表1所示。

-	-
技术参数	数值
整机尺寸(长×宽×高)/(mm×mm×mm)	5 595 × 2 610 × 1 625
整机质量/kg	2 447
配套动力/kW	92 ~118
收获垄数	2
作业幅宽/mm	1 650
适应垄宽/mm	≤700
挖掘深度/mm	150 ~ 300
纯工作时间生产率/(hm <sup>2</sup> ·h <sup>-1</sup> )	0.32~0.55
分离筛两相邻杆条中心距/mm	45

#### 表1 马铃薯收获机主要技术参数

#### Tab.1 Main technical parameters of potato harvester

# 2 关键部件设计与参数确定

## 2.1 低位铺放双重缓冲分离装置

2.1.1 结构设计

低位铺放双重缓冲输送分离装置主要由分离

筛、一级振动装置、一级支撑胶轮、二级振动装置、缓 冲帝Ⅰ和缓冲帘Ⅱ等组成(如图3所示)。图3中A 段为振动输送分离段(如图5所示),B段为低位铺 放输送分离段。将分离筛末端设计成"低位铺放" 形式,同时配有双重缓冲帘,以尽可能降低跌落高度 和减缓跌落阶段的薯块运行线速度,以减轻对薯块 的损伤。



图 5 振动输送分离段局部结构图 Fig. 5 Local structure diagram of vibration conveying

separation stage

1. 一级振动装置 2. 一级支撑胶轮 3. 分离筛

# 2.1.2 低位铺放运动特征分析

将低位铺放输送分离段划分为一级缓冲段和二 级缓冲段,即分离筛位于二级振动装置与缓冲帘 I 之间时视作一级缓冲段,位于缓冲帘 I 和缓冲帘 II 之间时视作二级缓冲段。缓冲帘由横向排列的橡胶 板组成,单块橡胶板的力学性能直接影响输送分离 和缓冲减损效果。为便于分析,根据薯块与缓冲帘 I 和缓冲帘 II 的相对位置定义为未接触、刚接触、顶 起和离开4个关键状态,其运动特征分析如图6所 示。铅垂布置的单块橡胶板的约束状态视为上端固 定、下端自由,且橡胶板下端受到薯土混合物在分离 筛带动作用下产生的斜抛载荷作用。



图 6 低位铺放段运动特征分析

Fig. 6 Motion analysis of low position laying stage
1. 橡胶齿驱动轴 I 2. 缓冲帘 I 3. 马铃薯 4. 支撑滚筒 5. 橡胶齿驱动轴 I 6. 缓冲帘 II

由于缓冲帘 I 后方分离筛的倾斜角度由"平输送"向"斜向下输送"状态转变, 薯群接触到缓冲帘 I 时, 在分离筛带动作用力下, 薯群对缓冲帘 I 施加 一定作用力, 从而使缓冲帘 I 的下部产生向后的柔 性弯曲形变, 薯块从缓冲帘 I 下方通过。薯群通过 缓冲帘 I 向后运行至缓冲帘 II 时, 翻滚甚至弹跳的 薯群迫使缓冲帘 II 也产生向后的柔性形变, 确保通 过后的薯块铺放至地表。在此过程中,薯块经历了 两次与橡胶板接触,其运行速度大大降低,因此有效 减轻了薯块直接跌落至分离筛杆条或快速跌落至地 表时所造成的切线擦伤或跌落损伤。

2.1.3 低位铺放段相关参数的确定

马铃薯的跌落高度越大,薯块的碰撞恢复系数 越小,跌落过程势能转换成的动能越大,薯块的变形 量越大<sup>[13]</sup>。薯块的跌落冲击存在着跌落损伤临界 高度,即仅当跌落高度大于其损伤临界高度时,瞬时 高速的跌落冲击易导致薯块产生切线擦伤和内部损 伤等形式的损伤<sup>[26]</sup>。所以,跌落高度对马铃薯收获 机分离装置的设计尤为关键,低位铺放段跌落过程 分析如图 7 所示。



Fig. 7 Motion analysis of potatoes during dropping process at low position laying stage

由于分离筛在振动输送分离段具有一定的倾斜 角度,故分离筛运行迫使低位铺放环节的薯块产生 斜抛运动,其薯块运动模型可简化为平面的抛物线 运动,薯块在一级缓冲段的运动方程为

$$l_{sd1} = v_{g1} t_{sd1} \cos\alpha = n_{g1} \pi d_{g1} t_{sd1} \cos\alpha / 60 \qquad (1)$$

 $h_{sd1} = v_{g1}t_{sd1}\sin\alpha - 0.5gt_{sd1}^2 = n_{g1}\pi d_{g1}t_{sd1}\sin\alpha/60 - 0.5gt_{sd1}^2$ (2)

$$t_{sd1} = \frac{\pi n_{g1} d_{g1} \sin \alpha + \sqrt{\pi^2 n_{g1}^2 d_{g1}^2 \sin^2 \alpha + 2gh_{sd1}}}{g}$$
(3)

式中 *l<sub>sd1</sub>* 薯块一级缓冲段水平方向位移,m *t<sub>sd1</sub>* 薯块自分离筛至缓冲帘 II 跌落用时,s *h<sub>sd1</sub>* 薯块自分离筛至缓冲帘 II 跌落高度,m *v<sub>g1</sub>* 橡胶齿驱动轴 I 运行线速度,m/s *n<sub>g1</sub>* 橡胶齿驱动轴 I 转速,r/min *d<sub>g1</sub>* 橡胶齿驱动轴 I 分度圆直径,m α—振动分离段分离筛倾角,(°)

分离筛低位铺放段的倾角 β 一定时, 薯块经过 缓冲帘 II 后由分离筛跌落至地表的运动方程为

$$l_{sd2} = v_{g2} t_{sd2} \sin\beta = n_{g2} \pi d_{g2} t_{sd2} \sin\beta/60 \qquad (4)$$

$$h_{sd2} = v_{g2} t_{sd2} \cos\beta - 0.5gt_{sd2}^2 = n_{g2} \pi d_{g2} t_{sd2} \cos\beta/60 - 0.5gt_{sd2}^2 \qquad (5)$$

$$t_{sd2} = \frac{\pi n_{g2} d_{g2} \cos\beta + \sqrt{\pi^2 n_{g2}^2 d_{g2}^2 \cos^2\beta + 2g h_{sd2}}}{g} \quad (6)$$
$$\tan\beta = h_{dg} / l_{dg} \quad (7)$$

