2 EZ形歯車減速機

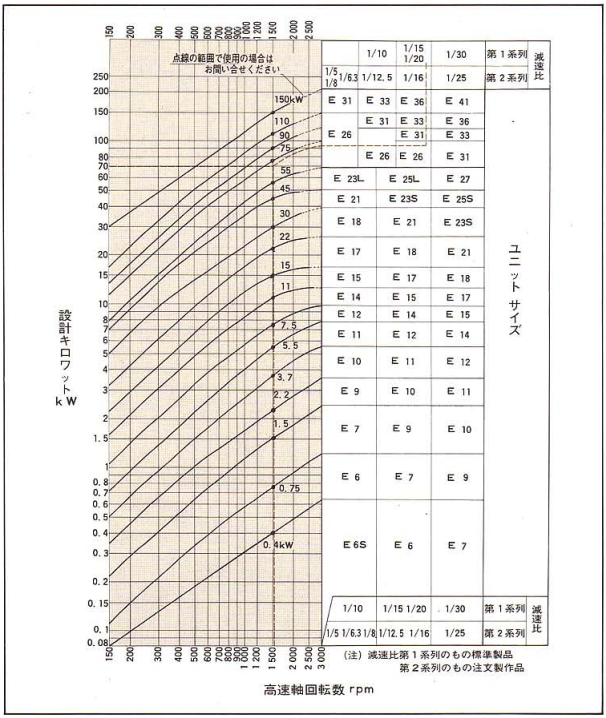
負荷状態の異なった各種産業機械に，定常荷重条件で設計された標準減速機を使用するには，被動機により異なる種々の荷重条件を考慮した，すなわち定常的荷重条件に換算した設計kWをもって，ユニットサイズを選定する必要があります。

原動機および被動機の種類により設計kWを求め，高速軸回転数と減速比から表3により，ユニットサイズを選定してください。

設計kW＝所要動力(kW)×被動機係数

被動機係数　　表4および表5

表3　ユニットサイズ選定表



選定例

1. ベルトコンベヤ用
   原動機　モータ75kW
   1 500rpm
   所要動力　70kW
   軸回転数　高速軸1 500rpm
   (モータ直結)
   低速軸　75rpm
   減速比　75/1 500＝1/20
   使用時間　8h/dayのとき

   被動機係数＝1 (表5よりU / 表4より1)

   設計kW＝70×1＝70kW
   設計70kWと高速軸1 500rpmの交点のユニットサイズ範囲を右にたどり，減速比1/20と交わった所から，ユニットサイズE26となる。

2. バケットエレベータ(重荷重)用
   原動機　モータ30kW
   1 200rpm
   所要動力　高速軸1 200rpm
   (モータ直結)
   低速軸　40rpm
   減速比　40/1 200＝1/30
   使用時間　24h/dayのとき

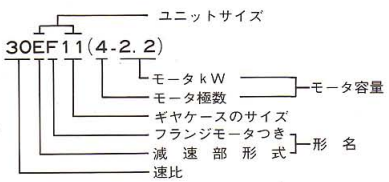
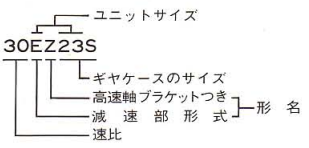
   被動機係数＝1.5 (表5よりM / 表4より1.5)

   設計kW＝24×1.5＝36kW
   例1　と同様にして
   ユニットサイズE25Sとなる。

3 形式表示

減速比・ユニットサイズ・モータ容量(EFのとき)により，つぎのように示します。

EF形ギヤードモータ——品名



EZ形歯車減速機——品名