Прищепов М.А., д.т.н., профессор, Прищепова Е.М., к.т.н., доцент УО «Белорусский государственный аграрный технический университет», Минск, Республика Беларусь ОПРЕДЕЛЕНИЕ ОПТИМАЛЬНОГО ПЕРЕДАТОЧНОГО ЧИСЛА МЕХАНИЧЕСКОЙ ПЕРЕДАЧИ МЕЖДУ АСИНХРОННЫМИ ДВИГАТЕЛЯМИ И ВАЛЬЦАМИ ПЛЮЩИЛКИ-ИЗМЕЛЬЧИТЕЛЯ ФУРАЖНОГО ЗЕРНА

Область основной работы электропривода (ЭП) вальцовой плющилки-измельчителя фуражного зерна для кинематической схемы с индивидуальным частотно-регулируемым асинхронным электроприводом (ЧРАЭП) каждого вальца лежит в первом квадранте механической характеристики вальцов при плющении и первом, третьем квадрантах при измельчении зерна. При этом длительный режим работы ЭП вальцов ограничен минимальной $\omega_{\text{эп.мин}}$ и максимальной $\omega_{\text{эп.макс}}$ угловыми скоростями вальцов при плющении и измельчении зерна и интервалом изменения момента полезной нагрузки в длительном режиме от минимального момента сопротивления $M_{\text{с.мин}}$ вальца при плющении зерна и до максимального момента сопротивления $M_{\text{с.макс}}$ вальца при измельчении зерна.

Кратковременный режим работы ограничен максимальной угловой скоростью ЭП $\omega_{\scriptscriptstyle{\rm ЭП.Макс}}$ и значениями момента холостого хода $M_{\scriptscriptstyle{\rm XX}}$ вхолостую вращающихся вальцов и максимального момента ЭП $M_{\scriptscriptstyle{\rm C.Makc}}$ обусловленного колебаниями нагрузки в длительном режиме при плющении и измельчении зерна.

Учитывая, что ЭП вальцовой плющилки-измельчителя зерна независимо от технологического режима, плющения или измельчения, работает, как правило, в длительном режиме с переменной нагрузкой, то в приводе целесообразно использовать АД общепромышленной серии для продолжительного режима работы S1, как обеспечивающих наилучшее выполнение возлагаемых на них функций. Их паспортные или номинальные данные должны быть близки к расчетным, а конструктивное исполнение должно соответствовать способу его размещения и условиям окружающей среды. Основным элементом любого ЭП является двигатель, а его паспортные данные определяют выбор других элементов – преобразователей, коммута-

ционной аппаратуры, элементов защиты. По этой причине расчету мощности и выбору двигателя уделяется основное внимание.

Задача выбора состоит в поиске такого двигателя, который будет обеспечивать заданный технологический цикл плющилки-измельчителя, иметь конструкцию, соответствующую условиям эксплуатации и компоновки с рабочей машиной, а его нагрев при этом не должен превышать нормативный (допустимый) уровень.

Выбор двигателя недостаточной мощности может привести к нарушению заданного технологического цикла и снижению производительности РМ. Происходящие при этом его повышенный нагрев и ускоренное старение изоляции определяют преждевременный выход самого двигателя из строя, остановку плющилки-измельчителя и соответствующие экономические потери.

Недопустимым является также использование двигателей завышенной мощности, так как при этом, имея повышенную первоначальную стоимость, ЭП работает с низким КПД и коэффициентом мощности. Таким образом, обоснованный выбор ЭД во многом определяет технико-экономические показатели работы плющилкиизмельчителя зерна.

Для обоснованного выбора мощности ЭД скоростные и нагрузочные диаграммы вальцов должны быть приведены к валу двигателя.

При неизвестном передаточном числе і передачи между двигателями и вальцами его оптимальное значение можно определить по одному из критериев [1], например, по быстродействию, минимуму габаритов двигателя, минимуму габаритов системы «двигательпередача», минимуму потерь энергии за цикл и т.п. При выборе критерия необходимо учитывать, что запуск плющилки-измельчителя практически всегда будет производиться без нагрузки.

Определение оптимального передаточного числа ЭП вальцов плющилки-измельчителя наиболее целесообразно производить из критерия наилучшего совпадения приведенного к валу двигателя эквивалентного статического момента нагрузки вальцов с допустимым моментом на валу ЭД в области его длительной работы без снижения допустимого момента за счет ухудшения охлаждения и ослабления потока при номинальном токе двигателя (рисунок 1).