本设计在橡胶齿驱动轴 I 正上方的最高点布置 缓冲帘 I,旨在减小抛物线行程,有利于"剧烈跳 动"向"低幅跳动"过渡,最大限度地减轻马铃薯的 损伤,达到缓冲减损的目的<sup>[27]</sup>。另外,缓冲帘 II 的 布置位置也至关重要,即缓冲帘 II 靠前则后端的跌 落高度过大,反之则薯块易直接撞击在杆条上,起不 到缓冲保护减损的作用。分析可知,若分离筛的运 行速度过慢,薯块在水平方向上的位移过小,则薯块 在缓冲帘 I 和缓冲帘 II 之间有可能会跌落至分离筛 杆条上,这会在一定程度上增加切线擦伤和碰撞伤 薯的概率。反之,薯块在水平方向上的斜抛行程过 大,则薯块由缓冲帘 II 跌落至分离筛后抛出的行程 将增大,这会在一定程度上增加薯块冲击损伤的概 率。

为保证良好的低位铺放输送分离和缓冲减损效 果,以式(1)~(7)理论计算为基础,结合实际的分 离筛运行线速度一般在 1.2~2.0 m/s 之间<sup>[14,28]</sup>,根 据常见马铃薯的三轴尺寸,选择缓冲帘 I 由 10 块厚 度为3 mm、长度为500 mm、宽度为165 mm的工业 橡胶板横向排列,缓冲帘Ⅱ由10块厚度为3mm、长 度为770 mm、宽度为165 mm的橡胶板横向排列,且 两缓冲帘之间的纵向间距为 290 mm。选取的橡胶 齿驱动轴Ⅰ中心与橡胶齿驱动轴Ⅱ中心之间的水平 距离为425 mm、垂直距离为410 mm,选取低位铺放 段分离筛倾角 β 为 45°。缓冲帘的安装位置如图 8 所示。缓冲帝 I 由前到后的安装位置依次记作 A、 B,C,D,其间距为 50 mm,其中位置 C 为分离筛在橡 胶齿驱动轴Ⅰ正上方的最高点,缓冲帘Ⅱ由前到后 的安装位置依次记作 E 和 F,其间距为80 mm,即在 双重缓冲条件下,两缓冲帘的最小间距为240 mm、 最大间距为 470 mm。

## 2.2 仿形松土限深装置改进与分析

收获前,薯垄土壤长时间未被扰动而易结块,土 壤状态和挖掘深度均影响后续薯土分离效率和收获 品质<sup>[5]</sup>。薯垄受压过大时,薯垄凹陷严重,薯块相



Fig. 8 Schematic of installation location of cushions

互挤压,易导致薯块破皮甚至损伤;反之,薯土松离效果不明显,影响后续薯土分离效果。因此,要求该装置能够根据收获工况调整松土效果,以提高机具适用性。本文设计的仿形松土限深装置如图9所示,主要由调整手柄、吊架、仿形松土限深轮、螺杆、限位圈、支撑板、悬挂架和调整板等组成。



图 9 仿形松土限深装置

Fig. 9 Copying device of soil loosening and depth limiting
1. 横梁 2. 调整手柄 3. 吊架 4. 悬挂架 5. 支撑板 6. 螺杆
7. 限位圈 8. 清土板 9. 松土限深轮

仿形松土限深装置安装在收获机前端的横梁 上,可方便调整行距,以提高收获机对不同种植模式 的适应性,通过旋转调整手柄即可控制挖掘深度。 松土限深轮(如图 10 所示)由锥台与圆柱体两段组 成,可实现仿垄形全方位的松土效果,即达到松离垄 顶和垄侧土壤目的。





现有松土限深轮的锥台与圆柱体两段为焊接结构(如图 10a 所示), 仿形效果较差, 从而松土效果不够理想。改进后采用圆角"平滑过渡"结构(如

图 10b 所示),不仅降低了伤薯现象,并且可减轻对 裸露于薯垄表面薯块的受压损伤。另外,由于北方 风沙较大易吹去薯垄表面土壤,收获季部分薯块裸 露于薯垄表面易产生"青头",并增大了薯垄尺寸。 因此,松土限深轮的两侧"锥台"之间形成的夹角由 82°改为100°,是建立在种植农艺条件下的垄形尺 寸基础上,既达到"仿垄形"松土限深的效果,同时 又减少施加于薯垄两侧薯块的作用力。

土壤含水率较高时,松土限深轮易压实薯垄土 壤,不利于薯土分离,一般施加于松土限深轮上的较 佳载荷为2940~5580 N<sup>[28]</sup>。研究表明,松土限深 轮的直径影响着松土限深轮与薯垄之间的载荷大小 及薯土松离效果,松土限深轮直径越小,作业过程中 越容易产生滑移和粘土现象,因此松土效果越差;反 之,则松土效果越好。但是,直径超过400 mm 时机 具空间布局受限,导致挖掘深度调整不便,同时还导 致自身重量过大,改进后的松土限深轮直径的 力,使得与薯垄表面的接触区域变大,施加于薯垄内 部薯块之间的压力相对减小,在达到薯土松离目的 的同时,可减轻薯块的挤压损伤。

#### 2.3 平土压实装置设计与分析

结合马铃薯收获现场调研及种植户收获需求, 为避免分离后的薯块落入松软土壤或两侧垄沟而再 次掩埋甚至损伤,按照"先平土、后压实"的思路,设 计的平土压实装置主要由镇压轮、液压缸、张紧装 置、固定轴和刮土板等组成(如图 11 所示)。该装 置由液压缸控制升降,张紧装置用于调整平土板的 相对高度。当镇压轮压着石块等凸起物时,镇压轮 由于抬高而通过支撑臂使得张紧装置拉长,因此越 过凸起物之后张紧装置将使其迅速回位,并迫使镇 压轮对地面始终保持设定的压力,以保证为完成分



图 11 平土压实装置结构简图 Fig. 11 Structure diagram of soil compacting and flatting device

 1.液压缸 2.支撑臂 3.固定轴 4.镇压轮 5.平土板 6.张 紧装置 7.刮土板 离后的薯块提供压实整平的地表。对收获后的松软 地表进行实时平土和镇压,在提高明薯率的同时还 可提高捡拾效率。

