2. 3 新機構動作

ステップ1：指定部数カウント後コンベア①を低速（初期速度の75%以下）、コンベア②を高速（初期速度の125%以上）にそれぞれ変速させる。

ステップ2：アームの横移動をコンベア②と同じ速度あるいはそれ以上で横移動を開始し、クランプを行う。

ステップ3：押さえローラーはコンベア①と同じ速度で減速する。

Table.1に通常時と仕分け時におけるピッチの変化 K_p を示す。

Table.1 Variation of pitch (mm)

	通常時	仕分け時
入口コンベア	40	40
コンベア①	40	25
押さえローラー	40	25
コンベア②	40	50
アーム	0	58

なお、ベルトコンベアの速度 V_b (m/min) は式(1)に示す。

$$V_p = \frac{N_R * K_p}{1000} \quad (1)$$

ここで、 N_R : 輪転機の回転数 (rpm), K_b : 刷本のピッチ (mm)

3. 新機構の検討

3. 1 問題点の把握

開発した新機構を、高速度ビデオカメラにより動作確認をした結果いくつかの問題点が把握できた。動作のタイミングは以下のように、指定部数のカウントアップとともにベルトコンベアの可変速、アームの移動、さらにクランプ挙動が同時に起動する。しかし、クランプの動作にはエアシリンダーを用いているため、クランプ開始から完了までの時間が一定であるのに対して、刷本の移動距離は輪転機の回転数に応じて変化する。そのため輪転機の回転数が変化した場合クランプ位置に大きな誤差を生ずる原因が明らかになった。

また、仕分け時にクランプされた刷本が引き抜かれるとき次の刷本が同時に引き抜かれるのを防ぐために設置した押さえローラーであるが、刷本の腹のプレス機能も考えた設計をしたので、折りの多い刷本の通過が困難となっている。

3. 2 動作改善の検討

①仕掛け準備対策

指定部数に達する前ですべてのコンベアの速度を減速させる方式を考案した。これは速度変化によるピッチの変化の緩和と仕分け時により大きい隙間を作るのが目的である。また、アームの待機位置を輪転機の回転数に対応させて移動することも併用した。

②アーム横移動開始

指定部数をカウントした後、アームを移動開始させベルトコンベアと等速に動かす。

③クランプ開始

ベルトコンベアとアームとが等速になった後クランプを開始する。

④各部の速度変化

クランプ完了後ベルトコンベア、アーム、押さえローラーそれぞれ変速する。

Table.2にそれぞれの状態でのピッチの変化を示す。

Table.2 Variation of pitch after improvement (mm)

	通常時	仕分け準備	仕分け時
入口コンベア	40	30	30
コンベア①	40	30	20
押さえローラー	40	30	20
コンベア②	40	30	80
アーム	0	0	80

また、押さえローラーについては、押さえのみの単機能とした。改良後の仕分け装置をFig.3に示す。

Fig.3 The developed apparatus for dividing booklets

この機構を用いて輪転機の回転数設定を200~1200rpmまで変化させ仕分けを行ったところ、この範囲内では指定部数の仕分けが可能となり、冊子搬送精度の向上が図れたことが確認できた。

4. 結言

本研究で開発した仕分け装置は輪転機の回転数が200~1200rpmの範囲内で高精度な仕分けが実現でき、高速・高精度な仕分けを行う上で有用であることが確認できた。

しかし、さらなる高速化や刷本の違い、輪転機の回転数の変化によるクランプの位置の最適化が今後の課題として見出されたことから、今後品質工学を用いた検討をする予定である。

参考文献

- 1) 環境省編集：環境白書（平成16年度）、（株）ぎょうせい、2004