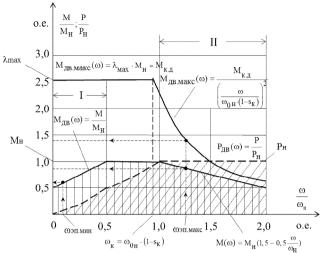


Рисунок 1 — Зависимость допустимых момента $M_{\text{дв}}(\omega)$ и мощности $P_{\text{дв}}(\omega)$ нагрузки на валу электродвигателя в области его длительной работы и максимального момента двигателя $M_{\text{дв.макс}}(\omega)$ в области кратковременной работы, где I — зона снижения тока и момента нагрузки двигателя M за счет ухудшения его охлаждения; II — зона снижения момента нагрузки M за счет ослабления потока возбуждения при номинальном токе двигателя; || I || - область длительной работы электродвигателя по допустимому моменту нагрузки $M_{\text{дв}}(\omega)$; || I || - область длительной работы электродвигателя по допустимой мощности нагрузки $P_{\text{дв}}(\omega)$; || I || - общая область длительной работы электродвигателя по допустимому моменту $M_{\text{дв}}(\omega)$ и мощности $P_{\text{пв}}(\omega)$ нагрузки.

Обоснование границ областей длительной и кратковременной работы АД производилось на основании анализа исследований, имеющихся в опубликованных работах [1, 2, 3, 4, 5, 6], а также на основании анализа полученных расчетным путем статических механических и электромеханических характеристик АД при частоте напряжения питания обмоток статора выше номинальной по методике, приведенной в работе [7].

В регулируемом ЭП при отклонении скорости двигателя от номинальной в сторону уменьшения изменение теплоотдачи оценивается коэффициентом ухудшения теплоотдачи β_{ox} , равным

$$\beta_{0x} = \beta_0 + \left(1 - \beta_0\right) \left(\frac{\omega}{\omega_u}\right)^x, \tag{1}$$

где β_0 — коэффициент ухудшения теплоотдачи для неподвижных АД (для закрытого самовентилируемого электродвигателя со степенью защиты IP44 β_0 =0,45–0,55); ω — текущая угловая скорость электродвигателя, рад/с; $\omega_{\rm H}$ — номинальная угловая скорость электродвигателя, рад/с; x — показатель степени относительной скорости двигателя.

При этом для закрытого самовентилируемого АД со степенью защиты IP44 при ω =0 β_{0x} = β_0 =0,5, а при ω =0,5 ω _н коэффициент ухудшения теплоотдачи β_{0x} можно приближенно считать равным единице, что совпадает с его принятым значением в работе [3].

При регулировании скорости АД выше номинальной верхнюю границу области кратковременной работы двигателя, т.е. максимальный момент двигателя $M_{\text{дв.макс}}(\omega)$ по аналогии с работой [3], принимая за базовую угловую скорость номинальную угловую скорость двигателя, можно описать выражением:

$$M_{\text{\tiny AB.MAKC}}(\omega) = \frac{M_{\text{\tiny K.A}}}{\left(\omega / \omega_{\text{\tiny OH}} \cdot (1 - s_{\text{\tiny K}})\right)^2},$$
 (2)

где $M_{\kappa, J}$ — относительный критический момент в двигательном режиме, о.е.; s_{κ} — критическое скольжение двигателя, о.е.; $\omega_{0 H}$ — синхронная угловая скорость магнитного поля статора при номинальной частоте питающего напряжения, рад/с.

Это выражение хорошо согласуется с полученными данными по расчетным механическим характеристикам согласно приведенной в работе [7] методике для двигателей серии АИР.

Квадратичную зависимость момента от соотношения скоростей можно обосновать, если учесть, что жесткость механических характеристик АД при частотном регулировании скорости на рабочем участке практически неизменна, а скольжение s<<1, то $\frac{1}{1-s_{\nu}} \approx \frac{1-s}{1-s_{\nu}}.$

Тогда выражение (2) преобразуется следующим образом:

$$M_{\text{\tiny MB.MAKC}}(\omega) = \frac{M_{\text{\tiny K.A}}}{\left(\frac{\omega}{\omega_{\text{\tiny OH}} \cdot (1-s_{\text{\tiny K}})}\right)^2} = \frac{M_{\text{\tiny K.A}}}{\left(\frac{\omega_{\text{\tiny 0}}(1-s)}{\omega_{\text{\tiny OH}} \cdot (1-s_{\text{\tiny K}})}\right)^2} \approx \frac{M_{\text{\tiny K.A}}}{\left(\frac{\omega_{\text{\tiny 0}}}{\omega_{\text{\tiny OH}}}\right)^2} = \frac{M_{\text{\tiny K.A}}}{\left(\frac{f_1}{f_{\text{\tiny H}}}\right)^2} = \frac{M_{\text{\tiny K.A}}}{\left(\alpha\right)^2}, \quad (3)$$

где α – относительная частота напряжения питания статора, о.е.; $f_{\scriptscriptstyle H},\,f_{\scriptscriptstyle 1}$ – номинальная и текущая частота напряжения питания статора,

 Γ ц; ω_0 — синхронная угловая скорость магнитного поля статора при текущей частоте напряжения питания статора f_1 , рад/с; s — скольжение ротора при угловой скорости ω , o.e.