增设平土压实装置前后作业效果对比如图 12 所示,增设平土压实装置后,薯块集薯铺放于地表的 分布区域相对减小,薯块翻滚到轮胎压实区域的概 率大大降低,有利于收获作业过程中的减损控制。 实际作业前,可根据不同的收获工况调整平土板高 度,控制张紧装置通过镇压轮施加于地面的作用力, 以保证平土压实效果。在初步试验和结合薯农需求 的基础上,平土板采用"V"形结构,2个平土板之间 呈 80°夹角,平土板高度为 70 mm。





镇压轮施加在收获作业后地表的载荷对压实整 平效果有着直接影响。由于收获后地表比较松软, 镇压轮的下陷量可简化为<sup>[29]</sup>

$$H_{x} = \frac{6Q}{5KBd_{d}^{1/2}}$$
(8)

其中

式中 H<sub>x</sub>——镇压轮的下陷量,m

Q----施加在镇压轮上的总载荷,N

 $K = \alpha_0 (1 + 0.27B)$ 

K——土壤特性系数

α<sub>0</sub>——与土壤性质有关的参数

B-----镇压轮宽度,m

d<sub>d</sub>——镇压轮直径,m

对于挖掘收获后的松软地表,土壤特性相关参数取为 $\alpha_0$ =1.01。镇压轮与地表接触示意图如图13所示,镇压轮与地表的接触面积为

lo.o.——镇压轮与地面接触弧长, cm

在上述计算分析的基础上,从种植农艺和薯农 的实际需求考虑,薯块铺放在较为分散的区域内时 有利于减损,因此在保证铺放区域不进入两侧轮胎 压实区域的前提下,镇压轮应尽可能长一些,并与地 轮之间留有合适的间隙,以确保镇压轮与地轮互不 干涉。





#### 3 试验设计与结果分析

#### 3.1 种植农艺

国内北方地区马铃薯一般采用的机械化种植模 式如图 14 所示。2018 年翻耕,于 2019 年 3 月上旬 起垄,机械化种植,单垄单行,种植品种为希森 3 号, 中耕培土覆垄后的垄形参数为:垄间距 900 mm,垄 周长 900 mm,垄宽 500 mm,垄顶宽度为 400 mm、垄 底宽度为 700 mm、垄高 250 mm,株距 250 mm。



图 14 国内北方地区马铃薯机械化种植模式 Fig. 14 Mechanized potato planting model in North China

#### 3.2 试验条件

田间试验在山东省德州市乐陵市山东希成农业 机械科技有限公司试验田进行,2019年3月上旬机 械化播种作业,单垄单行种植。试验前7d机械化杀 秧,以使薯皮充分木栓化,留取秧茬高度80~100mm。 测得薯垄土壤含水率9.67%~11.25%不等,土壤 容重1.06g/cm<sup>3</sup>。土壤0~15 cm和15~30 cm深度 范围内的平均土壤紧实度分别为327.16 kPa和 941.31 kPa。

试验设备有约翰迪尔 1204 型拖拉机、自制的变频调速驱动装置、NP - 501 型电子天平、美国 Teachmark 公司生产的碰撞检测装置(IRD)、8203 型钢卷尺、米尺和 PS - 930 型秒表。田间试验现场 如图 15 所示。

#### 3.3 试验方法

收获机作业性能试验分为台架试验和田间试验 两部分,其中台架试验利用马铃薯碰撞检测装置



(如图16所示),分析薯块在收获过程中所承受的 机械冲击特征,从碰撞检测角度来揭示缓冲帘减损 机理,分析缓冲帘的布置对低位铺放减损效果的影 响,明确薯块碰撞特征与缓冲帘布置形式之间的关 系。低位铺放段土壤的透筛已基本完成,将检测球 置于低位铺放段的起始位置采集碰撞信息,能够反 映正常收获时该阶段的碰撞特征。



图 16 马铃薯碰撞检测装置 Fig. 16 Potato impact recording device 1.数据线 2.计算机 3.移动电源 4.通讯装置 5.碰撞检测球

将装有缓冲垫的接料箱置于分离筛末端,依据 试验方案和试验参数布置缓冲帘(如图 17 所示)之 后启动分离筛:利用碰撞检测球获取薯块在低位铺 放阶段的碰撞特征,本文获取的临界碰撞加速度阈 值为20g,每组试验进行3次。首先将碰撞检测球 置于低位铺放段的起始位置,使其在分离筛杆条带 动作用下跌落至缓冲垫上,采集低位铺放段的碰撞 加速度、速度变化值等碰撞特征信息;待碰撞检测球 从分离筛末端跌落后取出,将相关数据传输至计算 机<sup>[10]</sup>。为尽可能保证采集的数据具有代表性,分别 在二级支撑胶轮的正上方沿着分离筛宽度方向的 左、中、右3个不同位置放置碰撞检测球,即3次试 验条件下的碰撞检测球初始位置均与缓冲帘间距一 致。由于土壤的保护作用较弱,试验过程中碰撞检 测球与杆条之间产生的碰撞冲击较大,即碰撞加速 度峰值较大,而每次碰撞产生的速度变化值则相差 不大,故不把速度变化值作为主要影响因素进行分 析。因为采集到的单次碰撞持续时间为毫秒级,碰 撞持续时间极短,即较大的瞬时碰撞加速度发生在 极短的时间内<sup>[5]</sup>,故本文主要以碰撞加速度 G 来分 析低位铺放段的碰撞特征。

样机田间试验选择伤薯率、破皮率、明薯率及纯



(c) 后置缓冲帘

(d) 双重缓冲帘 图 17 低位铺放段缓冲帘布置方式

Fig. 17 Layout form of cushions at low position laying stage

作业时间生产率等作为性能评价指标,检测方法及 各项指标值参考 NY/T 648-2015《马铃薯收获机质 量评价技术规范》[34]规定进行计算。纯作业时间指 的是正常作业的时间,不包括地头转向、停机等时 间。另外,检验低位铺放双重缓冲输送分离装置、松 土限深装置和平土压实装置的稳定性、可靠性以及 各装置的协调配合性能。

#### 3.4 结果分析

#### 3.4.1 台架试验结果与分析

分离筛运行速度和缓冲帘布置方式是影响薯土 分离效率和低位铺放效果的关键。实际收获过程 中,分离筛运行速度的选取要结合土壤类型、收获速 度和收获后的马铃薯的用途等来进行匹配。以前期 碰撞试验为基础,碰撞检测球跌落至缓冲垫上的碰 撞持续时间明显长于与分离筛杆条碰撞接触时,此 时采集到的速度变化值也明显大于与分离筛杆条碰 撞接触时,本文采集的碰撞特征不考虑检测球与缓 冲垫之间的跌落接触。

3.4.1.1 分离筛运行速度

通过变频器设定马铃薯收获机动力输入轴的转 速分别为300、400、500、540 r/min,对应分离筛运行 速度分别为 1.18、1.57、1.96、2.12 m/s。并以前期 初步试验为基础,将双重缓冲帝分别布置在 C 和 E 两个位置研究分离筛运行速度对低位铺放碰撞特征 的影响,其试验结果如表2所示。观察发现,分离筛 运行速度较快时,薯块易在分离筛杆条的带动下产 生"弹跳"现象,速度较慢时则仅产生"翻滚",而"弹 跳"和"翻滚"与采集到的碰撞加速度峰值关系密 切。

由表2可见,对应于分离筛的4个运行速度,最 大碰撞加速度的平均值依次为48.00g、60.22g、 66.90g和73.72g,整体的平均碰撞加速度依次为 33.51 g、39.47 g、44.74 g 和 49.72 g, 故随着分离筛 运行速度增大,每组试验产生的最大碰撞加速度、平

	characteristics at low position laying stage
Tab. 2	Influence of running speed of separation screen or
表:	2 分离筛运行速度对低位铺放碰撞特征的影响

		<b>. .</b>			
分离筛运行	碰撞	每次试验 每次试验		每次试验	
速度/	次数/	最大碰撞	平均碰撞	累积碰撞	
$(m \cdot s^{-1})$	次	加速度/g	加速度/g	加速度/g	
	6	40.36	31.67	190.03	
1.18	6	46.01	30. 58	183.49	
	5	57.63	38.29	191.47	
	3	55.35	35.81	107.43	
1.57	4	62.54	40.13	160.51	
	3	62.78	42.47	127.40	
	5	67.37	43.67	218.35	
1.96	4	65.24	42.76	171.02	
	5	68.09	47.78	238.89	
	4	74.10	50.33	201.32	
2.12	6	73.20	46.58	279.46	
	5	73.85	52.26	261.32	

均碰撞加速度均呈增加趋势,这是由于分离筛运行 速度的增加,使得连续运转的分离筛杆条施加在薯 块上的动能也随之增大所致,因此分离筛运行速度 对薯块在分离筛上的碰撞特征有着显著影响。另 外,分离筛杆条表现为"刚性"材料特征,薯块与杆 条的刚性碰撞冲击进一步加剧了分离筛运行速度对 薯块碰撞特征的影响程度。在低位铺放段,自第1 次碰撞至最后1次碰撞的用时基本维持在0.4~ 0.8 s范围内。分离筛运行速度较快时,低位铺放段 的输送用时相对缩短,反之则相对较长。

由表2还可以看出,对应于分离筛的4个运行 速度,平均碰撞次数依次为 5.67、3.33、4.67、5.00 次,累积碰撞加速度的平均值依次为188.33g、 131.78g、209.42g和247.37g,即当分离筛运行速 度为1.57 m/s时出现拐点,其碰撞次数和累积碰撞 加速度均取得最小值,这是因为分离筛运行速度相 对较低时,由于分离筛杆条的带动作用薯块经缓冲 帝Ⅰ的缓冲减速后在与缓冲帝Ⅱ接触之前翻滚次数 较多,即与杆条之间的接触用时相对较长,薯块与杆 条的直接碰撞导致其碰撞次数和累积碰撞加速度均 比较大;随着分离筛运行速度的增大,薯块经缓冲帘 Ⅰ的缓冲减速后,在较短时间内薯块与缓冲帘Ⅱ相 接触,其大部分能量被缓冲帘吸收,之后又缓慢运行 在分离筛筛面上,因此其碰撞次数和累积碰撞加速 度均较小;随着分离筛运行速度的进一步增大,薯块 与缓冲帘Ⅱ碰撞接触之后,由于缓冲帘的变形和能 量吸收能力受到缓冲帘材质等多因素的限制,仍有 部分未被缓冲吸收的能量作用,使得薯块被缓冲帘 Ⅱ阻挡减速后再次在分离筛筛面上加速翻滚运行, 从而使得碰撞次数和累积碰撞加速度均逐渐增大。 进一步分析,当分离筛运行速度过大时,薯块不仅被 缓冲帘 II 阻挡减速后再次加速翻滚愈加剧烈,甚至 出现弹跳现象,薯块接触到缓冲帘 II 时,二者之间呈 现一种短暂的"半包裹"状态,导致后面的薯块直接 撞击到前面尚未离开缓冲帘 II 的薯块上,即产生 "薯-薯"碰撞现象,从而使得碰撞次数和累积碰撞 加速度进一步加大。另外,由于橡胶齿驱动轴与杆 条之间的"啮合"类似于链传动,即存在"正多边形" 效应,因此分离筛运行速度过大时,其"正多边形" 效应导致施加于杆条上的振动激励明显增大,薯块 再次跌落至杆条时的碰撞冲击也愈加"剧烈"。

制作、安装之后的分离筛杆条间距确定且相等、 运行速度平稳,即由于杆条施加于薯块的振动激励 而产生碰撞加速度峰值相对集中;相反,薯块自身翻 滚产生碰撞接触的随机性较大。因此,随着分离筛 运行速度的增大,3次试验采集的最大碰撞加速度 之间的差值由17.27g逐渐减小至0.25g,其最大碰 撞加速度的分散范围逐渐趋于集中,这与上述分析 的分离筛快速运行时,薯块在低位铺放段与杆条之 间的碰撞冲击以杆条的抛起为主相一致,即较大的 碰撞加速度峰值来自于与杆条的碰撞冲击而并非薯 块的自身翻滚作用。