Обоснованность вывода приведенного выражения объясняется тем, что при частотном регулировании скорости АД жесткость механических характеристик на их рабочих участках практически неменяется и соответственно отношение $\frac{1-s}{1-s_\kappa} \approx 1,1...1,15 \approx \text{const}$ и незначительно отличается от единицы.

Верхнюю границу длительно допустимых моментов по условиям допустимого нагрева при двукратном превышении номинальной угловой скорости (рисунок 1) можно описать выражением

$$M_{_{AB}}(\omega) = M_{_{H}}\left(1,5-0,5\frac{\omega}{\omega_{_{H}}}\right)$$
 (4)

Зная зависимости допустимого момента нагрузки $M_{дв}(\omega)$ на валу ЭД в области его длительной работы и максимального момента двигателя $M_{дв.макс}(\omega)$ в области кратковременной работы в относительных единицах, в сравнении с номинальными моментом M_{H} и угловой скоростью ω_{H} двигателя, а также зная эквивалентный статический момент нагрузки M_{c} и диапазон регулирования угловой скорости ($\omega_{\mathfrak{I}\Pi.мин...}\omega_{\mathfrak{I}\Pi.макc}$) вальцов необходимо предварительно определиться с мощностью нагрузки вальцов, а затем с номинальной мощностью и угловой скоростью двигателя и передаточным числом і передачи между двигателем и вальцами. При этом во всем диапазоне регулирования скорости приведенный к валу двигателя эквивалентный статический момент нагрузки вальцов $M_{c}/\mathrm{i}\eta_{H}$ должен быть меньше или равен допустимому моменту двигателя $M_{дв}(\omega)$.

Выводы

1. Из рисунка 1 очевидно, что наилучшим образом, одновременно, по допустимому и максимальному моменту АД используются в диапазоне скоростей $(0,5-1,0)\omega_{\rm H}$, несколько хуже по максимальному — АД в диапазоне $(1,0-1,5)\omega_{\rm H}$. Следовательно, зная диапазон регулирования угловой скорости $(\omega_{\rm эп.мин}-\omega_{\rm эп.макс})$ и эквивалентный статический момент нагрузки $M_{\rm c}$ вальцов с учетом этого обстоятельства определяется значение передаточного числа і механической передачи между АД и вальцами, обеспечивающее

работу АД в общей области его длительной работы по допустимому моменту $M_{\text{дв}}(\omega)$ и мощности $P_{\text{дв}}(\omega)$ нагрузки (рисунок 1).

2. Двузонное регулирование скорости АД наиболее эффективно использовать, когда момент нагрузки M_c уменьшается на верхних скоростях заданного диапазона регулирования скорости PO.

Список использованных источников

- 1. Фираго, Б.И. Теория электропривода: учебное пособие / Б.И. Фираго, Л.Б. Павлячик. Мн. : Техноперспектива, 2004. 527 с.
- 2. Драчев, Г.И. Теория электропривода: учебное пособие / Г.И. Драчев. Челябинск : Изд-во ЮУрГУ, 2005. Часть 1. 209 с.
- 3. Мальцева, О.П. Системы управления электроприводов : учебное пособие / О.П. Мальцева, Л.С. Удут, Н.В. Кояин. Томск : Издательство Томского политехнического университета, 2007. 82 с.
- 4. Вольдек, А.И. Электрические машины / А.И. Вольдек. Л. : Энергия, 1978. 832 с.
- 5. Иванов-Смоленский, А.В. Электрические машины / А.В. Иванов-Смоленский. М.: Энергия, 1980. 928 с.
- 6. Фираго, Б.И. Регулируемые электроприводы переменного тока / Б.И. Фираго, Л.Б. Павлячик. Мн. : Техноперспектива, 2006. 363 с.

Селюк Ю.Н.

УО «Белорусский государственный аграрный технический университет», Минск, Республика Беларусь СОВЕРШЕНСТВОВАНИЕ ОРГАНИЗАЦИИ ТЕХНИЧЕСКОГО ОБСЛУЖИВАНИЯ ЭЛЕКТРООБОРУДОВАНИЯ ПРЕДПРИЯТИЙ АПК

В начальный период разработки и применения сельскохозяйственного электрооборудования его ТО, как правило, не проводилось, а все восстановительные работы выполнялись