#### 3.4.1.2 缓冲帘布置方式

缓冲帘布置方式决定着低位铺放段薯块的运动 轨迹、翻滚形式以及减速减损效果。在前期试验基 础上,设定分离筛运行速度为1.57 m/s,对比无缓冲 帘、前置缓冲帘、后置缓冲帘和双重缓冲帘4 种条件 下的碰撞特征,并将无缓冲帘时的试验组记作 N,得 到单层和双重缓冲对低位铺放段碰撞特征的影响分 别如图 18 和图 19 所示。

由图 18 可见,无缓冲帘时,由于薯块存在翻滚 加速过程,3 次试验采集到的最大碰撞加速度的平 均值为 69.28 g,整体的平均碰撞加速度为 41.91 g, 累积碰撞加速度的平均值为 236.58 g,均大于在各 处布置单层缓冲帘时的值,这充分说明单层缓冲帘 的布置在一定程度上有利于减小马铃薯收获机低位 铺放段的最大碰撞加速度和平均碰撞加速度;无缓 冲帘条件下的平均碰撞次数为 5.66 次,明显多于在 A、B、C 和 D 位置布置单层缓冲帘时的碰撞次数,因 此前置单层缓冲帘有利于降低碰撞次数。

单独在 A 位置布置缓冲帘时的平均碰撞次数 为 5 次,最大碰撞加速度的平均值为 58.19 g,累积 碰撞加速度的平均值为 195.50 g,均大于单独在 B、 C、D 位置布置缓冲帘时的值,这是因为缓冲帘布置 位置过于靠前,薯块由于缓冲帘的缓冲降速后会再 次加速,即出现"先减速后加速"现象,且薯块减速







Fig. 19 Effect of double cushions on characteristics at low position laying stage

后的加速行程较大,运行至分离筛的振动输送分离 段与低位铺放输送分离段交接处时,仍将产生弹跳 现象。单独在 B 位置布置缓冲帘时,其最大碰撞加 速度和平均碰撞加速度大于单独在 C、D 位置布置 缓冲帘时的值,但平均碰撞次数和累积碰撞加速度 均取得最小值,即出现拐点,这是因为厚度为 3 mm 的缓冲帘下边缘可穿过分离筛上段的两杆条之间, 缓冲帘的柔性变形可使缓冲帘的下边缘向后延伸, 迫使薯块贴附在分离筛筛面上以加速翻滚的形式为 主,但薯块越过分离筛上段的振动输送分离段与低 位铺放输送分离段交接处后,仍有部分薯块弹跳后 跌落在分离筛杆条上。单独在 C、D 位置布置缓冲 帘时的平均碰撞次数和累积碰撞加速度均大于单独 在 B 位置时的值,这是因为薯块从分离筛上弹跳后 虽然撞击在缓冲帘上,但因为缓冲帘距离分离筛的 振动输送分离段与低位铺放输送分离段交接处较 近,薯块受到缓冲帘缓冲后,尚有较长的加速翻滚过 程。

此外,单独在 E、F 位置布置缓冲帘时,虽然最 大碰撞加速度和平均碰撞加速度与缓冲帘前置时相 差不太明显,但其平均碰撞次数分别为 6 次和 6.33 次,明显大于缓冲帘前置时的值,这是因为在 E 位 置布置缓冲帘时,薯块未经前置缓冲减速作用加速 翻滚撞击在后置缓冲帘上之后,将再次在分离筛筛 面上翻滚,从而使得累积碰撞加速度的平均值达到 196.83 g;缓冲帘布置在 F 处时,在该分离筛运行速 度下的薯块自越过振动输送分离段与低位铺放输送 分离段交接处至与缓冲帘接触时的翻滚行程较长, 多次翻滚连续加速后经后置缓冲帘的缓冲减速向后 输送,虽然最大碰撞加速度和平均碰撞加速度的平 均值小于无缓冲帘时的值,但其碰撞次数的增加导 致累积碰撞加速度达到 229.35 g,这也是薯块产生 弹性和塑性变形的直接原因<sup>[35]</sup>。

综上所述,从碰撞次数和累积碰撞加速度的平均值来看,单独在A、E和F位置处布置缓冲帝与无缓冲帘相比,其缓冲减速、减缓翻滚的效果不明显, 这3种布置方式的缓冲减速、减缓疲劳累积效果较 B、C和D位置处也不够明显,即单层缓冲帘布置位 置过于靠前或过于靠后时其缓冲效果欠佳。

综合分析图 18 和图 19 可以看出,8 种布置方 式的双重缓冲条件下每次试验采集到的最大碰撞加 速度平均值、整体的平均碰撞加速度和累积碰撞加 速度的平均值不仅小于无缓冲帘时的值,而且各种 布置方式均小于单层缓冲时的值,这充分说明双重 缓冲帘 II 布置在 F 处时的碰撞次数和累积碰撞加 速度的平均值分别对应大于布置在 E 处时的值,这 是因为在 F 位置布置缓冲帘 II 时,前置的缓冲帘 I 布置在 4 个位置的任一位置时,均可能导致薯块弹 跳后并未撞击在缓冲帘 II 上,而是直接跌落在分离 筛杆条上。A - F 组的测得数据与无缓冲帘时相差 很小,这是由于两缓冲帘的间距过大、未能发挥双重 缓冲的优势,即薯块在两缓冲帘之间的分离筛杆条 上产生多次翻滚与碰撞接触所致。

D-E 组的平均碰撞次数为 2.33 次.3 次试验 采集到的最大碰撞加速度的平均值为35.74g,整体 的平均碰撞加速度为34.36g,累积碰撞加速度的平 均值为80.93g,其缓冲减损效果明显优于其他双重 缓冲试验组,即在该组布置方式时采集的相关碰撞 特征数据出现拐点,这是因为薯块越过振动输送分 离段与低位铺放输送分离段交接处弹跳后撞击在缓 冲帝 I上,其大部分能量被缓冲帝 I吸收,之后又缓 慢回落至分离筛上,并沿低位铺放输送分离段向后 下方滚落,但刚要加速滚落时,又再次受到缓冲帘Ⅱ 的缓冲减速,即薯块在整个低位铺放输送分离段的 滚落速度均被控制在一定范围内。结合前期试验分 析,单次碰撞加速度较小的振动激励尚不能造成薯 块伤薯或破皮,但是多次重复的振动激励会降低马 铃薯的收获品质,较大的累积碰撞加速度也易导致 破皮率和伤薯率的升高<sup>[5]</sup>。该布置方式条件下的 双重缓冲帘相互配合,可有效避免薯块在分离筛杆 条上的弹跳和高速翻滚,减少了与刚性杆条的碰撞 接触次数,其最大碰撞加速度和累积碰撞加速度也 呈现出较为明显的优势,因此可有效降低薯块的变 形量、应力集中和疲劳累积,并且因最大碰撞加速度 较大而导致碰撞损伤和因疲劳累积而导致切线擦伤 的概率也比较小[36]。所以,当分离筛运行速度为 1.57 m/s 时, D-E 布置方式条件下的双重缓冲既 能满足薯块正常的输送分离需求,又能获得较为理 想的缓冲减损效果。

3.4.2 田间试验结果与分析

为研究样机在不同收获速度条件下低位铺放双 重缓冲段以及整个薯-土分离过程中的碰撞特征和 收获品质之间的关系,在前期台架试验和初步田间 试验的基础上,选取样机收获速度分别为  $v_{s1} =$ 0.88 m/s和  $v_{s2} = 1.16$  m/s,并分别在 D 和 E 两位置 处布置缓冲帘。试验表明:低位铺放双重缓冲输送 分离装置、仿形松土限深装置和平土压实装置的稳 定性良好,工作可靠,各装置之间的协调配合减损性 能较佳。田间测试结果如表 3 所示。

由表3可见,样机的田间试验结果均能满足 NY/T 648—2015《马铃薯收获机质量评价技术规 范》的要求。收获速度较大时,单位时间内相对较 多的薯土混合物被输送至分离筛,土壤对马铃薯的 保护行程相对延长,因此在土壤和双重缓冲帘的共

表 3 田间试验测试结果 Tab. 3 Results of field experiments

						•		
此本	伤薯	率/	破皮	率/	明辜	F率/	纯作业时	时间生产
収获	%		%		%		率/( $hm^2 \cdot h^{-1}$ )	
述度/ ·	评价	测试	评价	测试	评价	测试	评价	测试
(m·s)	指标	结果	指标	结果	指标	结果	指标	结果
0.88	≤1.5	1.03	≤2.0	1.52	≥96	98.8		0.41
1.16	≤1.5	0.84	≤2.0	0.95	≥96	97.1		0.54

同保护作用下,机具的伤薯率和破皮率均小于收获 速度较低时。但是,部分土块在低位铺放双重缓冲 段尚未破碎分离,在一定程度上影响着明薯率的提 高。反之,经土壤分散分离及破碎分离后,薯土混合 物尚未到达低位铺放双重缓冲段已基本完成薯土分 离,低位铺放段的缓冲减损基本不受土块的干扰因 素影响,因此明薯率相对较高。不过,尽管薯块与缓 冲帘的碰撞接触能够实现减速和减损,但由于土壤 对马铃薯的保护行程相对变短,土壤缓冲保护性能 相对减弱,故伤薯率和破皮率相对较高。

综上所述,低位铺放双重缓冲减损结构简单,且 具备较佳的缓冲减损效果。从采集得到的碰撞信息 分析可知,与缓冲筛式低位铺放减损形式相比,在相 同作业速度条件下,由于改进后的样机相当于减少 了1次跌落过程,其低位铺放双重缓冲铺放具有更 好的缓冲减损效果<sup>[10]</sup>,因此能够满足更好的减损需 求。而缓冲筛形式的低位铺放更适宜于粘重土壤条 件下的马铃薯收获,即仅仅依靠振动难以实现较佳 的土块破碎分离和土壤脱附效果。

#### 4 结论

(1)设计的低位铺放双重缓冲马铃薯收获机采用"振动输送分离+双重缓冲减速+低位铺放输送 分离"的薯-土-杂分离形式,兼备振动碎土、双重缓冲、低位铺放和平土压实"定位"铺放等综合优势。

(2)在 D-E 位置双重缓冲帘布置时, 薯块的碰撞加速度峰值、平均值和累积值分别为 35.74 g、
34.36 g和 80.93 g, 具有良好的减轻跌落冲击效果。

(3)田间试验表明,在收获速度为0.88、
1.16 m/s时,纯作业时间生产率分别为0.41、
0.54 hm<sup>2</sup>/h,伤薯率分别为1.03%和0.84%,破皮率分别为1.52%和0.95%,各项性能指标均满足相关标准的要求。

#### 参考文献

 [1] 吕金庆,孙贺,兑瀚,等. 粘重土壤下马铃薯挖掘机分离输送装置改进设计与试验[J/OL]. 农业机械学报,2017, 48(11):146-155.

LÜ Jinqing, SUN He, DUI Han, et al. Design and experiment on conveyor separation device of potato digger under heavy soil

- [2] 孙伟,王虎存,赵武云,等. 残膜回收型全膜覆土垄播马铃薯挖掘机设计与试验[J/OL]. 农业机械学报,2018,49(9):105-114.
   SUN Wei, WANG Hucun, ZHAO Wuyun, et al. Design and experiment of potato digger with waste film recollection for complete film mulching, soil covering and ridge sowing pattern[J/OL]. Transactions of the Chinese Society for Agricultural Machinery, 2018, 49(9): 105 114. http://www.j-csam.org/jcsam/ch/reader/view\_abstract.aspx? flag = 1&file\_no = 20180912&journal\_id = jcsam. DOI:10.6041/j. issn. 1000-1298. 2018. 09.012. (in Chinese)
- [3] 戴飞,赵武云,孙伟,等. 马铃薯收获与气力辅助残膜回收联合作业机设计与试验[J/OL]. 农业机械学报,2017,48(1): 64-72.

DAI Fei, ZHAO Wuyun, SUN Wei, et al. Design and experiment of combined operation machine for potato harvesting and plastic film pneumatic auxiliary collecting [ J/OL ]. Transactions of the Chinese Society for Agricultural Machinery, 2017, 48(1): 64 - 72. http://www.j-csam.org/jcsam/ch/reader/view\_abstract.aspx? flag = 1&file\_no = 20170109&journal\_id = jcsam. DOI:10.6041/j.issn.1000-1298.2017.01.009. (in Chinese)

- [4] 吕金庆,田忠恩,杨颖,等. 4U2A 型双行马铃薯挖掘机的设计与试验[J]. 农业工程学报,2015,31(6):17-24.
   LÜ Jinqing, TIAN Zhong'en, YANG Ying, et al. Design and experimental analysis of 4U2A type double-row potato digger[J].
   Transactions of the CSAE, 2015, 31(6): 17-24. (in Chinese)
- [5] 魏忠彩,李洪文,孙传祝,等. 基于多段分离工艺的马铃薯联合收获机设计与试验[J/OL]. 农业机械学报,2019,50(1): 129-140,112.

WEI Zhongcai, LI Hongwen, SUN Chuanzhu, et al. Design and experiment of potato combined harvester based on multi-stage separation technology[J/OL]. Transactions of the Chinese Society for Agricultural Machinery, 2019, 50(1): 129 - 140, 112. http://www.j-csam.org/jcsam/ch/reader/view\_abstract.aspx? flag = 1&file\_no = 20190114&journal\_id = jcsam. DOI: 10. 6041/j.issn.1000-1298.2019.01.014. (in Chinese)

- [6] 杨然兵,杨红光,尚书旗,等. 拨辊推送式马铃薯收获机设计与试验[J/OL]. 农业机械学报,2016,47(7):119-126.
  YANG Ranbing, YANG Hongguang, SHANG Shuqi, et al. Design and test of poking roller shoving type potato harvester[J/OL]. Transactions of the Chinese Society for Agricultural Machinery, 2016, 47(7): 119-126. http://www.j-csam.org/jcsam/ch/reader/view\_abstract.aspx? flag = 1&file\_no = 20160717&journal\_id = jcsam. DOI: 10.6041/j.issn. 1000-1298. 2016.07.017. (in Chinese)
- [7] 谢胜仕,王春光,邓伟刚,等. 摆动分离筛薯土分离机理分析与参数优化试验[J/OL]. 农业机械学报,2017,48(11):156-164.
   XIE Shengshi, WANG Chunguang, DENG Weigang, et al. Separating mechanism analysis and parameter optimization experiment of swing separation sieve for potato and soil mixture [J/OL]. Transactions of the Chinese Society for Agricultural Machinery, 2017, 48(11):156-164. http://www.j-csam.org/jcsam/ch/reader/view\_abstract.aspx? flag = 1&file\_no = 20171119&journal\_id = jcsam. DOI:10.6041/j. issn. 1000-1298. 2017. 11.019. (in Chinese)
- [8] 刘志深,倪志伟,杨然兵,等.侧向铺放式马铃薯收获机设计与试验[J].青岛农业大学学报(自然科学版),2017, 34(4):299-302.

LIU Zhishen, NI Zhiwei, YANG Ranbing, et al. Design and experiment of side spread type potato harvester [J]. Journal of Qingdao Agricultural University(Natural Science), 2017, 34(4): 299-302. (in Chinese)

- [9] 赵达,王士军,李学强,等. 侧输出马铃薯收获机设计研究[J]. 农机化研究,2016,38(8):101-104.
   ZHAO Da, WANG Shijun, LI Xueqiang, et al. Structural design and dalculation of side output potato harvester[J]. Journal of Agricultural Mechanization Research, 2016, 38(8): 101-104. (in Chinese)
- [10] 魏忠彩,李洪文,苏国粱,等. 缓冲筛式薯杂分离马铃薯收获机研制[J]. 农业工程学报,2019,35(8):1-11.
   WEI Zhongcai, LI Hongwen, SU Guoliang, et al. Development of potato harvester with buffer type potato-impurity separation sieve[J]. Transactions of the CSAE, 2019, 35(8):1-11. (in Chinese)
- [11] 冯斌,孙伟,石林榕,等. 收获期马铃薯块茎碰撞恢复系数测定与影响因素分析[J]. 农业工程学报,2017,33(13):50-57.
   FENG Bin, SUN Wei, SHI Linrong, et al. Determination of restitution coefficient of potato tubers collision in harvest and analysis of its influence factors[J]. Transactions of the CSAE,2017, 33(13): 50-57. (in Chinese)
- [12] 魏忠彩,李学强,孙传祝,等. 马铃薯收获与清选分级机械化伤薯因素分析[J]. 中国农业科技导报,2017,19(8):63-70.
   WEI Zhongcai, LI Xueqiang, SUN Chuanzhu, et al. Analysis of potato mechanical damage in harvesting and cleaning and sorting storage[J]. Journal of Agricultural Science and Technology, 2017, 19(8): 63-70. (in Chinese)
- [13] 徐茂森,龙新平,祝叶,等. 射流式马铃薯输送泵性能试验[J]. 农业工程学报,2016,32(11):48-53.
   XU Maosen, LONG Xinping, ZHU Ye, et al. Performance experiment of jet potato pump[J]. Transactions of the CSAE, 2016, 32(11):48-53. (in Chinese)
- [14] 李涛,周进,徐文艺,等. 4UGS2 型双行甘薯收获机的研制[J]. 农业工程学报,2018,34(11):26-33.
   LI Tao, ZHOU Jin, XU Wenyi, et al. Development of 4UGS2 type double-row sweet potato harvester[J]. Transactions of the CSAE, 2018, 34(11): 26-33. (in Chinese)
- [15] 魏忠彩,李学强,张宇帆,等. 马铃薯全程机械化生产技术与装备研究进展[J]. 农机化研究,2017,39(9):1-6.
   WEI Zhongcai, LI Xueqiang, ZHANG Yufan, et al. Reviews on technology and equipment of potato production[J]. Journal of Agricultural Mechanization Research, 2017, 39(9):1-6. (in Chinese)

- [16] CANNEYT T V, LANGENAKENS J, TIJSKENS E, et al. Characterisation of a potato-shaped instrumented tool to predict mechanical damage to potatoes [C] // 3rd IFAC/CIGR Workshop on Control Applications in Post-Harvest and Processing Technology, Tokyo, 2001.
- [17] NAJI MORDI N AL-DOSARY. Potato harvester performance on tubers damage at the eastern of Saudi Arabia [J]. CIGR Journal, 2016, 18(2): 32-42.
- [18] TVAN C, TIJSKENS E, RAMON H, et al. Characterisation of a potato-shaped instrumented device [J]. Biosystems Engineering, 2003, 86(3): 275-285.
- [19] 吕金庆,尚琴琴,杨颖,等. 马铃薯杀秧机设计优化与试验[J/OL]. 农业机械学报,2016,47(5):106-114.
   LÜ Jinqing, SHANG Qinqin, YANG Ying, et al. Design optimization and experiment on potato haulm cutter [J/OL].
   Transactions of the Chinese Society for Agricultural Machinery, 2016, 47(5): 106 114. http://www.j-csam.org/jcsam/ch/reader/view\_abstract.aspx? flag = 1&file\_no = 20160515&journal\_id = jcsam. DOI: 10.6041/j.issn. 1000-1298.2016.05.
   O15. (in Chinese)
- [20] 吕金庆,田忠恩,吴金娥,等. 4U1Z型振动式马铃薯挖掘机的设计与试验[J].农业工程学报,2015,31(12):39-47. LÜ Jinqing, TIAN Zhong'en, WU Jin'e, et al. Design and experiment on 4U1Z vibrating potato digger[J]. Transactions of the CSAE, 2015, 31(12): 39-47. (in Chinese)
- [21] ZHOU K, JENSEN A L, BOCHTIS D D, et al. Simulation model for the sequential in-field machinery operations in a potato production system[J]. Computers & Electronics in Agriculture, 2015, 116(8): 173-186.
- [22] OPARA U L, PATHARE P B. Bruise damage measurement and analysis of fresh horticultural produce: a review [J]. Postharvest Biology & Technology, 2014, 91(5): 9-24.
- [23] 吕金庆,王鹏榕,刘志峰,等. 马铃薯收获机薯秧分离装置设计与试验[J/OL]. 农业机械学报,2019,50(6):100-109. LÜ Jinqing, WANG Pengrong, LIU Zhifeng, et al. Design and experiment of potato harvester potato stem separation equipment [J/OL]. Transactions of the Chinese Society for Agricultural Machinery, 2019, 50(6): 100-109. http://www.j-csam.org/ jcsam/ch/reader/view\_abstract.aspx? flag = 1&file\_no = 20190611&journal\_id = jcsam. DOI: 10.6041/j.issn. 1000-1298. 2019.06.011. (in Chinese)
- [24] BENTINI M, CAPRARA C, MARTELLI R. Harvesting damage to potato tubers by analysis of impacts recorded with an instrumented sphere[J]. Biosystems Engineering, 2006, 94(1):75-85.
- [25] WEI Zhongcai, LI Hongwen, SUN Chuanzhu, et al. Experiment on the characteristics of dropping collision and harvesting of potatoes[J]. International Agricultural Engineering Journal, 2018, 27(1): 99-111.
- [26] 洪翔,万陈,王军. 一种马铃薯临界损伤跌落高度的测定方法[J]. 包装学报,2012,4(3):30-33.
   HONG Xiang, WAN Chen, WANG Jun. A method to determine the critical damage dropping height of potato [J]. Packaging Journal, 2012, 4(3): 30-33. (in Chinese)
- [27] 陈红,尹伊君,潘海兵,等. 宽皮柑橘机械损伤致损因素分析及缓冲减损防护措施[J]. 农业工程学报,2018,34(1):258-266.
   CHEN Hong, YIN Yijun, PAN Haibing, et al. Loss factor analysis of mechanical damage and cushioning protection measure for citrus reticulate blanco[J]. Transactions of the CSAE, 2018, 34(1): 258-266. (in Chinese)
- [28] 中国农业机械化科学研究院.农业机械设计手册[M].北京:中国农业技术出版社,2007.
- [29] 贾洪雷,王文君,庄健,等. 仿形弹性镇压辊设计与试验[J/OL]. 农业机械学报,2015,46(6):28-34,83. JIA Honglei, WANG Wenjun, ZHUANG Jian, et al. Design and experiment of profiling elastic press roller [J/OL]. Transactions of the Chinese Society for Agricultural Machinery, 2015, 46(6): 28-34, 83. http://www.j-csam.org/jcsam/ ch/reader/view\_abstract.aspx? flag = 1&file\_no = 20150605&journal\_id = jcsam. DOI:10.6041/j.issn.1000-1298.2015.06. 005. (in Chinese)
- [30] 贾洪雷,郭慧,郭明卓,等. 行间耕播机弹性可覆土镇压轮性能有限元仿真分析及试验[J]. 农业工程学报,2015, 31(21):9-16.

JIA Honglei, GUO Hui, GUO Mingzhuo, et al. Finite element analysis of performance on elastic press wheel of row sowing plow machine for covering with soil and its experiment [J]. Transactions of the CSAE, 2015, 31(21): 9 - 16. (in Chinese)

- [31] 吴俊,汤庆,袁文胜,等. 油菜毯状苗移栽机开沟镇压部件设计与参数优化[J]. 农业工程学报,2016,32(21):46-53.
   WU Jun, TANG Qing, YUAN Wensheng, et al. Design and parameter optimization of ditching and compacting parts of rapeseed carpet seedling transplanter[J]. Transactions of the CSAE, 2016, 32(21): 46-53. (in Chinese)
- [32] 郭慧,陈志,贾洪雷,等. 锥形轮体结构的覆土镇压器设计与试验[J]. 农业工程学报,2017,33(12):56-65.
   GUO Hui, CHEN Zhi, JIA Honglei, et al. Design and experiment of soil-covering and soil-compacting device with cone-shaped structure of wheel[J]. Transactions of the CSAE, 2017, 33(12): 56-65. (in Chinese)
- [33] 罗红旗,高焕文. 免耕播种机组合镇压器设计研究[J]. 北京工商大学学报(自然科学版),2008,26(3):21-24.
   LUO Hongqi, GAO Huanwen. Study on combined press for permanent raised beds planter[J]. Journal of Beijing Technology and Business University(Natural Science Edition), 2008, 26(3):21-24. (in Chinese)
- [34] NY/T 648—2015 马铃薯收获机质量评价技术规范[S]. 2015.
- [35] LOPEZ-MAESTRESLAS A, KERESZTES J C, GOODARZI M, et al. Non-destructive detection of blackspot in potatoes by Vis-NIR and SWIR hyperspectral imaging[J]. Food Control, 2016, 70(12): 229 - 241.
- [36] XU Rui, TAKEDA F, KREWER G, et al. Measure of mechanical impacts in commercial blueberry packing lines and potential damage to blueberry fruit[J]. Postharvest Biology & Technology, 2015, 110: 103 - 113.